ВИЛАНУРЬЕВ

СПРАВОЧНИК КОНСТРУКТОРА-МАШИНО• СТРОИТЕЛЯ

10M | 1 | 3

СПРАВОЧНИК КОНСТРУКТОРА-МАШИНОСТРОИТЕЛЯ

B TPEX TOMAX

СПРАВОЧНИК КОНСТРУКТОРА-МАШИНОСТРОИТЕЛЯ

TOM

Издание 8-е, переработанное и дополненное

Под редакцией И.Н. Жестковой

ББК 34.42я2 A73 УДК 621.001.66 (035)

Анурьев В. И.

А73 Справочник конструктора-машиностроителя: В 3 т. Т. 3. – 8-е изд., перераб. и доп. Под ред. И. Н. Жестковой. – М.: Машиностроение, 2001. – 864 с.: ил.

ISBN 5-217-02965-X

В третьем томе приведены справочные сведения по расчету и конструированню неразъемных соединений, пружин, уплотнительных устройств, трубопроводов и арматуры, смазочных, гидравлических и пневматических устройств. Рассмотрены смазочные матерналы, приборы, встраиваемые в оборудование, редукторы, моторредукторы, электродвигатели.

Восьмое издание (7-е изд. 1992 г.) переработано в соответствии с новыми ГОСТами и нормативно-технической документацией, дополнено сведениями по сварке пластмасс, пленок, клеевых соединений, новыми сведениями по редукторам и электродвигателям.

Для инженеров и техников-конструкторов.

ББК 34.42.я2

ISBN 5-217-02965-X (T. 3)

ISBN 5-217-02962-5

- © Издательство «Машиностроение», 1992
- © Издательство «Машиностроение», 1999, с изменениями и дополнениями
- © Издательство «Машиностроение», 2001, с изменениями и дополнениями

ОГЛАВЛЕНИЕ

Глава 1. Неразъемные соединения	9	Оловянно-свинцовые припои
Заклепочные соединения	9	Серебряные припои 1
Заклепки классов точности В и С	9	Медно-цинковые припои
Заклепки повышенной точности	12	Разные припои
Основные параметры заклепочных соединений	18	Основные типы и параметры пая- ных соединений l
Расчет заклепочных соединений Пустотелые и полупустотелые за-	18	Пределы прочности на срез паяных соединений
клепки	18 24	Допускаемые напряжения в паяных соединениях 1
Сварные соединения		Клесвые соединения 1
Свариваемость сталей Электроды	24 24	Конструирование клеевых сосдинений
Сварочные материалы и рекомен- дуемые электроды	26	Расчет клеевых соединений 1
Требования к сварке	28	Dicop Rich
Стальные сварные соединения	29	Action (1) to start 110 to 1111 to 1111
Сварные соединения из алюминия и алюминиевых сплавов	48	Глава II. Пружины I Винтовые цилиндрические пружины
Сварные соединения трубопроводов	80	сжатия и растяжения 1
Сварные соединення из пластмасс	105	Классы и разряды пружин 1
Сварные соединения из полиэтн- лена, полипропилена и винипласта Сварные соединения трубопрово-	106	Материалы для пружин 1 Расчет пружин 1
дов из пластмасс	117	Примеры определения размеров пружин и формулы для провероч-
Сварные соединения из пленок Технологичность сварных конст-	128	ных расчетов жесткости и напряжений
рукций	136	Параметры пружин
Условные изображения и обозначения швов сварных соединений	141	Конструкция пружин 2 Длина пружин сжатия 2
Расчет прочности сварных соедине- ний	146	Пружины кручения из круглой проволоки
Допускаемые напряжения для сварных швов	149	Пластинчатые пружины изгиба 2 плоские спиральные пружины 2
Примеры расчета прочности свар-		Тарельчатые пружины 2
ных соединений	150	Методика определения параметров
Паяные соединения Припои	151 151	тарельчатых пружин
p	_	Пополнительные источники 2

Глава III. Уплотнительные уст-		Бесшовные горячедеформирован-	
ройства	271	ные трубы из коррозионно-стойкой	
Уплотнения неподвижных соединений .	271	стали	374
Уплотнения для труб и резьбовых		Бесщовные холодно- и теплоде-	
соединений	271	формированные трубы из коррози-	
Резиновые уплотнительные кольца		онно-стойкой стали	375
круглого сечения для гидравличе-		Медные трубы	376
ских и пневматических устройств	273	Латунные трубы	378
Технические требования к кольцам	280	Бронзовые прессованные трубы	379
Посадочные места для радиаль-	-0.0	Бесшовные горячекатаные трубы из	
ных уплотнений радиаль-	284	сплавов на основе титана	380
-	204	Трубы из титанового сплава ВТ1-0	382
Посадочные места для торцовых	292	Трубы из титанового сплава марок	-0,-
уплотнений	232	ОТ4 и ОТ4-1	382
Посадочные места для уплотне-	207		51,72
ний по конусной фаске	297	Катаные и тянутые трубы из алю-	707
Посадочные места для уплотне-	200	миния и алюминиевых сплавов	383
ний резьбовых соединений	298	Прессованные трубы из алюминия	204
Уплотнения подвижных сосдинений.	300	и алюминиевых сплавов	384
Сальниковые войлочные уплотнения	301	Напорные трубы из подиэтилена	386
Канавочные уплотнения	304	Резиновые технические трубки	390
Лабиринтные уплотнения	305	Рукава	393
Зашитные пайбы	305	Резиновые напорные рукава с тек-	
Маслооткачивающие канавки	306	стильным каркасом	39 3
Маслоотражательные кольца и ка-	202	Гибкие металлические герметичные	
навки	307	рукава с подвижным швом	398
Комбинированные уплотнения	308	Рукава резиновые высокого давле-	
	200	ния с металлическими оплетками	
Резиповые армированные манжеты	308	неармированные	399
для валов	200	Соединения трубопроводов	403
Полиямидные шевронные много-		Соединительные стальные части	-
рядные уплотнения для гидравличе-	315	трубопроводов	403
ских уетройств	313	Соединительные части из ковкого	
Манжеты уплотнительные резино-	232	чугуна для трубопроводов	404
вые для гидравлических устройств	322	Соединительные части (фитинги)	.57
Резиновые уплотнительные манже-	2.42	для гидроприводов	409
ты для пневматических устройств	342		100
Резиновые уплотнительные кольца		Соединения тонкостенных труб с	412
прямоугольного сечения для гид-		развальцовкой	412
равлических устройств	352	Соединения стальных труб шаровые	422
Резиповые шнуры круглого и пря-		дът номинального давления до 20 МПа	433
моугольного сечений	3 5 6	Соединительные части для поли-	150
Сальниковые устройства	359	этиленовых трубопроводов	452
Резиновые уплотнительные манже-		Соединения для рукавов и шлангов	457
ты (воротники) для гидравлических		Фланцевые сосдинения	474
устройств	359	Скобы для крепления трубопрово-	_
Дополнительные источники	364	дов вод	476
		Дополнительные источники	480
Глава IV Трубопроводы и соеди-	24.5		
пения	365	Глава V. Трубопровоная арматура	48I
Обшие сведения	365	Муфтовые концы с трубной цилинд-	
Внутренний диаметр трубопровода	365	рической резьбой	481
Монтаж трубопроводов	365	Краны	481
Радиусы изгиба труб	368	Конусные натяжные муфтовые да-	
Трубы	369	тунные краны на <i>p</i> _y ≈ 1,6 МПа	481
Стальные водогазопроводные трубы	369	Конусные трехходовые сальниковые	
Стальные бесшовные холодноде-	371	чугунные краны на $p_y \approx 0.6$ МПа	482
Формированные трубы	371	Пробковые проходные сальниковые флан-	
Стальные бесшовные горячедефор-	372	цевые латунные краны на д ≈ ГМПа.	483
мированные трубы	كالان	assets har jumble apartial the hyar title.	

Пробковые проходные натяжные	Однопоршневые смазочные насосы	
чугунные краны для газопроводов	484 с механическим приводом	53
Пробко-спускные сальниковые ла-	Шиберные насосы	53.
тупные краны на <i>р</i> у ≈ 1 МПа	484 Пестеренные насосы	531
Вентили	486 Маслоуказатели	54
Запорные муфтовые и флагшевые вен-	486 Смазка узлов конструкций	54.
тили из серого чугуна на $p_y \approx 1,6$ МПа	Смазка зубчатых и червячных пере-	
Запорные из ковкого чугуна венти-	487 дач	54
ли на р, ≈ 1,6 МПа	Смазка цепных передач	54
Запорные сильфонные стальные	489 Смазка подшилников	55
вентили на $p_p \approx 1$ МПа	Примеры смазочных устройств	55
Запорные прямоточные вентили из кор-	491 Диаметры и уклоны маслопроводов	55
розионно-стойкой стали на ру≈ 1.6 МПа	Дополнительные источники	55
Запорные муфтовые датунные вен-	191	
тили на p _y ≈ 1,0 МПа и 1,6 МПа	т лава VII. гидравлические и	
Клапаны	пневматические устройства	55
Обратные приемные с сеткой фланце-	495 Общие сведения	55
вые чугунные клапаны на $p_y \approx 0.25 \text{ M}$ Па	Основиые параметры гидравличе-	
Обратные подъемные муфтовые ла-	496 ских и пневматических цилиндров	
тунные кдапаны на <i>p</i> _y ≈ 1,6 МПа	и апларатуры	55
Предохранительные пружинные пол-	Условные проходы	55
ноподъемные фланцевые стальные	497 Давления условные, пробные и ра-	JJ
клапаны на р _у ≈ 1.6 МПа и 4 МПа	499 бочие для арматуры и соединитель-	
Дополнительные источники	ных частей трубопроводов	55
Глава VI. Смазочные материалы и	Расход жидкости или сжатого воз-	
устройства	500 духа	55
Масла и смазки для оборудования и	Гидравлические устройства	55
мсханизмов	500 Фильтры	55
Жидкие смазки	500 Предохранительные гидроклапаны	
Пластичные смазки	502 на р _{ном} до 32 МПа	56
Смазочные устройства	504 Гидроцилиндры для станочных	
Смазочные устройства для жидкой	приспособлений	57
смазки	504 Гидравлические цилиндры	59
Смазочные устройства для густой	Пиевматинсские устройства	59
смазки	Trafavores v Rouss	59
Продольные и кольцевые канавки	508 Греоования к конструкции Воздухосборники для воздушных	٠,
Масленки для смазочных масел и		
пластичных материалов	ACONT REMAIN MARIEMANIA	59
Смазочные станции	310	"כ
Смазочные многоотводные станции	Обратные пневмоклапаны на $p_{\text{ном}} = -1$ МПо	59
для жидкой смазки на $p_{\text{ном}} = 10 \text{ M}\Pi a$	$= 1 \text{ M}\Pi \text{a}$	37
Смазочные ручные двухмагистраль-	Пневмоклапаны редукционные на	εc
ные станции	519 давление $p_{\text{ном}} = 1 \text{ МПа}$	59
Станции смазки типа И-ЦСЭ	520 Маслораспылитель типа В44-2	60
Двухмагистральные станции цен-	Краны управления тила В71-2	60
трализованной смазки	522 Кран последовательного включения	
Маслораспределители	525 типа В71-33	60
Дроссельные смазочные блоки	525 Встраиваемые пневмоцилиндры для	
Клапаны	529 станочных приспособлений,	6(
Предохранительные шариковые	Вращающиеся пневмоцилиндры с	
концевые клапаны	529 воздухоподводящей муфтой	61
Предохранительные смазочные	Пневмоцилиндры на давление 1 МПа.	64
клапаны	529 Пневмоцилиндры на давление до	
Индивидуальная непрерывная смазка	1 МПа	64
под давтением	531 Лополнительные источники	6:

Глава VIII. Редукторы и мотор- редукторы (О. П Леликов)	655	Глава IX. Электродвигатели. Асин- хронные двигатели общего назначения
Общие сведения	655	(О. П. Леликов)
Классификация	655	Общие технические условия
Конструктивные исполнения по	033	Номинальные данные и рабочие ха-
способу монтажа	658	рактеристики
-	659	Режимы и номинальные данные
Варианты сборки	039	Типовые режнмы
Типы редукторов и мотор-	6 6 1	Классы номинальных данных
редукторов. Главный параметр		Классификация нагревостойкости
Зацепление передач	662	мащин
Общие технические условия	663	Прочие характеристики
Выходные концы валов	667	Пусковые характеристики
Показатели надежностн	669	Обозначения конструктивного ис-
Шумовые характеристики	670	полнення и способа монтажа
Правила приемки	671	Высота оси вращения
Контроль и диагностика техниче-		Установочные и присоединительные
ского состояния	676	размеры. Допуски
Конструкции основных типов редук-		Установочные и присоединитель- ные размеры
торов и мотор-редукторов	677	Допуски
Цилиндрические одноступенчатые		Степенн защиты
редукторы типа ЦУ	677	Способы охлаждения, классы нагре-
Цилиндрические двухступенчатые		востойкости изоляцин
редукторы типа Ц2У	683	Допустимые уровни шума
Цилиндрические двухступенчатые		Допустимые уровни изоляции
редукторы типа Ц2У-Н	689	Стойкость к механическим внешним
Цилиндрические трехступенчатые		воздействующим факторам
редукторы типа ЦЗУ	689	Стойкость к климатическим факто-
	007	рам внешней среды
Цилиндрические двухступенчатые соосные редукторы типа Ц2С	697	Климатические исполнения и ка
- · ·	097	тегории изделий
Мотор-редукторы цилиндрические	40 0	Стойкость к воздействию специ
одноступенчатые типа МЦ	69 9	альных сред
Мотор-редукторы цилиндрические	=0.0	Условное обозначение двигателя
двухступенчатые соосные типа МЦ2С.	702	Таблицы параметров двигателей
Коннческо-цилиндрические двух-		Дополнительные источники
ступенчатые редукторы типа КЦ1	708	
Коническо-цилиндрические трех-		Глава Х. Приборы, встраиваемые
ступенчатые редукторы типа КЦ2	711	в оборудование
Червячно-глобоидные редукторы		Стеклянные технические термометры
тнпа ЧГ	717	Манометры избыточного давления
Червячно-глобоидные редукторы		Реле давления на р _{иом} до 1 МПа
типа ЧОГ	724	Регуляторы давления типа В57-1 в
Червячные одноступенчатые редук-		БВ57-1
торы типа 2Ч	724	Стеклянные трубки для определе
Червячные одноступенчатые редук-		ния уровня жидкостей
торы типа Ч	734	Водоуказательные стекла
Планетарные зубчатые одноступеи-		Указатели уровня жидкостей на р
чатые редукторы типа Пз	742	до 4 МПа
Планетарные зубчатые двухступен-		Запорные устройства указателей
	746	уровня жидкостей
чатые редукторы типа Пз2	740	• •
Мотор-редукторы планетарные зуб-	760	Водомеры
чатые одноступенчатые типа ІМПз	7 5 0	Счетчик оборотов
Мотор-редукторы планетарные зуб-	ייבר	Пружинные динамометры растяже
чатые двухступенчатые типа 1МП32	752	ния общего назначения
Волновые зубчатые редукторы и	757	Дополнительные источники
мотор-редукторы типа ЗВ и ЗМВ	757	Перечень ГОСТов
Дополнительные источники	764	Предметный указатель

Глава І

неразъемные соединения

ЗАКЛЕПОЧНЫЕ СОЕДИНЕНИЯ

Закленочные соединения применяют в конструкциях, вхепринимающих большие вибрационные и повторные нагрузки, а также для соединения деталей из несвариваемых материалов и не допускающих сварку из-за коробления или отпуска термообработанных деталей.

По назначению заклеполные швы разделяют на прочные (силовые) для восприятия внешних нагрузок и прочноплотные, обеспечивающие также герметичность соединения. Герметичность стыка в прочноплотных швах дополнительно обеспечивается нанесением на поверхности стыка уплотнительных составов клея, силоксановых эмалей или металлических покрытий.

На практике широко используют заклепки повышенной технологичности, в том числе с

возможностью клепки с односторонним ходом к шву: болт - заклепки, имен стержень с кольцевой резьбой, обжими кольцом, с помощью специального писто взрывные заклепки; заклепки с пистоп При переменных нагрузках применяю клепки с диаметральным натягом, созлиым при сборке.

Наиболее распространены сплого стержневые заклепки общемащиностельного применения с закладной голоразличной формы. Днаметр отверстия по клепки выполняют на 0,1 мм больше диаготержня заклепки, который в процессе клюсаживается и плотно заполняет отверчаще применяют заклепки с полукруголовкой, как наиболее технологичные.

ЗАКЛЕПКИ КЛАССОВ ТОЧНОСТИ В н С

1. Заклепки с полукруглой и потайной головками

Размеры FOCT 10299-80 FOCT 10300-80 L - с учетом образования голо 90° 8 5 2 3 4 6 2,5 5 8 6 đ 3 3,5 5.3 7,14,4 8.8 11 14 D 13.9 1 3.9 10.3 4.5 7.08.85,2 D_1 4,8 2,4 3,0 3,6 H1,2 1,5 1.83,2 2.0 2.4 1.6 1.0 1,2 H_1 7: α 90° $\overline{0}$, 0.50.20.4r, не более 0. 0.25 $\overline{0.2}$ 0.1 r_1 , не болес 7.52.94.7 1.9 2.4 3.8 6 R

1	2	3	4	5	6	7	8	9
Расстояние / от основания головки до места намера днаметра	1,5		3,0			4,0		6.0
Длина <i>L*</i>	3-16	3-20 (4-20)	4-40	5-50	[60 60)	9-70 (9-60)	[4-100] (16-75)

^{*} Дамну заклепок *L* брать из ряда: 3; 4; 5; 6; 7; 8; 9; 10; 12; 14; 16; 18; 20; 22, 24; 26, 28; 30; 32; 34; 36; 38, 40; 42; 45; 48, 50; 52; 55; 58; 60; 65; 70, 75; 80; 85; 90; 95; 100.

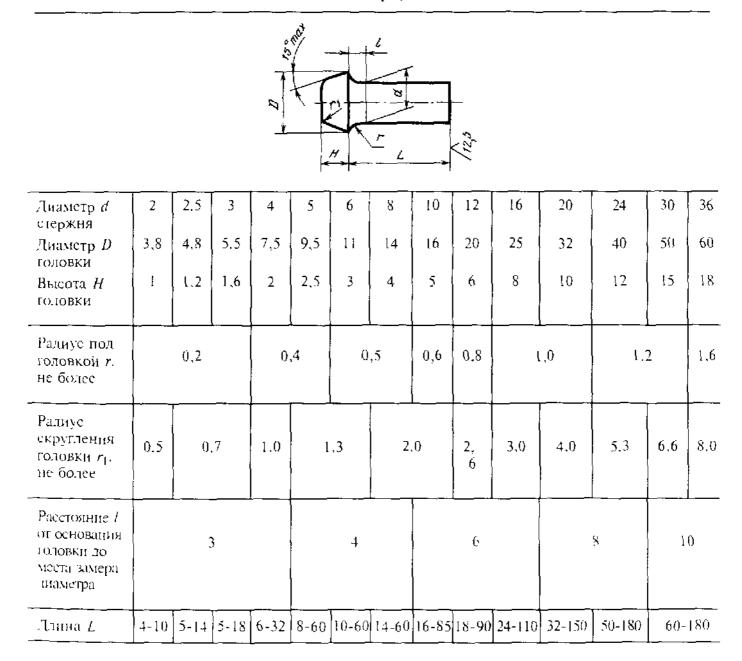
В скобках приведены значения L по ГОСТ 10300-80.

ГОСТ 10299-80 и 10300-80 предусматривают $d=1\pm 36$ и $L=2\pm 180$ мм

Длину заклепок L принимают равной толщине склепываемых деталей с прибавлением 1.5d на образование головки и округляют до L ближайшей стандартной заклепки.

2. Заклепки с плоской головкой (по ГОСТ 10303-80)

Размеры, мм



3. Марки материалов и нх условные обозначения, виды и условные обозначения покрытий заклепок

	Материал		п	Іокрытие	
Вид	Марка	Условное обозначенис марки (группы)	Вид	Обозначе- ние по ГОСТ 9.306—85	Условн обозначс
	Ст2	00	Без покрытия	-	00
Углеродистые стали	10.10 кп	01	Цинковое, хроматированное	Ц. хр.	01
	Ст3	02	Кадмисвос, хроматированное	Кд. хр.	02
	15, 15κπ	03	Окисное Фосфатное	Хим. Окс. Хим. Фос.	05 06
Легированная сталь	09Г2	10	Фосфатное	Хим. Фос.	06
Коррозпонно- стойкая сталь	12X18H9T 12X18H10T	21	Без покрытия Серебряное	- Cp	00 12
Латунь	Л63 Л63 (аптимагнил- ная)	32 33	Без покрытия Цинковое, хроматированное Пикелевое	- Ц. Хр. П	00 01 13
Медь	M3 MT	38	Без покрытия Никелевое	- Н	00 13
Алюминневые сплавы	АМ ₁ 5П Д18	31 36	Без покрытия Анодизационнос окиснос.	- Ан. Окс. нхр.	00 10
	АДТ	37	наполненнос хроматами		

4. Временное сопротивление срезу материала заклепок

Материал ;аклепок	Вид термо- обработки	Временнос сопротивление срезу, МПа (кгс/мм²), не менее
Сталь: Ст2, Ст3, 10, 15, 10кп, 15кп	Огжиг	250 (25)
09F2 12X18H9T 12X18H10T	Без тор- мообработки Закалка	380 (38) 430 (43)
Латунь: Л63 Л63 (антимагии)- пая)	Отжиг	-
Медь: M3, MT		190 (19)
Алюминисвые сплавы: АМг5П АД1	Без термо- обработки	160 (16) 60(6)
318	Закалка и естественное старение	190 (19)

Пример условного обозначения заклепки с полукрутлой головкой класса точности В диаметром стержня d = 8 мм, длиной L = 20 мм, из материала группы 00, без покрытия:

Заклепка: 8 × 20 00 ГОСТ 10299-80.

То же, класса гочности С, из материала группы 38, марки меди М3, с инкелевым покрытием тольшиюй 6 мкм.

> Заклепка С 8 × 20 38.МЗ 136 ГОСТ 10299-80

ЗАКЛЕЦКИ ПОВЫЩЕННОЙ ТОЧНОСТИ

Заклепки повышенной точности предназначены для ответственных соединений с новышенными требованиями к надежности

Подбор длин закленок повышенной точноети. Длина закленок в зависимости от толшины пакета у рассчитывается по формуле

$$L = d + \frac{d_0^2}{d^2} s.$$

где d - номинальный диаметр заклепки:

 d_0 - наибольший допустимый лидметр отверстия;

у - расчетная толщина пакета

Приближенно длины закленок можно полбирать по номограмме, приведенной на рис 1

Длины заклепок по номограмме подбирать следующим образом: приложить линейку к делениям шкал (справа и слева), соответствующим толщине пакета, гогда цифры в прямоугольниках, пересекаемые линейкой, покажут нужную длину заклепки соответствующего днаметра

Штрихнунктиром на рис. 1 показан пример выбора длины заклепки.

Длины закленок в зависимости от диаметра при тодшине накета x = 5.4 мм приведены ниже:

Размеры, мм ď L d L ď L 2 9 3.5 10 6 13 2,6 9 4 11 13 10 12 14

Для ответственных соединений не рекомендуется применять заклепки с длинами свыше 3d при ударной клепке, 4d при прессовой клепке. Применение закленок с большими длинами может вызвать их изгиб в отверстии или незаполнение зазора между стержнем и отверстием.

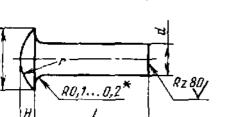
Виды термообработки и временное сопротивление срезу заклепок должны соответствовать указанным в табл. 7. Заклепки из алюминиевых сплавов АМц и Д19П изготовляются без термообработки.

Заклепки из сплава марки Д1911 должны подвергаться закалке перед установкой в конструкцию

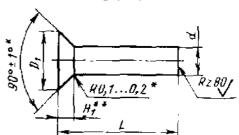
5. Заклепки с полукруглой, потайной и плоской головками

Размеры, мм

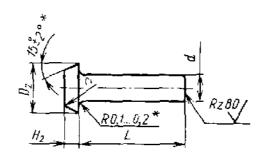
С полукруглой головкой **FOCT 14797-85**



С потайной головкой **ΓΟCT 14798-85**



С плоской головкой ГОСТ 14801-85



* Размер обеспечивается инструментом.

** Размер для справок.

d	D	D_{i}	D ₂	11	H_1	H_2	r	f'i	7.***
2+0.10	3,6	3,8	3.8	1.2	1,1	1,0	2	0,5.1	3-16
2,6-9 10	4,7	4,5	4.9	1,6	1.2	1,3	2.6	0,5-1	4-20
3+0.10	5.4	5.1	5,6	1.8	1,3	1.5	3	0.5-1	5-24
3.5±0.10	6,3	6,0	6,5	2.0	1.5	1.7	3,5	0,5-1	6-28
4 ±0.13	7.1	6,9	7,5	2,3	1.7	2.0	4	0.5-1	6-32
5=3,10	9.0	8,7	9.3	2.9	2,1	2.5	5	0,5-1	8-40
6.0.15	10.8	10,3	10,8	3,4	2.5	3,0	6	1-2	10-40
$(7)^{+0.15}$	12,6	12.0	12.6	4.0	2.9	3.5	7	1-2	12-46
8=0.15	14,4	13,7	14.4	4,6	3.3	4,0	8	1-2	14-50
10 =0.15	18.0	17,0	17.7	5,8	4.1	5.0	10	1-2	18-60

*** Размер L в указанных пределах брать из ряда 3; 4, 5; 6; 7, 8, 9;10; 11, 12; 13, 14, 15; 16; 17, 18, 19, 20; 22;24; 26, 28; 30, 32; 34; 36; 38, 40; 42; 44; 46; 48, 50; 52; 54; 56, 58; 60

ГОСТ 14797-85 и 14798-85 предусматривают также $d = 1 \div 1.6$ мм.

Пример обозначения заклепки диаметром 4 мм. длиной 8 мм, из материала группы 01 без покрытия:

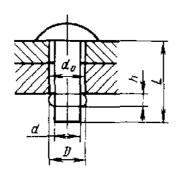
Заклепки 4 × 8.01 ГОСТ 14797-85

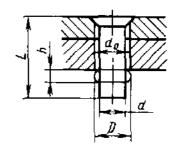
То же, из материала группы 39, с нокрытием 07, толщиной 9 мкм;

Заклепка 4 × 8 39 079 ГОСТ 14798-85

6. Размеры замыкающих головок и диамстры отверстий под заклепки повышенной точности

Размеры, мм





d	2	2,6	3	3,5	4
d_0 (пред. отка по $\mathrm{H}12$) D h , не менее	2,1 3 ± 0,20 0,8	2,7 3,9 ± 0,25 1,1	$ \begin{array}{c c} 3,1 \\ 4,5 \pm 0,3 \\ 1,2 \end{array} $	3,6 5,2 ± 0,3 1,4	4.1 6 ± 0,4 1,6
d	5	6	(7)	8	10
d_0 (пред. откл. по ${\sf H}12$) D h , не менее	$ \begin{array}{c} 5.1 \\ 7.5 \pm 0.5 \\ 2.0 \end{array} $	6.1 8.7 ± 0.5 2.4	7,1 10,2 ± 0,5 2.8	8,1 11,6 ± 0,8 3,2	10,1 14,5 ± 1 4,0

7. Временное сопротивление срезу заклепок повышенной точности

Мат	ериал	Вид термообработки	Временное сопро- тивление срезу т _{ср}
Вид	Марка		МПа (кгс/мм²), не менее
	10: 15	Отпуск	333 (34)
Сталь	20Γ2; 30XMA	Закалка и отпуск	490 (50)
	12X18H9T 12X18H10T	Закалка	431 (44)
Алюминиевый сплав	діяп	Закалка и старение	275 (28) **
	В65 Д18		245 (25) * 186 (19)
	АМг5П		157 (16)

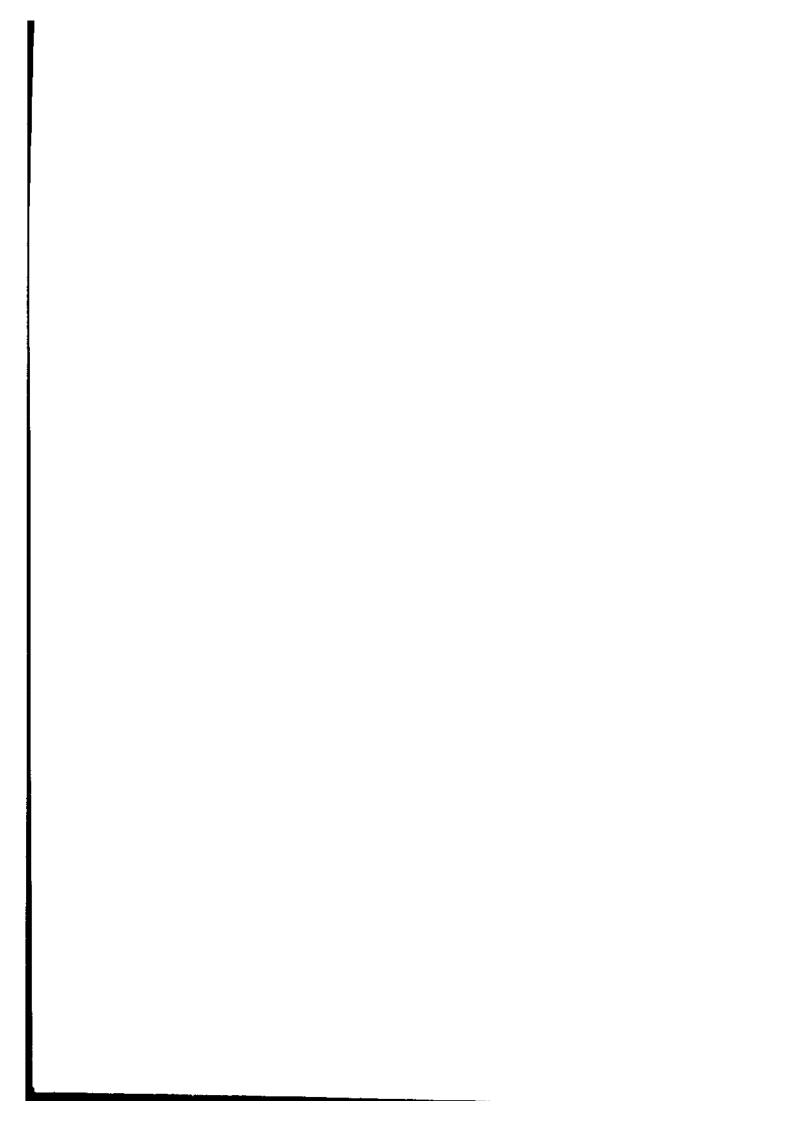
^{*} Для закленок лиамстром более 7 мм. $\tau_{\rm dp} = 240~{\rm MHz}~(24.5~{\rm krc/mm^2}).$

^{**} Для заклепок диаметром более 6 мм. $t_{\rm cp} = 265 \ {\rm MHa} \ (27 \ {\rm kre/mm}^2).$

8. Материал и покрытия заклепок повыщенной точности

	Материал	4थ.ग			Покрытие	
Вид	Марка	Обозначение стандарта	Условное обозначение	Вид	Условное обозначение	Начение
					110 FOCT 9.306-85	имфровос
Углеродистые стали	10 12	FOCT 5663—79	10	Без покрытия Цинковое, хромати- рованное Кыдмиевое, хромати-	Ц. хр. Кд. хр.	- 01 02
Летированные	2012, 30XMA	TV 14-4-385 73		фосфатное химиче- ское, пропитанное в масте Никелевое с подслоем мели	Хим. Фос. прм	906
				Никелевое химиче- ское Окиснос химическое	Хим. Н Хим. Окс	16
Коррозионно-стопкис стали	12X18H9T. 12X18H10T	ГОСТ 5949-75. сортамент по ГОСТ 14955-77; ГОСТ 18907-73	21	Без покрытия Меднос Серебряное Окиснос из кислых растворов	- М Ср Хим. Пас	088

Метериал
Dudi
Обозначен
FOCT 14838 <u>-</u> 78
OCT
FOCT
TY 48-21-456-76
1



ЗАКЛЕПОЧНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

В стальных металлоконструкциях для пивов внихлестку диаметр заклепки d=2s; гле s – толшина соединяемых частей; для швов с двумя накладками d=1.5s.

Для закленочного шва внахлестку и с двумя накладками при рядном расположении заклепок шат шва t=3d, для двухрядного шва внахлестку t=4d, для однорядного шва с двумя накладками t=3.5d, для двухрядного щва с двумя накладками t=6d

Расстояние от оси закленок до свободной кромки в направлении действующей силы $t_1 = (1.5 \pm 2) d$.

Расстояние между рядами закленок $t_2 = (2 \pm 3) d$ Толшина накладок $s_1 = 0.8 s$.

В конструкциях из легких сплавов клепку производят в холодном состоянии, поэтому силы ежатия скленываемых частей, а следовательно, и силы трения в заклепочном соединении небольшие. Поэтому заклепки в основном работают на срез. Рекоменлуется принимать d=1,5s+2 мм, $t=\left(2.5\div6\right)d$, $t_1=2d$.

Допускаемые напряжения в заклепках $\{\tau_{cp}\}=(0.4\pm0.5)$ σ_{t} . где σ_{t} - предел текучести материала соединяемых частей.

РАСЧЕТ ЗАКЛЕПОЧНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

В соединениях, появерженных действию продольных сил, распредедение усидий на яклепки принимается равномерным.

При расчете закиспок на срез допускаемое усилие в соединении

$$P \le \left[\tau_{\rm cp}\right] k \, \frac{\pi d^2}{4} \, ,$$

где $\left[\tau_{cp}\right]$ - допускаемое напряжение закленок на срез (габл. 9); k - число влоскостей среза в соединения, d - диаметр заклепки.

При расчете соединения на смятие допускаемое усилие в соединении

$$P \leq \left[\sigma_{\rm CM}\right] n \, ds$$
.

гле $\left[\sigma_{\rm CM}\right]$ - допускаемое напряжение закленок на смятие (см. табл. 9); n - количество закленок (в односрезных закленках n=k); s - плименьшая толицина соединяемых частей.

При расчете заклепок на растяжение (отрыв головок) допускаемое усилие в соединении

$$P \le \left[\sigma_{\mathfrak{p}}\right] n \frac{\pi d^2}{4},$$

где $\left[\sigma_{p}\right]$ - допускаемое напряжение на отрыв головок (см. табл. 9).

9. Допускаемые напряжения в силовых заклепочных соединениях при расчете по основным нагрузкам, MHa (кгс/мм²)

	Ста	ւ Լլ <u>թ</u>
Напряжения	Ст0, Ст2	Cr3
Срез заклепок [т _{ер}]	140 (14)	140(14)
Смятие заклепок [$\sigma_{\rm em}$]	280(28)	320(32
Отрыв головок $[\sigma_p]$	90(9)	90(9)
Растяжение основных элементов [σ_p]	140(14)	160(16)

При продавленных отверстиях (без сверления) напряжения на срез на 30° %, а на смятие на 15° % ниже табличных даниых,

ПУСТОТЕЛЫЕ И ПОЛУНУСТОТЕЛЫЕ ЗАКЛЕПКИ

Пустотелые заклепки часто применяют, чтобы использовать их отверстия в закленочных соединениях, папример, для пропуска электрических, крепежных или других деталей

При соединении деталей из кожи, пластмасс и текстиля рекомендуется опорную плошадь фланцев заклепок увеличивать посредством металлических подкладок и шайб

Полупустотелые заклепки часто применяют в случае, когда нежелательно или недопустимо заклепочные соединения подвергать ударам.

Длина заклепок

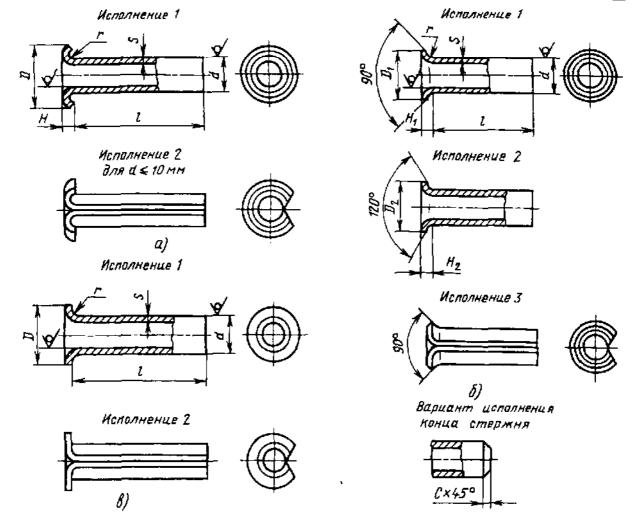
$$L=\sum\delta+l\,;\ L=\sum\delta+l_1.$$

где I и I_1 - длины вылета заклепок, необходимые для образования замыкающих годовок: $\sum \delta$ - суммарная тольцина склепываемых деталей.

Если расчетная длина заклепки не совпадает со стандартной длиной, то следует принимать ближайшую большую к стендартной.

10. Пустотелые заклепки

Размеры, мм



а - со скругленной головкой по ГОСТ 12638-80; б - с потайной головкой по ГОСТ 12640-8
 θ - с плоской головкой по ГОСТ 12639-80.

		T	олшина закле					OCT 538-80	ΓΟC 12639		LC	OCT 1	2640	 3-(
d js14	D js15	Сталь	Лагунь	Медь	Алюминий	г, не болес	Н	/*	<i>l</i> *	Dt	D_2	H_1	H ₂	
1,6	2,9	0,15;0	,2; 0,25			0,2	0,4	2-8	2-8	2,2		0,4	 	F
2	3,5		0,25; 0	,3	0,3	0,2	0,5	2,5-16	2-16	2,6	-	0,4	-	3
2,5	4	0,25	; 0,3; 0	,4	0,3; 0,4	0,2	0,5	3-20	2-20	3,2	_	0,5	-	3
3	5		0,3; 0,	4: 0.:	 5	0,2	0,7	3-28	2,5-28	3,8	4,5	0,6	0,4	3
4	6,2	}	,-,,	, ,		0,3	0,8	3-36	2,5-36	5	6	8,0	0,5	3
5	7.5	0.5:	0,75; 1	0	0,5; 1,0	0,3	0,9	3-45	3-45	6	7	0,8	0,5	3
6	10	.,-,	, -1 .	' i		0,5	1,0	4-55	4-60	7,5	8,8	1,1	0,8	3
8	13		0,75; 1	,0; 1,	.5	0,5	1,2	6-70	5-60	9,5	12	1,5	1,0	4
10	15	0,	75; 1,0;	1,5;	2,0	0,5	1,5	10-70	5-60	12	15	1,7	1,2	4

^{*} Размер *l* в указанных пределах брать из ряда: 2; 2,5; 3; 4; 5; 6; 7; 8; 9; 10 (11); 12 (13); (15); 16 (17); 18, 20; 22; 24; 26, 28, 30; 32, 34; 36; 38; 40; 42; 45; 48; 50; 52; 55; 58; 60; 65; 70.

	Длина стер:	жня под зам	ыкающую го	эловку		
	d	S	= =	d	S	=======================================
		0.15	1.0		0.3	2.0
	1,6	0.2	1.1	∄ 4,0	0,4	2,2
	l	0,25	1,2]	0,5	2.5
87777A		0,15	1.1	1] 0,5	3.0
	(1,8)	0.2	1.2	5,0	0,75	3,5
	1	0,25	1.5	1	1.0	4,0
		0.2	1,2		0.5	3,0
7777777	2.0	0,25	1.4	∯ 6.0	0.75	3,5
\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\		0.3	1,5	1]	1,0	4.0
1		0,25	1,4) 	0.75	3,7
	2,5	0,3	1,7	8.0	1,0	4.0
		0.4	2.0])	1,5	
		0.3	1		0.75	3,7
	3.0	0.4	2,1	10.0	0,1	·
		0,5	2,2	i	1,5	4,0

ГОСТ 12638-80 предусматривает $d = 1 \div 20$ мм

ГОСТ 12639-80 и 12640-80 предусматривают $d = 1 \div 1.2$ мм.

Предельные отклонения закленок исполнения 1 - по сортаменту труб.

Технические требования по ГОСТ 12644-80.

Пример условного обозначения пустотелой заклепки с плоской головкой исполнения 1 диаметром d=3 мм, длиной L=20 мм из материала группы 01, из стали марки 10 без покрытия:

Заклепка 3 × 20.01.10 ГОСТ 12639-80

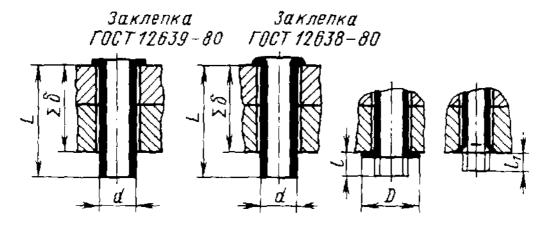
ГОСТы 12638-80 ÷ 12643-80 рекомендуют значения длины стержня под замыкающие головки в зависимости от толшины стенки. формы головки и длины заклепки. В табл 11

приведены усредненные рекомендуемые значения / и /- для плоской и потаиной замыкающих головок

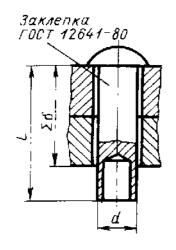
11. Форма и размеры замыкающей головки закленок с плоской развальновкой и развальцовкой впотай

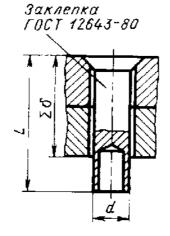
Размеры, мм

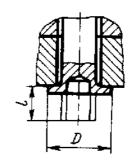
Закдепки пустотелые

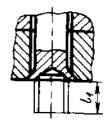


Закленки полупустотелые







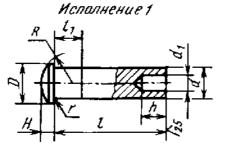


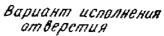
	t	I_1	Отклонение l и l_1	D± 0,4	d	1	I_1	Отклонение Ти І _І	D± 0,5
1.6 2.0 2.5 3.0	1,0 1,0 1,2 1,3	0,5 0.6 0.6 0,8	±0.3 ±0,3 ±0.3 ±0,4	3,5 4,0 5,0 5,4	4,0 5,0 6,0	1,5 2,0 2,5	0,8 0,9 0,9	=0,4 ±0.5 ±0,5	6,4 9,0 10

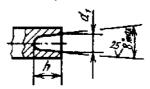
12. Заклепки полупустотелые нормальной точности

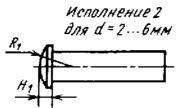
Размеры, мм

Полупуетотелые с полукруглой головкой по ГОСТ 12641-80





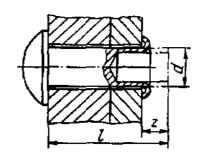




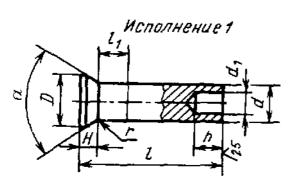
			•							
d *	D	Н	H_1	<i>r</i> . не более	d_1	h	11**	R	R_1	l
1.6	3.2	0,7	-		1,0	1.5	1.5	2,2	-	3-10
2,0	4.0	8,0	0.70	0.2	1,2	1 '"	""	2.9	3,2	3-10
2,5	5.0	1,0	0,85	0.2	1,6	2,5		3.6	4,1	4-2(
3,0	6.0	1,2	1,00	1	2,0]	3.0	4.4	5.0	4-4(
4.0	8.0	1,6	1.40	0.4	2.8	4,0		5,8	7.2	5-4(
5.0	0,01	2.0	1.70] ".	3.5	5.0		7,3	8,2	7-48
6.0	12,0	2,5	2,00		4.5		4,(1	8,5	10,0	7-50
8,0	16,0	3,0		0.5	6.0	6.0		12,2		10-5
10.0	20.0	4,0]	0,6	8.0	8.0	6,0	14,5		16-5

1							ои <i>d</i>					
	1,0	1,2	1,6	2,0	2,5	3,0	(3,5)	4,0	5,0	6,0	8,0	10,0
2-20	0	,5	1	,0	1,5		2,0		2,5	3,0	4,0	5,0
22-50			l		-		2,5		3,0	3,5	4,5	5,5

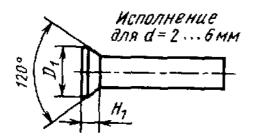
Длина стержня заклепки под замыкающую головку



Полупустотелые с потайной головкой по ГОСТ 12643-80

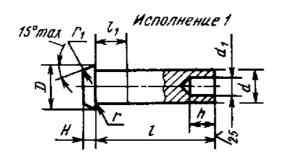




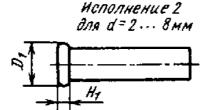


d *	D	D_1	Н	H_1	<i>r</i> , не более	d ₁	h	<i>I</i> ₁ **	α°≈	1
1,6	2,9	_	0,7	-		0,1			<u> </u>	3-10
2,0	3,9	4,0	1,0	0,60	0.10	1,2	1,5	1.5		4-16
2,5	4,5	5,0	1,1	0.75	7 0.10	1.6			90	5-20
0,8	5,2	6.0	1.2	0,90	1	2,0	2,5	3,0	 	5-40
4,0	7,0	8,0	1,6	1,20	0,20	2,8	4,0	3,0		7-40
5.0	8,8	10,0	2,0	1,50	0.20	3,5			90	8-50
6.0	10,3	12,0	2,4	1,80	0.26	4,5	5,0	4,0	}	12-60
8.0	13,9		3,2		0,25	6,0	6.0	1	{	12-60
10.0	17,0		4,8]	0,30	8,0	8,0	6,0	75	16-65

Полупустотелые с плоской головкой по ГОСТ 12642-80







d *	D	D_1	Н	H_1	<i>r</i> , не более	d_1	h	<i>r</i> , не более	11**	I
1.6	3,0	-	0,8	-		1,0	1.5	0,4	1.5	3-1
2.0	3,8	4.0	1,0	0,6	0,2	1,2]	0,5		3-2
2.5	4,8	5,0	1,2	0,7]	1,6	2,5	0,7		4-3
3,0	5.5	6.0	1,6	0,9		2,0]		3,0	4-41
4,(1	7.5	8,0	2.0	1,1	0,4	2.8	4,0	1.0		6-41
5.0	9,5	10,0	2,5	1,5		3,5	5,0	1,3	4,0	7-41
6,0	11.0	12.0	3,0	1,8	0,5	4,5			4,0	7-41
8,0	14,0	16,0	4,0	2,5	1 ,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	6,0	6,0	2,0	·	(11)-
10,0	16.0	-	5,0	-	0,6	8.0	8,0		6,0	16-6

^{*} Диаметры королких заклепок длиной менее 2d измерять на середине длины стержия.

Пример условного обозначения полупустотелой заклепки с полукруглой головки исполнения 1, диаметром d=3 мм, длиной l=20 мм из материала группы 01, из стали мар 10 без нокрытия:

Заклепка 3 × 20.01.10. ГОСТ 12641-80

Закленки должны изготовляться с покрынями или без нокрытия. Виды нокрытий, их условные обозначения и толщины - по ГОСТ 1759 0-87. Допускается применять другие виэм покрытий и толшины - по ГОСТ 9.303-84.

Для пустотелых заклепок, изготовленных шымповкой из листа и ленты, допускается «Кругление торца стержня по наружной кромке.

Для пустотелых закленок, изготовленных то ыста (тенты) путем свертывания и отбортовки головки, зазор в месте стыка на цили дрической части стержня должен быть более 0,2 мм.

Допускается притупление кромок внуреннего отверстия 0,2 - 0,5 мм.

Отверстия в стержне полупустотелых з клепок могут быть выполнены как сверлен ем, так и высалкой Форма дна отверстия регламентируется

^{**} I_{1} - расстояние от головки до места измерения диаметра.

I ОСТы предусматривают d = 1; 1,2; (3,5) и 10 мм.

СВАРНЫЕ СОЕДИНЕНИЯ

Сварные соединения являются наиболее совершенными неразъемными соединениями. Прочность сварных соединений при статических и ударных нагрузках доведена до проч-

ности деталей из целого металла. Освоена сварка всех конструкционных сталей, включая высоколсгированные, цветных сплавов и пластмасс.

СВАРИВАЕМОСТЬ СТАЛЕЙ

Основными характеристиками свариваемости сталей является их склонность к образованню трещин и механические свойства сварного шва.

По свариваемости стали подразделяют на четыре группы: 1 - хорошая свариваемость; 2 - удовлетворительная свариваемость; 3 - ограниченная свариваемость; 4 - плохая свариваемость

К группе I относят стали, сварка которых может быть выполнена без подогрева до сварки и в процессе сварки и без последующей термообработки. Но применение термообработки, не исключается для снятия внутренних напряжений. Хорошей свариваемостью обладают стали Ст1 - Ст4 по ГОСТ 380-94; стали 08; 10; 15; 20; 25 по ГОСТ 1050-88, стали 15Л; 20Л по ГОСТ 977-88, стали 15Г; 20Г; 15Х; 20Х; 20ХГСА; 12ХН2 по ГОСТ 4543-71. Стали 12Х18Н9Т, 08Х18Н10; 20Х23Н18 по ГОСТ 5632-72

К группе 2 относят преимущественно стали, при сварке которых в нормальных произволственных условиях трешины не образуются, а также стали, которые для предотвращения трешин нуждаются в предварительном нагревс, стали, которые необходимо подвергать предварительной и последующей термообработке. Удовлетворительной свариваемостью обладают стали Ст5пс, Ст5сп по ГОСТ 380-94, стали 30; 35 по ГОСТ 1050-88; стали 30Л; 35Л по ГОСТ 977-88; стали 20ХНЗА; 12Х2Н4А по ГОСТ 4543-71.

К группе 3 относят стали, склонные к образованию трещин в обычных условиях сварки. Их предварительно подвергают термообработке и подогревают. Больщинство сталей этой группы термически обрабатывают и после сварки. Ограниченной свариваемостью обладают стали Стбпс, Стбсп по ГОСТ 380-94; стали 40: 45: 50 по ГОСТ 1050-88; стали 30ХМ; 30ХГС; 33ХС; 20Х2Н4А по ГОСТ 4543-71; стали 17Х18Н9; 12Х18Н9 по ГОСТ 5632-72

К группе 4 относят стали, наиболее трудно

сваривающиеся и склонные к образованию трешин. Сваривают обязательно с предварительной термообработкой, подогревом в процессе сварки и последующей термообработкой.

Плохой свариваемостью обладают стали 40Г; 45Г; 50Г, 50Х по ГОСТ 4543-71, сталь 55Л по ГОСТ 977-88; стали У7; У8; У8А; У8Г; У9; У10; У11; У12 по ГОСТ 1435-90; стали 65, 75; 85; 60Г; 65Г; 70Г; 50ХГ; 50ХГА; 55С2; 55С2А; 60С2; 60С2А по ГОСТ 14959-79; стали X12; X12М; 7Х3; 8Х3, ХВГ; ХВ4; 5ХГМ; 6ХВГ по ГОСТ 5950-73.

ЭЛЕКТРОДЫ

Размеры и общие технические требования на покрытые металлические электроды для ручной дуговой сварки сталей и наплавки поверхностных слоев из сталей и сплавов привелены в ГОСТ 9466-75

Электроды покрытые металлические для ручной дуговой сварки конструкционных и теплоустойчивых сталей (по ГОСТ 9467-75).

Электроды изготовляют типов:

Э38, Э42, Э46 и Э50 - для сварки низкоуглеродистых и низколегированных конструкционных сталей с временным сопротивлением разрыву до 500 МПа:

Э42А, Э46А и Э50А - для сварки углеродистых и низколегированных конструкционных сталей с временным сопротивлением разрыву до 500 МПа, когда к металлу сварных швов предъявляют повышенные требования по пластичности и ударной вязкости;

Э55 и Э60 - для сварки углеродистых и низколегированных конструкционных сталей с временным сопротивлением разрыву св. 500 до 600 МПа:

970. 985, 9100. 9125. 9150 - для сварки легированных конструкционных сталей повыщенной и высокой прочности с временным сопротивлением разрыву свыше 600 МПа;

Э-09М. Э-09МХ. Э-09Х1М, Э-05Х2М. Э-09Х2М1, Э-09Х1МФ, Э-10Х1М1НФБ, Э-10Х3М1БФ, Э-10Х5МФ - для сварки дегированных теплоустойчивых стадей.

13. Механические свойства металла шва, наплавленного металла и сварного соединения при нормальной температуре (по ГОСТ 9467-75)

	Металл шв	а или наплавленны	й металл	Сварное соед выполненное эл диаметром ме	ектродами
Гины электродов	Временное сопротивление разрыву $\sigma_{\rm B}$, МПа (кге/мм²)	Относительное удлинение δ ₅ , %	Ударная вяз- кость КСU, Дж/см ² (кгс - м/см ²)	Временнос со противление разрыву σ _в , МПа (кге/мм²)	Угол загиба, гралусы
		Не ме	llee		
Э38	380 (38)	14	28 (3)	380 (38)	60
3 42	420 (42)	18	78 (8)	420 (42)	150
7946	460 (46)	18	78 (8)	460 (46)	150
)5tr	500 (50)	16	69 (7)	500 (50)	120
942A	420 (42)	22	148 (15)	420 (42)	180
. 3 46A	460 (46)	22	138 (14)	460 (46)	081
)50A	500 (50)	20	129 (13)	500 (50)	150
955	550 (55)	20	118 (12)	550 (55)	150
Э60	600 (60)	18	98 (10)	600 (60)	120
97 0	700 (70)	14	59 (6)	- 1	_
985	850 (85)	12	49 (5)	-	_
Э100	1000 (100)	10	49 (5)	-	-
9125	1250 (125)	8	38 (4)	-	_
19150	1500 (150)	6	38 (4)	-	_

Механические свойства металла шва, наплавленного металла и сварного соединения, выполненных электродами для сварки конструкционных сталей, должны соответствовать нормам, приведенным в табл. 13.

ГОСТ 9467-75 предусматривает также типы электродов и механические свойства наплавленного метдлла или металла шва длисгированных теплоустойчивых сталей.

14. Электроды покрытые металлические для ручной дуговой наплавки поверхностных слоев с особыми свойствами (по ГОСТ 10051-75)

Tun	Марка	Твердость без термообработки после на- плавки НКС	Область применения
∂-1012	O3H-250Y	22,0-30,0	Наплавка деталей, работак пих в условиях интенсивны ударных пагрузок (осей, валог автоспенок, железнодорожны крестовин, рельсов и др.)
9-1413	O3H-300Y	29,5-37,0	
∂-1214	O3H-350Y	36,5-42,0	
Э-1515	O3H-400Y	41,5-45,5	
Э-3012XM	HP-70	32,5-42,5	
9-65X11 H3	ОМГ-Н	27.0-35.0	Наплавка изношенных детале из высокомартаниовисты сталей типов [10] 13 110] 13Л
Э-65X25Г13 H 3	ЦНИИН-4	25.0-37.0	
Э-95X7F5C Э-36X5 B2 F2CM	12АН/ЛИВТ ТК3-Н	27.0-34.0 51,0-61.0	Наплавка деталей, работаю щих в условиях интенсивны ударных нагрузок с абразив ным изпащиванием
9 S0X4C	13КН/ЛИВТ	57,0-63,0	Наплавка деталей, работающи в условиях преимущественн абразивного изнапивания
0×320X23C2FTP	Т-620	56,0-63,0	
3 320X25C2FP	Т-590	58,0-64,0	
0×350X26F2P2CT	X-5	59,0-64,0	
Э-300X28H4C4	ЦС-1	49,0-55.5	Наплавка детолей, работаю
Э-225X10T10C	ПН-11	41,5-51,5	щих в условиях интенсивног
Э-110X14B13Ф2	ВСН-6	51,0-56.5	абразивного изнапливания
Э-175Б8X6CT	[ПІ-16	53,0-58,5	ударными нагрузками

ГОСТ предусматривает химический состав и пругие гины и марки электродов.

СВАРОЧНЫЕ МАТЕРИАЛЫ И РЕКОМЕНДУЕМЫЕ ЭЛЕКТРОДЫ

Сварочные материалы, применяемые для сварки стальных конструкций, должны обсепечивать механические свойства металла шва и сварного соединения (предел прочности, предел текучести, относительное удлинение, угол загиба, ударную вязкость) не менее нижнего предела свойств основного металла конструкции.

15. Свариваемые материалы и электроды

Марка свариваемого материала	Тип электрода	Марка сваринаемого материала	Тип электрода	Марка свариваемого материала	Тип электрода
Ст3кп Ст3кп Ст3пс Ст3пс Стать 08кп Стать 10	Э42. Э42А. Э46	Сталь 25Л Сталь 35Л Сталь 35 Сталь 45 Ст5пс	Э46 Э50A	Сталь 18ХГТ Сталь 30ХГСА	Э 100
		Ст5не		АД1 АД1М	Приса- дочные
Сталь 20	Э42	Сталь 20X Сталь 40X	Э85	АМг6	прутки

16. Типы электродов, их назначение

Тил электродов	Для сварки	Положение шва
	Ответственных конструкций из низкоуплеродистых и некоторых низколегированных сталей (например, марки 09Г2)	Нижнес наклоннос
Э42	Ответственных металлоконструкций и деталей машин из низ- коуглеродистых сталей, работающих при статических и дина- мических знакопеременных нагрузках	Любое
	Особо ответственных металлоконструкций из низколегированных, низкоуглеродистых сталей, работающих при динамических нагрузках; сосудов, работающих под давлением, а также заварки дефектов отливок	
Э42A	Ответственных метдллоконструкний из низкоуглеродистых, среднеутлеродистых и низколегированных сталей, а также заварки дефектов чугунных отливок	Любое
	Ответственных металлоконструкций и деталей машин из низ- коуглеродистых сталей, работающих при статических и дина- мических нагрузках	
Э46A	Ответственных металлоконструкций из низколегированных сталей, работающих при статических и динамических нагруз- ках	Любос
	Ответственных метдллоконструкций из ниткоуглеродистых сталей	
950A	Ответственных метадлоконструкций из низкоуглеродистых, ереднеуглеродистых и низколегированных сталей, заварки дефектов отливок ремонтной и монтажной сварки	.Τιοδυε
3)UA	Ответственных метаддоконструкций из низколегированных сталей, монтажной и ремонтной сварки, а также заварки дефектов отдивок	-11000e

Тип электродов	Для сварки	Положение ціва
7 60	Ответственных металлоконструкций из среднеуглеродистых и низколегированных хромистых, хромомолибденовых и хромокремнемарганцовистых сталей, работающих в условиях тяжелых и динамических нагрузок	Любос
970	Высоконагруженных ответственных металлоконструкций из конструкционных и низколегированных сталей повышенной прочности, работающих при динамических нагрузках	Пижнее
985	Ответственных металлоконструкций из низколегированных сталей повышенной прочности Ответственных конструкций из сталей 40X и ЗОХГСА, подвергающихся термической обработке до высокого предела прочности	Любос
Э100	Ответственных конструкций из среднелегированных высоко- прочных сталей	Нижпее

17. Марки сварочной проволоки и ее назначение

Марки сварочной проволоки	ГОСТ	Для сварки
Св-08Г2С Св-08ГС		Углеродистых и низколегированны сталей в углекцелом газе
Св-(18 Св-08А Св-08ГА		Углеродистых и низколегированны сталей под флюсом
Св-05X20H9ФБС Св-08X25H13БТЮ	Γ()CT 2246-70	Коррозионно-стойких сталей в угле кислом газе
Св-07 X19H10Б Св-06 X19 H9T		Для аргонно-дуговой сварки коррозг онно-стойких сталей
CBAK5		Алюминия марок АД1 и АД1М
СвАМт5 СвАМт6	FOCT 7871-75	Алюминиево-магниевого сплава АМі

Проводока еварочная из титановых сплавов (по ОСТ 1 90015-77). Сварочную проводоку ма рок В11-00, ОТ4-1 и ОТ4 и др. марок изготовляют следующих диаметров 1.0; 1.2; 1,4; 1.5, 1.0 т. 8. 2,0: 2,5: 3,0, 3,5, 4: 5: 6: 7 мм.

Ограничительными размерами рекомендуются диаметры 1.2 и 2.0 мм.

Пример обозначения сварочной проволоки диаметром 1.2 мм из тизанового сплаг марки **В14**-00.

ТРЕБОВАНИЯ К СВАРКЕ

Сварка низкоуглеродистых сталей. 1. При сварке в углекиелом газе для обеспечения необходимых механических свойств метагла шва и высокой стойкости его против образования пор и кристаллизационных трещин следует применять сварочную проволоку марки Св-08Г2С, а для сварки неответственных конструкций - проволоку марки Св-08ГС

При сварке сталей с содержанием углерода 0.21—0.25 № применение проволоки Св-08Г2С обязательно

2 При сварке под флюсом необходимо применять сочетание низкоуглеродистой сварочной проволоки марки Св-08А и Св-08 и высококремнистого марганцовистого флюса марок АН-348-А или ОСЦ-45, а при сварке особо ответственных конструкций – сварочной проволоки Св-08ГА и упомянутых флюсов.

Сварка низколегированных сталей. 1 При сварке низколегированных низкоуглеродистых сталей в углекислом газе для обеспечения необходимых механических свойств металла шва и высокой стойкости его против образования пор и кристаллизационных трещин следует применять сварочную проволоку Св-08Г2С

2. При сварке низколегированных пизкоуглеродистых сталей под флюсом необходимо применять сочетание низкоуглеродистой сварочной проволоки Св-08ГА или Св-08А и высококремниетого марганцовистого флюса АН-348-А или ОСЦ-45.

Контактной точечной и шовной сваркой сваривают листы, профили и детали толшипой 0,3-3 мм. Соотношение толщин свариваемых деталей не должно превышать 3—1. При больших соотношениях толщин нарушается стабильность механических свойств.

Для сварки узлов и конструкций ответственного назначения применяют электроннолучевую сварку, которая обеспечивает сварку деталей толщиной 30-60 мм

Сварка коррозионно-стойких, жаропрочных сталей и сплавов. Стали и сплавы этого класса обладают хорошей свариваемостью. Однакотеплофизические свойства и склонность к образованию в шве и околощовной зоне горячих трешин определяют некоторые особенности их сварки. Характерные для большинства сталей и сплавов низкая тецлопроводность и высокий коэффициент линсйного расширения обусловливают при прочих равных условиях (способе сварки, геометрии кромок и др.) расширение зоны проплавления и областей, нагретых до различных температур, и увеличение суммарной пластической леформации метадна шва и околошовной зоны. Это увеличивает коробление конструкций. Поэтому следует применять способы и режимы сварки, характеризующиеся максимдльной концентрацией тепловой энергии Оценка возможностей дуговых способов сварки по толщине детали дана в табл. І.

Для сварки жаропрочных сталей и сплавов больших толщин (до 30 мм) применяют электронно-лучевую сварку. Возможность сварки та один прохол зависит от формы шва и является важным технологическим преимуществом этого способа сварки. Контактной точечной и шовной сваркой сваривают детали толшиной 0.05-6 мм. Соотношение толшин свариваемых деталей не более 5:1

I. Предельные толщины свариваемых деталей из коррозионно-стойких, жаропрочных сталей и сплавов

Размеры, мм

				Способ	варки	<u>-</u>		
Характер свариваемых кромок (шов односторонний)	Ру	чиая д	утовая		Автом	атическая	за(ци	В тном зе_
	ручная			ном тазе	под флюсом	электро- шлаковая	W	П
	ру тах	W	\i	CO_2				
Без разделки кромок		1 3	11		12	200	7	5
С разделкой кромок	12	8	10	10	50	-	7	12

Oбо значения: W - еварка неплавящимся электродом, Π - еварка плавящимся электродом

Сварка алюминия и его сплавов. І. Алюминиевые изделия перед сваркой должны прододить специальную подготовку, заключающуюся в обезжиривании металла и удалении с его поверхности пленки окиси алюминия уимическим или другими способами.

- 2. Для предотвращения деформаций и образования трешин сварку следует производить в кондукторах.
- 3 При ручной электродуговой сварке детали толшиной свыше 10 мм рекомендуется предварительно нагреть до 100—400 °С в зависимости от голщины металля
- 4 При аргонно-дуговой и газовой сварке алюминия и его сплавов сварочная проволока и присадочные прутки следует применять того же или аналогичного состава, что и свариваемый металл
- 5 Наиболее рапиондльным типом соединений является стыковое, которое можно выполнить любым способом При разделке кромок угол их раскрытия необходимо ограничить с целью уменьшения объема наплавненного металла. Для точечной и шовной контактной сварки характерны нахлесточные соединения При этом соотношение толщин свариваемых деталей не превышает 1:2.

Контактную сварку (точечную и шовную) применяют для соединения листов и профильного проката преимущественно из сплавов АМц. Д16, АМг6. Хорошее качество сварного шва обеспечивает электронно-лучевая сварка деталей из алюминиевых сплавов больших толшин (6 - 20 мм).

Сварка титана и его сплавов. Основная проблема евариваемости титановых сплавов - получение сварных соединений с хорошей пластичностью, зависящей от качества защить и чувствительности металла к термическому шиклу сварки. Насыщение металла шва кислородом, азотом и водородом в процессе вырки резко снижает пластичность и предел ыптельной прочности сварных конструкций. Поэтому зона сварки, ограниченная изотермои 350°С, должна быть тщательно защищена от взаимодействия с воздухом (сварка в инертных газах, под специальными флюсами, в вакууме)

Сварка без зашиты возможна при сварке навлением, когда благодаря высокой екорости процесси и вытеснению продуктов окисления при давлении (контактная сварка) не происходит насыщения шва кислородом Отсутстние высокого нагрева (ультразвуковая сварка) уменьщает опаспость активного взаимодействия титана с воздухом в зоне сварки.

Электропно-лучевая сварка титана обеспечивает наплучшие условия защиты. Высокая концентрация энергии позволяет вести еварку на высоких скоростях с глубоким проплавлением. Область рекомендуемых свариваемых голщин 8 - 25 мм.

Аргонно-дуговая сварка является основным способом сварки титана и его сплавов. В качестве присадочного материала применяют трубки или проволоку из титана и его сплавов. Можно сваривать стыковой, точечной и шовной контактной сваркой.

После дуговой сварки излелий для снятия впутренних напряжений целесообразно производить отжиг не позже двух часов после окончания сварки. Отжиг производят при 600 - 650 °C с выдержкой 30 - 45 мин.

СТАЛЬНЫЕ СВАРНЫЕ СОЕДИПЕНИЯ

Конструктивные элементы и размеры сварных соединений из сталей, сплавов на железоникелсвой и никелевой основах, выполняемых ручной дуговой сваркой, приведены в табл. 18.

Технические требования. Сварка стыковых соединений деталей неодинаковой толщины при разнице, не превышающей значений, указанных в табл. 19. должна проводиться так же, как деталей одинаковой толщины; конструктивные элементы подготовленных кромок и размеры сварного шва следует выбирать по большей толшине.

Для осуществления плавного перехода от одной детали к другой допускается наклонное расположение поверхности шва.

При разности в толщине свариваемых деталей свыше значений, указанных в табл. 19, на детали, имеющей больщую толщину s_1 , должен быть сделан ское с одной или двух сторон до толщины тонкой детали s, как указано на рис 2, 3 и 4. При этом конструктивные элементы подготовленных кромок и размеры сварного шва следует выбирать по меньшей толщине

18. Конструктивные элементы сварных соединений (по FOCT 5264 - 80)

Размеры, мм

е, не	более		2.5+3		5-	Пред откл.	₹0.5	 	±1.0	11
•			01.8 40.35		8	Номин.	0.1	51	2,0	1,5
8			Or <i>s</i> 20 2 <i>s</i>		e, HC	более	6 (¢ ₁ =4)	1	$(e_1=6)$	8 6 01 10
	Πρεπ. orκπ		+0.5			Пред. откл	+0,5	1.0	+1.0	±1,0 +1,5 -1,0
P	Номин		0		q	Номин.	0	h1	7	72
	3	Тине лия	Or 1 no 2 Cr 2 no 4			$s = s_1$	Or 1 do 1,5	Св. 1,5 до 3,0	Св. 3,0 до 4,0	До 2 Св. 2 до 4 Св. 4 до 5
з эпсменты	сварного инв	Стыковые соединения				01	S THE STATE OF THE		6 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4 4	6 4
Конструктивные эпсменть	полтотовленных кромок свариваемых деталей		S R S S S S S S S S S S S S S S S S S S	5,27		9717	15 mm s		55.0.0	
Условное	сварного		5				C		C4	C.7

	<u>.</u>	1ce	12 14 16		Пред. откл	±1,5 -0.5				+2.0	-0,5		<u> </u>
	d	не более	10 12 14	20	Номин.			0,5				<u>.</u>	
	+ ;	KJ. ± 1)	7 9 11		Пред. откл.	7 7		+				+4	
	l)	(пред. откл. ± 1)	4 9 8	ð	Номин.	8 12 16 20	24 28	35	38 41	44	49 53	95	60 64
		$s=s_1$	От 6 до 8 Св. 8 до 10 Св. 10 до 12		$s = s_1$	От 3 до 5 Св. 5 до 8 Св. 8 до 11 Св. 11 до 14	CB. 14 до 17 CB. 17 до 20 CB. 07 до 24	24 до	28 до 32 до	Св. 36 до 40	Cn. 40 no 44 Cb. 44 no 48	Св. 48 до 52	Св. 52 до 56 Св. 56 до 60
	ме жименды	сварного шва	1 = Z			,	4	5					
, , , , , , , , , , , , , , , , , , ,	конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых детатей	2 1 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2				85.50 1.50 1.50 1.50 1.50 1.50 1.50 1.50		25	2-2	7 1		
Условное	обозначение	сварного соединения	C42					C8					

Конструктивные элементы
сварного шва
1///

Продолжение табл. 18

g	Прсл. откл.					+ 2.0	- 0.5	<u>;</u>						+ 3.0	5,0 -			
= \$	Номин.							÷			,							
	e ₁ + 2		01					<u>.</u>							4			
	Пред. откл.			+1					+	- I					+ 5			
	Номин.	16	18	19 20	22	24	76	970	02	3 8	, K 4	35	38	40	42	44 4	46 48	·
R	(прел. откл. ±1)					20									10			
	s = s	От 15 до 17	Св. 20 до 24	Св. 24 до 28 Св. 28 до 32	Св. 32 до 36	Св. 36 до 40	(7), 40 == 44	CB. 40 20 44	Cs. 44 40 46	Ca 57 To S6	Св. 56 до 60	Co 60 as 64	Св. 64 до 70	Св. 70 до 76	Св. 76 до 82	CB. 82 Jto 88	CB. 88 40 94 CB. 94 40 100	
элементы	сварного шва		au	6	E. C.	<u>δ</u> †						·	6		6.6	<u>s</u>		
Конструк гивные элементы	подгоговленных кромок евариваемых деталей		200220	A R	10.1	2-2					$h = 10 \div 12$	450420	100-12	2,5	1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7		
условное	старного				CI3									C14				

er.	Пред откл.	+ 1,5					+ 2.0	5'0 -)									+ 3.0	5,0 -		
<u> </u>	Помин											0.5								
	Hpen. orka.	+1 C1					~			_							+			
3	Помин	10	14	9 8: 18	20	2.2	24	26	28	30	32	34	36	39	42	45	48	51	54	58
	$s = s_1$	Or 8 an 11 Ch. 11 ao 14	CB. 14 40 17	Св. 20 до 24		Св. 28 до 32	Св. 32 до 36		Св. 40 до 44	Св. 44 до 48	Св. 48 до 52	Св. 52 до 56	Св. 56 до 60	Св. 60 до 64	CB. 64 AO 70	CB. 70 ao 76	Св. 76 до 82	Св. 82 до 88	Св. 88 до 94	Св. 94 до 100
элементы	сварного шва				I		5													
Конструктинные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей			,	× 5° 7			S. S		2 - 2 - 2	14									
Условиое обозначение	випаникаоэ отолива									_	CI5									

		Пред. откл	+ 1.5	+ 2.0		55	Преж. откл.	+1,5
	bc	Номин.		0,5			Номин	5.0
-		Hor		0		e ₁ (upca.	откл. ±1)	4 9
		Пред откл.	+ .	-	+I 4	6	Пред.	7 +1
	ò	Номип.	8 Z 2 2 6 1 6 1 6 1 6 1 6 1 6 1 6 1 6 1 6 1	22 26 30 34 42 47	52 54 60 65		тиморр	10 16 20 24
 -		Hoy	~	HUWWWAA	~~~~ <u>~</u>	<i>b</i> (пред.	откл. ±1)	٤ 4
			Or 3 no 5 Cs 5 no 8 Cs. 8 no 11 Cs. 11 no 14	14 до 17 до 20 до 24 до 28 до 32 до 36 до	Cb. 40 до 44 Cb. 44 до 48 Cb. 48 до 52 Cb. 52 до 56 Cb. 56 до 60		S = S1	Or 3 4to 5 Cb. 5 4to 8 Cb. 8 4to 11 Cb. 11 4to 14
	DICMUTTBI	сварного шва		6			6	157
	Конструктиния элементы	подготовленных кромок свириваемых деталей		250270	2-2		25.0.4.70	5'0+0
Ve rosnoe	оро визисине	сварного		C17				C18

е е (пред.	нимоН Пред тито	28 32 6	36 ± 3 40 44 48 50	54 ± 4 8 0,5 +2,0 56 ± 4 -0,5 60 63 68	8	Номин. Пред Ночин. Пред откл.	17 +1,5	22 24	26 ±3 0.5 +2.0	28 -0.5
в (пред.	откл. ±I)		ν,	T	<i>b</i> (прсд.	OTK! ±1)		∞c r		13
	s = s ₁	Св. 14 до 17 Св. 17 до 20	CB 20 до 24 CB 24 до 28 CB 28 до 32 CB 32 до 36 CB 36 до 40	Св. 40 по 44 Св. 44 до 48 Св. 48 до 52 Св. 52 до 56 Св. 56 до 60		s = s	От 6 до 10 Св 10 до 14	Св. 14 до 18 Св. 18 до 22		Св. 26 до 30 Св. 30 до 35
элементы	сварного шва		6	7.4 (a)		c	6			
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей		25° 25° 2° 2° 2° 2° 2° 2° 2° 2° 2° 2° 2° 2° 2°	171 '0+0		120220		5'0	7 W €	
Условное обозначение	соединения			CIS				610		

Условное оболизиение	Конструктивные элементь	з элементы		р (пред	90		56	
сварного	нодготовленных кромок свариваемых деталей	сварного шва	$s = s_1$	OTKJL + I)	Номин.	Пред откл.	Номин.	Прел.
	1204		Св. 40 до 47		34			
	1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	- - -	CB. 47 Ao 54 CB 54 Ao 60		36 38	+		+ 2.0 - 0.5
010		5 	Св. 60 до 66	12	40		0.5	
<u>.</u>	5		Св. 66 до 72 Св. 72 до 78		4 4 4 %	41		- 3,0
	₩		Св 78 до 85		52			- 0,5
	20 E		Св. 8 5 до 92 Св. 92 до 100		96 90			
			Or 3 do 5		10			
			Св. 5 до 8	m	16			+ 1.5
			Св. 8 до 11		20	+ 2		- 0,5
	13° ± 20		Св. 11 до 14	4	24			
	10	\$ 00 miles	Св. 14 до 17		28		0,5	
C20			CB. 20 30 24		36			
	\$ \$		24 до		40	÷:		- 2,0
	L L		28.40		4 :			í á
	71 × 1 × 1 × 1 × 1 × 1 × 1 × 1 × 1 × 1 ×		CB. 32.40 36 Cr. 36.40 40	S				
	07	-	i i					
			40 JO		54			
			44 JO		36			
			Св. 48 до 52		09	+1		
		<u>.</u>	52 до		63			
	_		56 до		89			

- 2 <u>r</u>	Пред откл				+2.0		_		_			-3,0	-0.5		
ex il	Помин,						0,5					_			
	е ₁ (пред. откл. ± 2)		10				71		_			4			
	Прел. откл.			+1				+ 4				+ 5			
2	Помин.	26 28	32	33	34 35	36	40	42	44	46	48	52	54	56	09
9	$s = s_1$	От 15 до 17 Св. 17 до 20	20 ло 24 ло	28 710	Св. 32 до 36 Св. 36 до 40	CB. 40 100 44	CB. 48 JO 52	CB. 52,70 56	CB. 26 A0 60	CB. 60 ato 64	CB. 64 Ato 70 CB. 70 ato 76	CB. 76 AO 82	Св. 82 до 88	∞	Св. 94 до 100
с элементы	сварного шва				6		100								
Конструктиник элементы	подголовленных кромок свариваемых деталей				12°±2° R=8±1	25	2-2								
Уеловное обо шачение	соединения														

	Пред откл.	+'1.5	+ 2.0 - 0.5	+ 3.0
<u>a</u>	Помин.			5.0
6	Пред. откл.	+ 2	€	+I 4
	Номин.	10 12	75 16 16 17 18 18 18 18 18 18 18 18 18 18 18 18 18	39 42 48 48 51 54 60 63 68
	18 - 8	Or. 8 (to 11 Ch. 11 (to 14	Ch. 14 do 17 Ch. 17 do 20 Ch. 20 do 24 Ch. 24 do 28 Ch. 28 do 32 Ch. 32 do 36 Ch. 36 do 40 Ch. 36 do 44 Ch. 40 do 44 Ch. 48 do 52 Ch. 56 do 60	CB 60 до 64 CB 64 до 70 CB 70 до 76 CB 76 до 82 CB 82 до 88 CB 88 до 94 CB 94 до 100 CB 106 до 112 CB 112 до 118 CB 118 до 120
элементы	сварното шва			
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей		\$ 2.5° 5.7° 5.7° 5.7° 5.7° 5.7° 5.7° 5.7° 5	2.7
Условное	сварного		C.25	

\$50	Пред	+1,5 -0,5	+2.0	+3.0
il 50	Номин		0,5	
	Пред. откл.		+:	+I
	Номин	=	12 13 14 18 20 22 24 24 27 28	29 30 31 33 34 35 40 40
	Пред. откл.	+ 2	++	+1
	Номин	91	18 20 22 28 30 30 32 44 44 44	49 51 53 55 57 60 63 69 72 72
	$S \equiv S_1$	От. 12 до 14	CB. 14 µo 17 CB. 17 µo 20 CB. 20 µo 24 CB. 24 µo 28 CB. 28 πo 32 CB. 32 µo 36 CB. 36 µo 40 CB. 40 µo 44 CB. 40 µo 48 CB. 48 µo 52 CB. 56 µo 60 CB. 55 µo 60	CB 60 до 64 CB. 64 до 70 CB. 70 до 76 CB. 76 до 82 CB. 82 до 88 CB. 88 до 94 CB. 94 до 100 CB. 106 до 112 Ch. 112 до 118 Ch. 118 до 120
изменты	сварного шва		6	
Конструктивные элементы	подготовленных кромок сваривасмых деталей		250:230	
Условное обозпачение	сварного		C39	

Продолжение тибл 18

ут подготой-тенный кромок сварного швы s Номин Пред соти более более Ут Св. 2 до 4 0 7 1 до 2 0 7 1 до 2 <th>Условное обозначение</th> <th>Колструктивные элементы</th> <th>элементы</th> <th></th> <th>ų</th> <th></th> <th>~</th> <th>•</th> <th>е, нс</th>	Условное обозначение	Колструктивные элементы	элементы		ų		~	•	е, нс
Угловые составления СВ. 2 до 4 ОТ 1 до 2 СВ. 2 до 4 ОТ 1 до 2 ОТ 2 до 6 ОТ 2 до 2 ОТ 1 до 2 ОТ 1 до 2 ОТ 1 до 2 ОТ 1 до 2 ОТ 2 до 6 ОТ 2 до 6 ОТ 1 до 2 ОТ 2 до 2 ОТ 2 до 2 ОТ 1 до 2 ОТ 1 до 2 ОТ 1 до 2 ОТ 1 до 2 ОТ 2 до	сварного соедина	подготовленных кромок свариваемых деталей	сварного шва	3-7.		ред. гкл.			более
CB. 2 no 4 1 10 2 Or 1 no 3 or 1 no 2 or 1 no 3 or 1 no		_	Угловые сое	цинения		_	_		
S R HC GO.ICE HOMMI. Or 1 Ino 2 S R HC GO.ICE HOMMI. S. 2.7 S R R HC GO.ICE HOMMI. CB. 2 In 6 S R R HC GO.ICE HOMMI. CB. 2 In 6 S R R R HC GO.ICE HOMMI. CB. 2 In 6 S R R R HC GO.ICE HOMMI. S. 2.2 T R R R R R R R R R R R R R R R R R R	y.	2 5		От 1 до 2 Св. 2 до 4			2.3	OT 8 30 38	25+3
S R HC GOLICE HOMBHI. OT 20.2 St. b. 7 CB. D. 10.0 ST. N. HOMBHI. OT I. 10.0 CB. J. 10		5, 2, 7	Ż						
S + 1 C GOICE HOMBH. CB. 3.0 M		7 + 7	7				aí.	8	
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$		2	*	S	R	HC (oniec O	Помин.	Пред откл.
Св. 2 до 6 От 5 до 25 7 0 Св. 9 до 12 13 0 Св. 9 до 12 1 1 Св. 9 до 12 1 1 1 Помин. 1 1	y2			Or 1 10 2			5		+
S n I Ioмин. Пред. 1 10 2 1,5 дю 3,0 От 0 до 0,5 8 0 +1,0 Св. 3,0 дю 6,0 Св. 5,0 до 6,0 Св. 5			7773 1113	CB: 2 Ito 6 CB: 6 Ito 9 CB: 9 Ito 12	От s до 2s		7 (3	0	+2
г. т.							9		نه
CB. 1,5 MO 3,0 CB. 3,0 MO 5,0 CB. 3,0 MO 5,0 CB. 5,0 MO 6,0				رج ج	W	Ho	мин.	Пред. откл.	нс болес
CB. 1,5 дю 3.0 Or 0 до 0,5s 0 +1,0 CB. 3,0 дю 5,0 CB. 3,0 дю 6,0 CB. 5,0 дю 6,0	5	\$	5'0-5'0 5'1+5'0	От 1,0 до 1,5				+0,5	9
+2.0	y 1			CB. 1,5 до 3.0	От 0 до 0.59		0	+1,0	8
				Св. 3,0 до 5,0				+20	01
		1 × 1 × 1	3	Св. 5,0 до 6,0				i i	12

e,	не более	8 10	12	4		Пред. откл.	+1,5 -0,5	+2,0	
	Пред.	+	+3		b	Номин		5,0	
q	Номин		0			Пред. откл.	+ 2	£(
	и		От 0 до 0,5s		e	Номин.	8 12 16 20	24 28 32 38 44	
	ى	Or 2 4to 3 CB. 3 4to 5	Св. 5 до 6	Св. 6 до 8		6 -9	Or 3 до 5 CB. 5 до 8 CB. 8 до 11 CB. 11 до 14	CB. 14 до 17 CB. 17 до 20 CB. 20 до 24 CB. 24 до 28 CB. 28 до 32 CB. 32 до 36 CB. 36 до 40	
элементы	сварного шва	5'0 = 5'0 +	2	TW TW			6		Эскиз см. с. 43
Конструктивные элементы	годготовленных кромок свариваемых деталей	S Ja	0	5, 2, 2			\$ 2	\$1 \$1 \$1,80,55	Эскиз см. с. 43
Условное	скарного соединения		y5					%	y7

×	Помия. Откл.					0.5 + 2.0	<u>5.0 - </u>					-	C,1+	C'O-				0.5		+2,0	C.U-					
	Пред Пред П					4+1							~7					~ +I						₹ †		_
3	Номин.			49	53	26	09	4 2			~	12	16	61	22	26	30	34	38	42	47	52	54	99	09	4۶
	8:			Св. 40 до 44	Св. 44 до 48	Св. 48 до 52	Св. 52 до 56	CB 56 Ao 60			От 3 до 5	Св. 5до 8	Св. 8 до 11	Св. 11 до 14	CB. 14 4to 17	Св. 17 до 20	Св. 20 до 24	Св. 24 до 28	Св. 28 до 32	Св. 32 до 36	Св. 36 до 40	Св. 40 до 44	Св. 44 до 48	Св. 48 до 52	Св. 52 до 56	Cu 56 m 60
элементы	сварного шва	Эскиз см. с. 42	- A	,			1		3					\overline{\over					3							
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей	Эскиз см. с.42	**************************************	>			3 11 2	- 3		5,20,55		750	, , , , , , , , , , , , , , , , , , ,	\$				1/2.2	1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	5,		5,7 > 0,55				
Условное обозпачение	еварного соединения	y6		y7					-										y9				_			_

<i>b</i>	Пред откл.		-	+2	+3	æ	Пред. откл.	1 2
	Номин.			0			Номин.	7 10 18 18 30 30 30
	×	Тавровые соединения	Or 2 ao 3	CB 3 4to 15	Св. 15 до 40		3.	O1 3 40 5 CB. 5 40 8 CB. 8 40 11 CB. 11 40 14 CB. 17 40 20 CB. 20 40 24
з элементы	сварного шва	Тавровь	***				1	True of the state
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей		S	9	51.82	•		\$5°+2° \$5'7 \cdot
Условное обозначение	сварного соединения	_	Ē		13			T6

Условное обозначение	Конструктивные элементы	с элементы			
сварного	полготовленных кромок свариваемых деталей	свирного шва	^	Номин	Пред откл
			От 12 до 14	∞	+ 2
			Св. 14 до 17	01	
			CB. 17 BO 20	12	
			Св. 20 до 24	- -	
	~]		Св. 24 до 28	91	
			Св 28 до 32	17	
		19,155-0,55	CB. 32 JO 36	81	₹, +
		3	Св. 36 до 40	19	
	22		Св. 40 до 44	70	
1.0			CB. 44 JO 48	21	
	1		Св. 48 до 52	22	
	5.4 0.58		Св. 52 до 56	24	
			Св. 56 до 60	26	
			CB. 60 до 64	28	
			Св. 64 до 70	30	
			Св. 70 до 76	32	+1
			Св. 76 до 82	34	
			Св. 82 до 88	36	
			Св. 88 до 94	38	
			Св. 94 до 100	40	

p	Пред.		+1,0	+ 1,5		+ 2.0		+1,0	5,1+			+ 2.0	
	Номин.							0				_	
	В	3	3-20	8-40	12-100	30-240		3-20	8-40	!	12-100	30.240	
	S	сослинения	От 2 до 5	Св. 5 до 10	Св. 10 до 29	Св. 29 до 60		Ot 2 до 5	Ca. 5 ao 10		Св. 10 до 29	Св. 29 до 60	
LIEWEHTIA	сварного шва	Пахлесточные сослинения			*				- - +	No N			
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей				\$,	25	5,42				
Условное обизначение	состинения								- 64				

Примечания: 1. FOCT 5264-80 предусматривает и аругие конструктивные элементы свариваемых деталей.

^{2.} Донускается выпуклость и вогнутость углового шва до 30 % его катета. При этом вотнутость не должна приводить к уменьшению значения катета k_{tc} установленного при проектировании. (Катетом k_{n} является катет наибольшего прямоугольного треугольника, ниисанного во внешною часть услового шва. При симметричном шве за катет Ка принимается любой из равных катетов, при несимметричном шве - меньший).

^{4.} При подготавке кромок с применением ручного инструмента предельные отклонения угла скоса кромок могут быть увеличены до ± 5°. При 3. Допускается в местах перекрытия свариля зивов и в местах исправления дефектов увеличение размеров швон до 30 % номинального значения.

^{5.} Допускается применять приведенные в таблице основные типы сварных сосдинений, конструктивные элементы и размеры сварных соединений при сварке в двуокиси углерода электродной проволокой диаметром 0,8-1,4 мм (УП). лом соответственно может быть изменена ширина шва е, ер.

19. Разность толщин листов при стыковой сварке, мм

Толішина тонкой детали	Разность толшин деталеи
От 1 до 4	1
Св. 4 до 20	2
Св. 20 до 30	3
Св 30	4

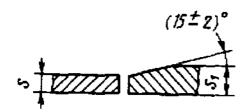


Рис. 2

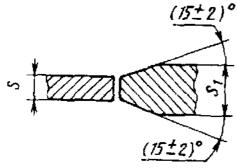


Рис. 3

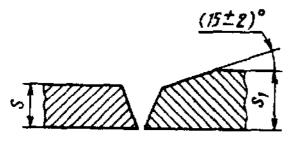


Рис. 4

Допускается смещение свариваемых кромок перед сваркой относительно друг друга, не более:

- 0.5 мм для деталей толициной до 4 мм;
- 1.0 мм для толщин 4 10 мм.
- 0.1s. но не более 3 мм для деталей толшиной 10 - 100 мм;
- 0.01s + 2 мм, но не более 4 мм для деталей толшиной более 100 мм.

В стыковых, гавровых и угловых соединениях толициюй более 16 мм, выполняемых в монтажных условиях, допускается увеличение номинального значения размера b до 4 мм. При этом соответственно может быть увеличена ширина ива e, e_3 .

При сварке в положениях, отличных от нижнего, допускается увеличение размера g и g_1 , не более:

для деталей толщиной до 60 мм - 1,0 мм; для деталей толщиной св 60 мм - 2,0 мм.

При выполнении двустороннего шва с полным проплавлением перед сваркой с обратной стороны корень шва расчишают до чистого металла.

Катеты углового шва *К* и *К*₁ должны быть установлены при проектировании сварного соединения, но не более 3 мм для деталей толшиной до 3 мм включительно и 1,2 толщины более тонкой детали при сварке деталей толшиной свыше 3 мм. Предельные отклонения катетов углового шва от номинального значения должны соответствовать:

+1,0 -0,5	при K и K_1 от 3 до 5 мм включительно,
+2.0 -1.0	при K и K_1 от 5 до 8 мм включительно,
-2,5 -1,5	при K и K_1 от 8 до 12 мм включительно,
+3,0 -2,0	при K и K_1 свыше 12 мм.

При применении электродов с более высоким временным сопротивлением разрыву, чем у основного металла, катег углового шва в расчетном соединении может быть уменьшен примерно пропорционально отношению временного сопротивления разрыву материала шва к временному сопротивлению основного металла.

СВАРНЫЕ СОЕДИПЕНИЯ ИЗ АЛЮМИНИЯ И АЛЮМИНИЕВЫХ СПЛАВОВ

Условные обозначения способов дуговой сварки в инсртных газах.

РИНи — ручная неплавишимся электродом с присадочным металлом.

АИНп — автоматическая неплавящимся электродом с присадочным металлом:

АИНп-3 - автоматическая неплавящимся электродом с присадочным материалом - трехфазная:

АИП - автоматическая плавящимся электродом - однодутовая;

ПИП – полуантоматической плавищимся электродом (табл 20).

Технические требования. Кромки свариваемых деталей должны быть обработаны механическим путем не грубее параметров шероховатости поверхности *Rz* 40 мкм.

При сварке швов стыковых соединений детапей неодинаковой толицины, когда разность толицин не превышает величин, указанных в табл. 21, подготовку кромок под сварку производят так же, как и для деталей одинаковой толицины. В этом случае конструктивные элементы подготовленных кромок и размеры шва назначают по большей толицине свариваемых деталей.

Для осуществления плавного перехода от одной детали к другой допускается наклонное расположение поверхности шва.

При разности в толщине свариваемых деталей свыше значений, указанных в табл. 21, на летали, имеющей большую голицину з₁, должен быть сделан ское с одной или двух сторон до толщины тонкой детали з, как указано на рис. 5

При этом конструктивные элементы подгозовленных кромок и размеры сварного шва следует выбирать по меньшей толшине.

В стыковых соединениях без скоса кромок деталей толщиной свыше 6 мм при сварке неплавянимся электродом с присадочным металлом для обеспечения направленности его подачи в сварочную ванну разрешается спимать фаску с верхних кромок деталей размером (1.0...1,5 мм) × 45°.

При сварке в положениях, отличных от

нижнего, допускается увеличение размеро шва, но не более:

2 мм — для толщин до 25 мм:

3 мм - свыше 25 мм.

21. Разность толщин (мм) при стыковой сварке

Толщина тонкой детали	Разность толшины деталей
От 0,8 до 3,0	0,5
Св. 3,0 до 5,0	1,0
» 5,0 » 12,0	1,2
» 12,0 » 25,0	1.5
» 25,0 » 60,0	3,0

При сварке в гелии на постоянном токе размеры щва могут быть уменьшены до 15%.

Для расчетных угловых швов значения катета $K_{\rm n}$ должны быть установлены при проектировании (см. с. 29).

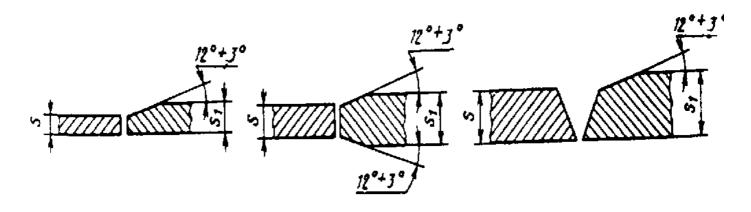
Предельные отклонения величины катета расчетных швов должны соответствовать:

 $\pm 2,0$ мм при $K \le 5$ мм;

 $+3.0 \text{ MM HPH } 5 \le K \le 8 \text{ MM}$.

 $+4.0 \text{ мм при } K \ge 8 \text{ мм.}$

Для стыковых соединений допускается уменьшение размера ϵ ло 2 ± 1 мм, для тавровых и угловых соединений до 1^{-1} мм.



20. Конструктивные элементы и размеры сварных соединений из алюминия и алюминивых сплавов (по ГОСТ 14806-80) (Дуговая сварха в инсртных газах)

Размеры, мм

	Пред. откл				₹ 0,5				 		+							+ 1,0		
to:	Почин				8.0		0,1	1		∞ ⊃		i -	•	∩ `I				2,0		
	e. IIc bosiec		۲.		G.T.		1.2		7		01		71		14		51		16	
	Пред. откл	 			+0,5		0,1+			+0.5						0, + 1,0 -				
9	Номин] } 			9								0							
	s = s ₁		Or 0,8	до 1,0	CB. 1,0	до 2,5	CB. 2.5	до 4,0	O _T 0,8	до 1,0	CB. 1.0	до 2,0	CB. 2,0	до 4.0	C _B . 4,0	до 5,0	CB. 4,0	0,9 ол	CB. 6,0	до 8.0
	Способ сварки	жения		РИНп;	AMHa				; !			PMHn:	АИНп					AMIIn;	AMHa-3	
мс элементы	сварного шва	Стыковые соединения		8			מש ב					ου <u>δ</u>) XD0	<u> </u>				
Конструктивные элементы	подготовлениых кромок сварижіємых дегалей			4	*		- ¥						18	-						
Условное	сварного					C2							C4							

Продолжение табл 20

	Пред. ОТКЛ.		± 1,0				± 0,5	Т		0,1 +	
5¢	Номин		2.0			8,0		0.1		2.0	
	е, не более	61	21	22	23	20	01	12	14	15	16
	Пред.	11,0		+2,0		₹1,5		+ 1,0		£.1.5	
4	Помин.		C			0	_	_		1,5	
	$s = \epsilon_1$	Св. 8,0 до 10,0	Св. 10,0 до 12,0	Св. 12,0 до 14,0	CB. 14,0 no 16,0	Or 0,8 no 1,0	Св. 1,0 до 2,0	Св. 2,0 до 4,0	Св. 4,0 до 5,0	Св. 4,0 до 6,0	Св. 6.0 до 8,0
	Способ сварки		ΛИНn	АИНп-3				PMHn;	АИНп	эйни:	AИ Hn-3
DEMCITLA	сварного шва	b		хош Ç			ص -				
Койструктиные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей	-	S	T P		•		\$ 5			
Условное обозначение	сварного		7 3		j			SS .			

Продолжение таба 20

	Пред откл.				+ 1,0								± 0,5				0:1 +1		
55	Ножин				2,0								_				2		
	е, не более		19		21		22		23		01		12				91		19
	Пред. откл.				2,1 ±					}			+			-			+2
9	Номин				1,5										0				
	$s = s_1$	CB. 8,0	ло 10,6	CB. 10,0	uo 12,0	CB. 12.0	до 14,0	CB. 14,0	0,91 on	OT 2	7(n 3	CB. 3	40 4	CB. 4	до 6	CB. 6	8 оп	CB. 8	до 10
	Способ сварки				АИНл;	АИНп-3	_					PMHn;	ΑИНп				АИНп		
элсменты	сварного шва				6							6							
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей				-3	7		1				4		5	-				
Условное	сварното гослинения					CS			-					C3					

ļ	Копетруктивные элементы	е элементы	9		1-C -		~		9			8
подготовленных кромок свариваемых деталей	hix SM bix	сварного шва	с.посоо сварки	s: !! s:	Ном.	Пред. 1	Ном.	Пред.	Ном	Прел.	Ном	Пред откл.
				Or 4 20 6			2		13			
		5		Св. 6 до 8					9			
2	- (s -	100	РИНп	Св. 8 до 10	•			<u> </u>	20	+ 2		
- - - - - - - -		m ç		CB. 10 Ito 12			m	-1 <u></u>	24		7	
17.00		<u>6</u>		CR: 12 до 14					28			
	15			Св. 14 до 16		+ 2		<u>.</u>	32	+ı ~		 .
0	-	XDIII E		CB. 16 20 18				1	36	·····	ಹ	
				Св. 18 до 20		<u></u>		1	40	•		
Ý						C	:		ه		مه	
5	. A 	b		$s = s_1$	Ном.	Прсд.		Ном.	Прсд. откл.		Ном.	Пред.
7 2			РИНп	От 4 до 6	7	+1		91	+ 2		3	<u> </u>

Условное обозначение	Конструктивные элементы	с элементы					ļ 	် မ		×	ĺ
сварного	подготовленных кромок свариваеых деталей	сварного шва	Способ	$s = s_1$	Ном.	Пред.	Ном	Пред. откл.	Ном.	пр	Пред. откл.
)	CB. 6	2		61				
				a At	-						
				. « ن ا			22	+ 5			
				до 10							
				CB. 10	•		25		2		
	× × × × × × × × × × × × × × × × × × ×			до 12							
-	S	<u> </u>	РИНп	CB. 12		 +I	29		T -		
_				до 14	- -					+1	_
-				CB. 14	3		33			<u>, </u>	
	2 + 2			ы 16				+			
	- + + + + + + + + + + + + + + + + + + +			CB. 16	-		37	<u>,</u>	ĸ		
_				AC 18							
				CB. 18			4	_			
				до 20				-1:			
					h	, c		4		oc '	
	8	Q.		$s = s_1 \mid \text{Hom}$	Пред	Ном. П	Пред Ном.	и. Пред		Hom.	Пред
<u> </u>		$\overline{\mathbf{W}}$			OTKJI.	<u> </u>	OTK/I.	откл.			OTK).
	5			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		:	l		± 2)		
	3	∩	РИНп	014							
		- Z L		3 oz							
-			_		-	٠,	- -	- T	- 02	,	 +
							91 19		 }	_	- 1
				10 8	_			_			

	Пред опкл.					-							Прел. отки.		-	
ax.	Ном.		2						٣			×	Ном		3	
[6]	(пред. откл. ±2)		01						13				Прец.		± 2	
	Пред		+ 2						+ 3			6				
	Ном	20	24		28	32		36		40			Ном.	25		26
	Прел.		•			_ +ı							<i>h</i> ₁ (пред. откл. ± 1)		11	
	Ном.					7										· · ·
9	Пред.	+				+2							с (пред. откл. ± 1)		2	
	Ном						0		_				_			20 -
	$s = s_1$	CB. 8	2 ° € 3 ° €	до 12	Св. 12 до 14	CB. 14	до 16	CR 16	ж 18	CB. 18	7IO 70		$s = s_1$	Or 16 81 0%		Св. 18 до 20
	Способ				РИНп											РИНп
удсмен гы	сварного плка				9	1							6	1.0	; ,	e ₁ = 15 ± 2
Коиструктивные эдементы	подготовленных Кромок сваринаемых деталей		8			, 3 ↓ 1						Ġ	12 0°2 10°2	7.5 1.6 2.5 3.5 3.5 3.5 3.5 3.5 3.5 3.5 3.5 3.5 3	<u>y</u>	
Условное обозначение	сварного				C12	•								C14		

Конструкт	ивны	Конструктивные элементы						8	50	
сварного соединения	подготовленных кромок свариваемых деталсй	сварного шва	Способ	$s = s_1$	с (пред.	<i>h</i> 1 (пред откл. ± 1)	Ном.	Пред. опкл.	Ном.	Пред откл.
				Св. 20 до 22			27			
	300,	<i>6</i> €		Св. 22 до 24			28	+ 2	٣	
		1		Сн 24 до 26			29			-
	<u>\$</u> <u>\$</u> \$\frac{1}{2}\text{\$\text{\$\frac{1}{2}\text{\$\frac{1}\text{\$\frac{1}{2}\text{\$\frac{1}\text{\$\frac{1}\text{\$\frac{1}\text{\$\frac{1}\text{\$\frac{1}\text{\$\frac{1}	* Z	РИНп	Св. 26 до 28	7		30	+	4	
		$e_1 = 15 \pm 2$		Св. 28 до 30			31			
	01+109	₹ ₹ 8		Or 12 40 14		h = 5	91			
	(1)		РИНп	Св. 14		9	18	± 2	7	-
				Св. 16 до 18		1	20		<u>ش</u>	

Продолжение таба 20

	Пред.			_		— +ı			
₽ť.	Ном		ς, .			4			
	Пред.		+1 5				()		
<i>*</i>	Ном.	22	24	26	28	30	32	34	36
	<i>h</i> (пред. откл. ± 1)	∞	6	01	=	12	13	41	15
	с (пред. откл. ± 1)		,		2				
	$s = s_{\rm I}$	Св. 18 до 20	Св. 20 до 22	Св. 22 до 24	Св. 24 до 26	Св. 26 до 28	Св. 28 до 30	Св. 30 до 32	Св. 32 до 35
	Способ				РИНп				
ытемситы	сварного шва								
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей				01:009	15 173			
Условное обозначение	свирного соединения				C15				

50	Пред.			_	- +1				
	Ном.		2						
<i>"</i>	Прсл.		1+				H ~		
	Ном.	12	4	17	20	23	26	29	30
	с (пред. откт±1)				^+				
P	Ном. Пред.		+			+2			
	Ном								
	s = s	Or 4 20 6	Св. 6 до 8	Св. 8 до 10	Св. 10 до 12	Св. 12 до 14	Св. 14 до 16	CB. 16 go 18	Св 18 по 20
	Способ		РИНп			РИНп; АИНп			
в элементы	сварного шва			Q.		ጀወመር			
Конструктивные элементы	полготовленных кромок свариваемых детилей			350270		# 			
Условное обозначение	соединетия				C17				

Продолжение табл. 20

	Пред.								+								
50	Ном.				2							(٤.				_
	Пред.				± 2	•						,	~ +i	1		ı	
	Ном.	12		4		17		20		23		26		2.9		30	, _
	с (пред. откл. ± 1)			,		Ť		,	7			1				T	
	$s = s_1$	O _T 4	до б	CB. 6	до 8	CB 8	по 10	CB. 10	до 12	CB. 12	до 14	CB. 14	до 16	CB. 16	81 or	CB. 18	до 20
	Способ сварки		РИШ					·	РИНП;	AMHn;	Annii-						
пые элементы	сварного шва						6			ישסץ	- £						
Копструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей						150,70	\$ S		0,12							
Условное обозначение	сварного соедивения							81.5	e .								

\ \ \ \	Пред.	 						_			+1	,		-						 	_	-	7		
30	Ном	/ 		7								_	۳.		_					 			4		_
, ,	Пред. откл.					_	+2										_		#3		_				
	Ном.		17		61		21		24		27		30		33		36		30		4		44		47
с (пред	στκπ ± l)	 		,		,—. <u> </u>		-		-		, -	7	,						,				.	
	$s = s_1$	Or 5	ж од	CB. 8	01 on	CB. 10	до 12	CB. 12	до 14	CB. 14	AO 16	CB. 16	до 18	CB. 18	до 20	CB. 20	до 22	CB. 22	до 24	C _B . 24	до 26	CB. 26	до 28	CB. 28	до 30
	Способ сварки			.				•		L —		РИНп:	АИНл;	ANHn-3						1					,
е элементы	сварного шва										es.	1													
Конструктивные элементы	полготовленных кромок свариваемых деталей									37.					J. 1	7									
Условиос	сварного сосдинения													C19			•								.,

pt.	Пред откл.					Γ.—		-	 + 											7	-2			
	Ном.			7									е.								<u>ი</u>			
6	(пред. откл ± 2)			12				91					<u>æ</u>							<u>.</u>	<u>-</u>			
	Пред.			+ 2						1				+ 3				, <u>.</u>	•					
	Ном.	12		15		81		20		24		26		28		31		36		40			4 4	
ر	(прел. откт. ±1)			7								т.								12				
q	Пред. отки.			+								+5				_								
	Ном.												-					_						
	$s = s_1$	Or 4	до 6	CB. 6	до 8	CB. 8	до 10	CB. 10	до 12	CB 12	до 14	CB. 14	91 og	CB. 16	до 18	C _B 18	до 20	O1 20	до 23	CB. 23	до 26		CB. 26	до 29
	Способ		РИН.; АИПп;													AMHn;	ANHn-	ć						
элементы	сварного шва								6 T		e,	¥ ¥ = Z												
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей							350+10	*	2 2 2 2 2	4	- -												
Условное оболизуение	сварного									C21			•										_	

	5x.	Пред. (віред. Ном. Пр откл. откл. отр.			+3 5 5 +	15 5	5 5	15 5	5 2	<u>√</u>	15 S R How. Tipo	15 5 R Hom. Tipo	Hom. The	H PM. Tipe	15 5 Hom. The	Hom. The ork	Hom. The	15 5 Hom. Tipo	15 S Hom. The	15 5 How. The orth	15 S Hom. IIpo	15 S Hom. Hom. The	15 S S S S S S S S S S S S S S S S S S S
		(npca. Hom. ork:1.		48	12					52 58 58 (irper.	52 58 S8 (iiper.	52 58 S8 (iiper. mrc	52 58 68 mmci.	52 58 52 mrc.i. 1.5) 5	52 58 58 (inper. mrc 1.5) 5	52 58 S8 S8 S8 77 7 7	52 52 58 S8 S8 7 1.5) 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5	68 52 52 58 mr.i. 1.5) 7 7 9	(imper. 7 7 9 9 9 9 9 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10	68 52 52 58 58 58 7 7 7 7 1.5)	68 52 58 58 77 1.5) 5 5 7 7 9 9 9 9 11	52 52 58 S8 S8 S8 10 1.5) 5 11 11	68 52 58 58 7 7 7 7 7 1.5) 11 11 11 11 11 11 11 11 11 11 11 11 11
	9	Ном. Пред.			7+ 0								i i	\		>		>	>	>	>	>	>
_		s = s ₁	Cb. 29			40 56						# O #	a 0 a	a 3 4									
		Способ		AMIIII.	AMHn-3												PMHn;	PMHa;	РИНа:	PMHn;	PMHn;	PMHa;	PMHn;
	іс элементы	сварного шва		6 3 3				i i i i								6							
	конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей					,5	2															
_	Уславное - обозначение -	сварного			C21	•												C25					

	Пред.								g_1	Номин. Пред. откл.	+1	
±.	Ном.	4		5			9			Upen.	+ 1 2	
	————ـــــــــــــــــــــــــــــــــ	30	31	32	33	34	35	36	8	.нимоН	m.	
	Прец (<u>L.</u>		 +1	L	L			е _і не более	14	15
h fi	Hom.				∞	Ţ			1	е (пред. откл. ± 3)	61	23
h	(mpca otk:1. ± 1,5)	14	91	81	20	22	24	27		<i>h</i> (пред. откл. ± 1,5)	7	6
,	(пред. откл. + 1)				m	ı		<u>-</u>	 	с (пред. откл. ± 1)	3	
	$s = s_1$	Or 30 Ito 32	Св. 32 до 36	C _{B.} 36 20 40	O1 42 до 46	Св. 46 до 50	CB. 50 до S4	Св. 54 до 60		's ≡ s	Or 12	CB 14
	Способ сварки		AMHı						РИНи: ЛИНп			
ле элементы	сварного шва		_	8						5	92	
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей	5		1 01 + 08 ×	Porto			350270	0+2			
Условное обозначение	спариого				C27					වෙ		

Продолжение табл. 20

	Пред.												
8	Ном. Пред)]	2		w		 			4			
	Пред.						+1				- - 2,		
8	Ном.		ε	4			8				4		
e _l ,	болес	91	81	70	22	18	20	22	24	26	28	30	
9	(преч. опкл. ± 3)	26	29	32	35	33	35	38	42	46	50	55	
h	(пред. откл. ± 1,5)	1	13	15	<u>\$2</u>	91	61	22	2.5	27	30	33	
ر	(пред откл. ± 1)			г: 					7.				
	$S = S_1$	Св. 17 до 20	Св. 20 до 23	Св. 23 до 26	Св. 26 до 30	CR 32 20 36	Св. 36 ло 40	Св. 40 до 44	Св. 44 до 48	Св. 48 до 52	Св. 52 до 56	Св. 56 до 60	
	Способ		РИНп;	АИНп				АИНа;	АИПп-3	-			
ыс элементы	сварного шва					9	16						
Конструктивные элементы	подготовленных кромок сваривас- мых деталей	35° ± 7° C C C C C C C C C C C C C C C C C C											
Уеловное обозначение	сварного						C39					i	

Продолжение табл. 20

Способ $s = s_1$ R Угловые соединения РИНп; Св. 1,5 3,0 - 4,5 РИНп; Св. 2,0 4,5 - 5,0 РИНп; Св. 2,0 4,5 - 5,0 РИНп; Пр. 2,5 - 3,0 1,0 Св. 2,0 4,5 - 5,0 1,0 ВИНп; Св. 2,0 1,0 ВИНп; Св. 3,0 1,1,0 ВИНп; Св. 3,0 1,1,0 ВИП; Св. 10,0 1,2,0 Вини; Св. 10,0 1,2,0 Вини; Св. 10,0 1,2,0 Вини; 1,2,0 1,2,0 Вини; 1,0 1,0 Вини; 1,0 1,0 Вини; 1,0 1,0 Вини; 1,0 1,0 Вини; 1,0 1,0 <t< th=""><th>}</th><th>Конструктивные элементы</th><th>элементы</th><th></th><th></th><th></th><th></th><th></th><th>e, He</th><th></th><th>4</th><th></th></t<>	}	Конструктивные элементы	элементы						e, He		4	
Утловые сосыинения От 1,0 2,5 - 3,0 -5,0 -5 -5 -5 -5 -6 -7 0 В 1,0 -6,0 -6,0 -6,0 -6,0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 0 -7 -7 0 -7	полиотовленных кромок сва- риваемых деталей	эмок сва- лей	скарного шва	Способ	s = s	R	*		юлее	Ном		Трен. эткт.
ОТ 1.0 2.5 - 3.0		-	Угловые сос	шинения				•	,	:		
РИНП: CB. L.5 3.0 - 4.5 Or s 7 0 0 20.0 2.0 2.5s	S ₁ R		+ 1		Or 1,0 20 1,5	2,5 - 3,			NO.			
СВ. 2.0 4,5 - 5,0 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8	27 20	- P73		РИНп; АИНи	Св. 1,5 до 2,0	3,0 - 4,		د د 	7	0		
ВИНП; S HOMMH. НО ОТ 1.5 НОМ НО ОТ 1.5 НОМ НО ОТ 1.5 НОМ НО ОТ 1.5 НОМ НО ОТ 1.4 НО О	s ₁ ≥ 1	S			Св. 2,0 до 2,5	4,5 - 5,			∞			+0,5
ВИНП; СВ. S.0 (О.5.5) 16 (СВ. 10.0) (СВ. 10						4				₽0		
От 1,5 +0,5 7 7 до 3,0 +0,5 10 +1 до 5,0 +1,0 Or 0 14 АИНи; CB. 5,0 0 41,0 Or 0 14 АИП; CB. 8,0 0 42 1 +2 ПИП до 10,0 42,0 20 +2 16 +2				РИНп; АИНп	Ceș	.нимоН	Пред. Откл.		c, Hc Sazec			<i>р</i> , не болес
Св. 3.0 10 +1 ло 5.0 +1.0 Or 0 14 +1 АИНи; до 8.0 0 но 8.0 1 +2 АИП; Св. 8.0 0 42.0 16 +2 ПИП до 10,0 +2.0 20 20	u	5	<i>b</i>		Or 1,5		+0.5		7			2
РИНп; CB. 5.0 +1.0 Or.0 14 1 АИНи; до 8.0 0 до 1 +2 ЛИП; Св. 8.0 0 5s 16 +2 ПИП до 10,0 42.0 20 20 до 12,0 +2.0 20 20	4				Св. 3,0 до 5,0			<u> </u>	2		-	3
Св. 8.0 0,5s 16 +2 до 10,0 20 до 12,0 +2.0	24	_	đ	РИНп; АИНа;	CB. 5,0 до 8,0			Pr. 0	41	_		
+2.0	2,	****		лип,	Св. 8.0 до 10,0			.S.	16		+2	4
	$s_1 \ge 0.7s$				Св. 10,0 до 12,0		+2,0	<u> </u>	20			

Продолжение таба.

×		+	<u>'</u> +'		олки Пред	}			 +I		į
}	Ном		<u>m</u>	pc pc	НомоН			2			m
ov.	Пред	 	+		Пред. Откл.	}		÷ 5		l	<u></u>
	Ном			٦	<u></u>		 	 			+
	е, не более		<u>c</u>	<u> </u> 	нимоП	15		70	233	26	30
	x	O r 0	0.5s		(inpeat. orrel. ±1)		2	 	٣		ļ
q	Пред. откл.	+0,	1-0		.Прел. откл.		- +		+2		
	Ном.		0	9	нимоН				0		
	s.	Or 1.5	Св. 3.0 до 5.0		ь.	Or 4 ao 6	Cn. 6 20 8	Св. 8 до 10	Св. 10 до 12	Св 12 до 14	CB. 14 IO 16
	Способ	РИНл;	АИНп					РИНл; ЛИНп			
ыс элементы	сварного шва	6					6		хош+		
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей		9. 9.7s			0/10				$S_r: \underline{\theta}, S_S$	
Условнос обозначение	сварного		y5),e			

		Пред. откл.	+1		8	Пред. Отки				 +1				
	ఙ	Номин.	~		~	Номин.			7				8	<u>.</u>
						Hpen. orkn.		<u> </u>	+ 2			•	41	
	٠,	Пред. Сихо	+1		٥	нимоН.	15	17	20	23	26	30	2 .	38
		Номин.	34	38	K	Пред. откл.		+3			+ 4	l	<u> </u>	+5
		г (пред. откл. ±1)				Номин	3		···		4			
-		Прел. откл.	+2			с (прса. откл ± 1)		2			8			
	ų					доло Цреўг		+			+ 2			+3
		Помин	0		q	ликоН		·		0	•••			
		S	Св. 16 до 18	Св. 18 до 20		S	OT 4 10 6	Св. 6 до 8	CB. 8 20 10	CB. 10 #0 [2	Св. 12 до 14	CB, 14 40 16	Св. 16 до 18	Св. 18 до 20
		Способ	PMHn;	АИНп						РИНп;	АИНп			
	е эпементы	свариого шва	(См. выше)				,	δ	y -					
	Конструктивные энементы	поп отовленных Кромок свариваемых деталей	(См. въппе)				۔ م		2 4	\$4 :0.55	-			
Vertentia	эшвасту одо	соединения	y6							7.7				

	олкаг Ц р ел			7			, 			+1	_	
R	Номин			٠,					1	10		
	.пред. .пскто						+1					
out	нижоН.	7			ю					4		
	е ₁ . не болсс	- 1	61	21	23	25	27	29	31	33	35	37
	Пред. Откл.			+1						+		
9	Номин	61	21	23	25	27	29	31	33	35	37	39
	(tupezi. orik:1 ± 1)	~	9	7	æ	6	01	=	12	13	14	15
	с (пред. откл. ± 1)		· -			2	·-					
	<i>(</i> -,	От 12 до 14	Ch. 14 20 16	CB. 16 до 18	Св. 18 до 20	Св. 20 до 22	Св 22 до 24	CB. 24 Ito 26	CR. 26 40.28	Св. 28 до 30	CB. 30 40 32	Св. 32 до 35
	Способ						РИНп			-		
элсменты	сварного							5				
Конструктивные элементы	подготовленных Кромок свариваемых дсталей							124.0				
Условное	сосдинения						% %					

	Пред. луто				+1					+1		-
25	Номинг				9					01		
	Прел. откл.				,		-	7				
±x.	ЛикоН				4				5			
	ер. Не более	7]	61	21	23	25	22	29	1£	33	3,5	37
	TagH .nxro				+ 2	•				+1		
	Номин	91	18	20	22	24	26	28	30	32	34	36
	# (Hpc). cmc: ± 1)	4	5	9	7	∞	6	10	11	12	13	14
	г (прел. откл. ± 1)						4					
		От 12 до 14	Св. 14 до 16	Св. 16 до 18	Св. 18 до 20	Св. 20 до 22	Св. 22 до 24	CB. 24 40 26	Св. 26 до 28	CB. 28 ,10 30	Св. 30 до 32	Св. 32 до 35
	Способ						ПИП					
c Sieweitth	сварного шва				6	1						
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей			É		7, 7	1/1/2					
Условное	сварконо				× X							

] 	.natio	!						- 1											
) 5c	Помин			7			—	3								4			
	Пред. откл.						7									+3			
9	Номин	25		28		31		34		37		40		43		45		48	
	с (чред. откл ± 1)					.				2				,		·			:
	۶۰,	On 12	до 14	CB. 14	до 16	CB. 16	до 18	Ci. 18	до 20	CB. 20	JIO 22	CB. 22	до 24	CB. 24	no 26	CB. 26	ao 28	CB. 28	да 30
Способ сварки РИНп; АИИп										-									
C SACMEHTE	сварного гива										Till 4								
Конструктивные элементы кромок подготовленных деталей деталей в в в в в в в в в в в в в в в в в в в																			
Условное обозиаления сверного сосдинения у9																			

	Lipen.							+	- 2										
58	Номин:					,	4									5	_	•	
	Olku Ubeur					ı	+2								•	+3			
÷	.никоН	22		24		27	• "	30		33		36		39		42		45	
	с (пред. откл. ± 1)									4				•		•		•	
	٠.	Or 12	до 14	CB. 14	до 16	CB. 16	до 18	C _B 18	до 20	CB. 20	до 22	C _B . 22	до 24	C _B . 24	до 26	CB. 26	до 28	Св. 28	до 30
	Способ			1					***************************************	АИП;	ПИП	L.,,.	-					<u>I.</u>	
е элементы	сварного шва							6 1			<u></u>								
Конструктивные элементы	полгоревенных кромок стариваемых детатей	35°: 1° 35°: 1° 5° 5° 5° 5° 5° 5° 5° 5° 5° 5° 5° 5° 5°																	
Условное обозначение																			

	K	Пред.			7+		+3					+						+5
		нимоН			m		4				9					œ		
	q	Пред		+0,5	1	+1,0					+2,0				•		•	
	7	нимоН								0				•			_	
		S	Тавровые соединения	От I до 2	Св. 2 до 3	CB. 3 .to 4	CB. 3	C B S	до 10	Cs. 10 40 12	CB. 12	до 14	CB. 14	7to 16	CB. 16	до 18	CB. 18	до 20
		сварки	Тавр	РИНп	РИНП;	АИНп					AVIHI	АИНп-3;	АИП:	пип				
	е элементы	сварного шва	-		ZK	7			•		Z.						. <u>.</u>	
	Конструктивные элементы	подготомленных кромок сваривасмых деталей		S	<u> 57,7</u>	9 2 15				67		sz'0:	q , , , , , , , , , , , , , , , , , , ,	Alternative	-			
1,000	условное обозначение	сварного	_			Ē							T3					

	Пред. Отки.		+ 2				# %				± 2				+3		
9	нимоН	13	91	61	21	25	29	33	37	12	15	18	21	24	23	31	35
	с (пред откл. ± 1)		2				ĸ				E					5	
	Прел. откл.		-				+2				+				+2		
9	Номин.								0								,
	ş	Or 4 до 6	Св. 6 до 8	Св. 8 до 10	Св. 10 до 12	Св. 12 до 14	Св. 14 до 16	CB. 16 IIO 18	Св. 18 до 20	Or 4 до 6	Св. 6 до 8	Св. 8 до 10	Св. 10 до 12	Св. 12 до 14	Св. 14 до 16	Св. 16 до 18	Св. 18 до 20
	Способ сварки					РИНп;	AMHn						АИП;	ПИП			
элементы	сварного Шъл							2003	4 max 523								
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых леталей							ç3 	6	9 1	nç ve s						
Усмонное	сосдинения		-							T6							

6	Пред.		+ 2		 		#3			 	7				+1		
	Номин	13	91	61	21	25	29	33	37	12	15	81	21	24	27	31	35
× ×	Пред. Откл.		+3				+		+5	+3				4		,	5
	Номин	3		4			ς,			3		4			5		
	с (пред. откл ± 1)		. 2		;				8							'n	
	Пред. откт.		<u></u>				+3				+				+5		
<i>b</i>	Помил:								0								
	ક્ક.	Or 4 Ao 6	Св. 6 до 8	Св. 8 до 10	Св. 10 до 12	Св. 12 до 14	CB. 14 JO 16	Св. 16 до 18	Св. 18 до 20	Or 4 no 6	Св. 6 до 8	Св. 8 до 10	Св. 10 до 12	Св. 12 до 14	Св. 14 до 16	Св. 16 до 18	Св. 18 до 20
	Способ					РИНп,	АИНп		;				АИП;	חאח			
е элементы	сварного				_												
Конструктивные элементы	подготовленных кромок снариваемых деталей							c	·	50		35	0) = U03				
Уеловнос обозначение	сварного соедипения			•			-			17					_		

	Пред. Откиг.		+ 2				+1		е (пред.	orki. ±3)	21	23	25	27
0	-никоН	23	74	25	26	27	28	29	<i>h</i> (пред.	(Trk.1. ±1,5)	12	17	61	21
	·				2 ± 1				J			3+1		
	<i>د</i>	Or 16 40 18	Св. 18 до 20	Св. 20 до 22	CB. 22 IO 24	Св. 24 до 26	Св. 26 до 28	CB. 28 20 30	S		Or 32 40 36	Св. 36 до 40	Cs. 40 до 44	Св. 44 до 48
	Способ				PMHn							РИНп		to diede in the contract of th
DIE DIEMCITTEI	сварного шва			513	g h+g			•		513 577		a		
Конструктивные элементы	полготовятенных кромок сваривасмых деталей		8	3 2 11 310	00 210		ŭ. s,≈45s			so ∮ ₹	022	0 000		s ₁ ≥ 0,7 <i>s</i>
Условное обо вочение	свинанив составляния				12							T5		<u> </u>

п. е (пред.	OTKI ±	29	31	33	h, e			21		23	25	27	29	31	33
h (пред.	OTK:1. ±1,5)	23	25	27				1.5	_	<u>t-</u>	61	21	23	25	7.7
	Ü		3 ± 1			ед. (пред. л. отки.				<u> </u>	<u> </u>	3		~	7
	·	 				(пред.	1	<u> </u>	_			<u> </u>			<u> </u>
	-: 	CB. 48 20 52	CB. 52 до 56	CB. 56		~ ~		Ot 32	AO 36	CB. 36	Св. 40	CB. 44	CB 48 20 52	Ch. 52 20 36	Cu. 56
	Способ сварки		РИНп									РИНп			
ые элементы	сварного шва		(См. эскиз на с. 75)						,	5 ± €					
Копструктивные элементы	полготовленных кромок свариваемых деталей		(См. эскиз на с. 75)					c	\$ # S	7.09 2005 3005 3005 3005 4005	Sept and the sept		5, 3 0,55		
Условное обозначение	сварного соединения				-		,					T10			

< 5	×											I _S	Oï	185	,0 т	О							
51.5	¥												s o	r sç	.0	тО	,						
> 5	×							•••				l,	y OI	7 159	£'0	тО							
< Is	×			/+8	-								s o	r sç	,0 n	Ю						_	
18 =	×			q+5	ş.								s oʻ	r sç	·0 ·	rO.							
<u>-</u>	×			q	s								s c	u s	2,0	τO							
q	Прел. откл.		γ - +			- -	O:1+									+2.0							
7	Номин.											0											
B, 11c	мснсс		ų							[5									70				
	ν,	СНИЯ	Or 1	7 27	CB. 2	до 4	•	CB. 4	9 Oli	CB. 6	30 в	CB. 8	01 or	CB. 10	до 12	CB. 12	до 14	CB. 14	91 or	Ck. 16	до 18	CB. 18	до 20
	Способ	Нахлесточные соединения	PIRIO	DIALL	FMIII;	ANHū			- 1				РИНп:	AUHu;	ΛИНп-3;	AUU;	пип	•					
жементы	сварного шва	Нахле					•						**************************************	VIIIIIII ×									
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей											_	9	5	**	1/5		* Размер для справок					
Условное обозначение	соединения													Ŧ									

Продолжение табл. 21

q si	ж Ном. Пред.	+0.5				0,1		÷	÷	÷	÷	÷	÷	÷
<i>B</i> , HC	Mellec	S					15	15	15	51	<u></u>	<u> </u>	[5	15
	×	Οτ 1,πο 2	CB 2 300 4			Св. 4 до 6	Св. 4 до 6	CB, 4 до 6 CB, 6 до 8 CB, 8 до 10	Св. 4 до 6 Св. 6 до 8 Св. 8 до 10 Св. 10 до 12	Св. 4 до 6 Св. 6 до 8 Св. 8 до 10 Св. 10 до 12	Св. 4 до 6 Св. 6 до 8 Св. 10 до 12 Св. 12 до 14	Св. 4 до 6 Св. 6 до 8 Св. 10 до 12 Св. 12 до 14	Св. 4 до 6 Св. 6 до 8 Св. 10 до 12 Св. 12 до 14	CB. 16 AO 16 CB. 12 AO 16 CB. 12 AO 14 CB. 14 AO 16 CB. 16 AO 18
	Способ сварки	РИНп	РИНп;						РИНп:	РИНП:	РИНп; АИНп; АЙНп-3;	РИНп; АИНп; АИНп-3;	РИНп; АИНп; АИНп; АИП;	РИНп; АИНп; АИП; ПИП
ые элементы	сварного шка			***	, contraction				3начения К _і см. на с. 79)	3. Значения К _i см. на с. 79)	3. 3. 4. 4. с. 79)	3начения К ₂ см. нл с. 79)	3начения К ₂ см. нл с. 79)	3начения К ₂ см. нп с. 79)
Конструксивные элементы	подиотовленных кромок свариваемых деталей				9 (111111111111111111111111111111111111	9	B.	B + 1	B*	B*	B*	B*	B * B * B * B * B * B * B * B * B * B *	в в в в в в в в в в в в в в в в в в в
Условиос оболизчение	сварного							=======================================						

сварки К К1 К2 К3 К РИПи От 1 до 2 «+ Б РИНи; Св. 2 до 4 «+ Б «+ Б АИНи; Св. 4 до 6 РИНи; Св. 4 до 6 АИНи; Св. 6 до 8 до 3 до 6 до 3 до 6	s s	اج			s > 1s	8 3			8 < 18	s	
Or 1 no 2 CB. 2 100 4 CB. 4 100 6 CB. 6 no 8 CB. 10 no 12 CB. 12 no 14 CB. 14 10 16		K ₂	K.3	×	K.	K ₂	K ₃	¥	K	K ∑	%
CB. 2 Jto 4 CB. 4 Jto 6 CB. 6 Jto 8 CB. 10 Jto 12 CB. 12 Jto 14 CB. 14 Jto 16 CB. 14 Jto 16											
CB 4 40 6 CB 6 40 8 CB 10 40 12 CB 12 40 14 CB 14 40 16	+ %	q				q + ls		q + s			
Св. 4 до 6 Св. 6 до 8 Св. 10 до 12 Св. 12 до 14 Св. 14 до 16 Or 0,5 s до s											
Св. 12 до 16 Св. 12 до 14 Св. 14 до 16					•					•	
CB. 12 go 16 CB. 14 go 16 CB. 14 go 16											
-3: CB. 10 до 12 CB. 12 до 14 CB. 14 до 16				-	От з ₁ до		Or 0,5 <i>s</i>		Or 0,5x _l		Or s
Св. 10 до 12 Св. 12 до 14 Св. 14 до 16				х ог	1,4s ₁		TO S		\s 0)1		สด 1,45
Св. 12 до 14	2		<u>.</u>								
CB 14 10 16		s 011 s				Or 0,5s ₁ ao s ₁		От 0,5 х		Ot 0,5s ₁ ao s ₁	
	91					-					
CB 16 20 18	<u>x</u>								_		
Св. 18 до 20	07										

ГОСТ 14806-80 предусматривает и другие конструктивные элементы свариваемых леталей.

В пахлесточных соединениях сварной шов не должен выступать над поверхностью детали более чем на 1 мм.

При сварке технического алюминия допускается увеличение размеров цівов до 20 %.

При выполнении двустороннего шва с полным проплавлением перед сваркой с обратной стороны корень шва должен быть расчищен до чистого металла. Расчистка абразивными кругами не допускается.

СВАРНЫЕ СОЕДИНЕНИЯ СТАЛЬНЫХ ТРУБОПРОВОДОВ

Условные обозначения способов сварки трубопроводов из сталей: ручной дуговой сварки Р; дуговой сварки в защитном газе: ЗП - плавящимся электродом; ЗН - неплавящимся электродом; Т - газовой сварки.

Конструктивные элементы и размеры сварных соединений стальных трубопроводов приведены в табл. 22.

Технические требования и принятые обозначения. 1. При изготовлении тройников и крестовин из труб должны применяться типы сварных соединений, установленные для отростков с трубами, а при сварке тройников, крестовин и переходов с трубами или фланцами - соответственно типы сварных соединений труб с трубами или труб с фланцами.

2. Сварка стыковых соединений леталсй неодинаковой толщины при разнице, не превышающей значений, указанных ниже в таблипе, должны производиться так же, как деталей одинаковой толщины; коиструктивные элементы полготовленных кромок и размеры сварного шва следует выбирать по большей толщине.

Для осуществления плавного перехода от одной детали к другой допускается наклонное расположение поверхности щва. При разнице в толщине свариваемых деталей свыше значений, указанных в таблице, на детали, имсющей большую толшину, должен быть сделан ское до толшины тонкой детали. При этом конструктивные элементы полготовленных кромок и размеры сварного щва следует выбирать по меньшей толшине:

Толщина тонкой детали	Разпость тольцин деталей, мм
До 3	l
Св. 3 до 7	2
Св. 7 до 10	3
Св. 10	4

- 3. Шероховатость обрабатываемых под сварку поверхностей не более 80 мкм.
- 4. Остающиеся подкладки и муфты должны изготовляться из стали той же марки, из которой изготовлены трубы.

Для труб из углеродистой стали допускается изготовлять остающиеся полкладки и муфты из сталей марок 10 и 20 по ГОСТ 1050-88.

- 5. Зазор между остающейся подкладкой и трубой для сварных соединений, контролируемых радиографическим методом, должен быть не более 0,2 мм, а для соединений, не контролируемых радиографированием, не более 0,5 мм. Местные зазоры для указанных соединений допускаются до 0,5 и 1,0 мм соответственно.
- 6. Зазор между расплавляемой вставкой и торцовой или внутренней поверхностью трубы должен быть не более 0,5 мм.
- 7. В сварных соединениях отростков с трубами допускается присоединение отростков под углом до 45 ° к оси трубы.
- 8. В сварных соединениях У18 и У19 размеры е и д в сечении А-А должны устанавливаться при проектировании, при этом размер е должен перекрывать утонение стенки трубы, образуемое при вырезке отверстия, на величину до 3 мм, а размер а должен быть не менес минимальной толшины стенки свариваемой детали. 9. Швы с привалочной стороны фланпев допускается заменять развальновкой конца трубы.
- 10. Предельные отклонения катета углового шва K, $K_{\rm I}$ от номинального в случаях, не оговоренных в табл. 22, должны соответствовать:

+2 мм при К ≤ 5 мм;

+3 мм при 5 < $K \le 12$ мм;

- +5 мм при $K \ge 12$ мм.
- 11. Долускается выпуклость углового шва до 2 мм при сварке в нижнем положении и до 3 мм при сварке в других пространственных положениях Вогнутость углового щва до 30 % величины катета, но не более 3 мм.
- 12 Для сварных соединений труб с толщиной стенки более 4 мм допускается сварка кория шва способом, отличным от осевого способа сварки.

22. Конструктивные элементы подпотовленных кромок сварных соединений стальных трубопроводов (по ГОСТ 16037-80)

Размеры, мм

	опка Пред	_		1		+0,5	±0.5
to.	Номии.		_	(0.5	0,1
6	Пред. откл.	_	,	+2	,	+	+5
	Номин.	_	4	8 01		3	4
9	Пред. откл.			+0,5	+0.3	±0,3	∓0,5
	.нимоН	- - -	0,1	1,5	0	5,0	1.0
	$s = s_1$	6	3,0	4,0-5.0 4,0 6.0	2,0-3,0	1,0-1,6	2.0-3,0
варки	э дөэөнЭ	.	3П;	P Φ	311	<u> </u>	-
Конструктивиые элементы и размеры	сварного шва	Стыковые соединения	5'0-1		xom 2,0	6	\$'0+\$'0
Конструктивны	полготовленных кромок свариваемых деталей						
0.0 GHNG	Условн сварно сварно энигэоэ	_	_		C2		

	1		{			Пред. откл.			+ 1.5	0,1 -	
					bc .	Помин			<u>~:</u>	· <u> </u>	
						Пред отыт		_	+ 2		+
			 		2	Номин:	×	<u>e</u>	=	12	<u>-:</u>
	s = s	2 - 3	2 - 4	2 - 3	.,	Пред. откле.			+ 0.5		
						нимоН			0.5		
						Пред. ляко			_ - €.0 +		
		i.			9	-имоН					
	<u> </u>	 				- 5 _L	3	4	\sum_{\sum_{i}}	0	7
варки	и Способ с	P;	E	3H.		÷.			l 		
	i				рки	вяр доропО			3П;	Ъ	
Конструктивные элементы и размеры	сварного пвя	\$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$	The state of the s	50 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 -		B w					
Конструктивны	подготовленных кромок свариваемых деталей	# 1 c-1		20=5 12		30-32	<u> </u>	* 's	2		
010	услов свари свари сослин	C4		CS			-	Š			

	ДэфП лдто				+2.0	5:1-					Пред Отклі		+1.5	-1.0	
οr	Номин.				2.0					50	Номин		5.1		
d	.пафП .п.ч.го	+ 3	+ 4	_		+5		····	+7		OIKJI.		+2		
,	Номин.	14	16	<u>×</u>	70	22	25	27	29	a :	тэбП	ļ <u> </u>	+ 	1	
	.f.yed. .f.xrto					10.5		<u> </u>	•		.пимоҢ	5	9		Ξ
,	ПикоН					0.1					Дред. Откл		+2		
	.пред. гыто		÷ 0,5				0,1 +		·	4	Номин		<u></u>		
P	никоП	_				7	-	_] 	<u>-</u>	 			
	l's	8	6	01	12	4	91	<u>~</u>	20		×	7	3		4
											3H;	<u>-</u>			
у рки	Способ св					3П;	d,				<u></u>				
Конструктивные элементы и размеры	сварного шжа										g				, and the second
Конструктивные э	подго говленных кромок свириваемых деталей			**************************************		-5	0	:			b - 50°+5°		7.54	7,0	
1ение	жогоХ жнеодо эндево эндево эндево				 ∑			•			C10				

ος	Пред.)	+1,5	-1,0	}			+2,0	-1.0			i
	Номин.		1,5					2.0				_
	Пред. откл.		+3			+		+5		9+		+ 7
	нимоН	12	13	14	9]	<u>8-</u>	61	21	23	26	28	31
4	Пред. откл.		+2	<u>-</u>					L	+		···
	Номин.		7			4		i 		5		
	s s	5	9	7	œ	6	01	12	[4	91	18	20
вурки	ю доропО					3Л; Р	-					
сменты и размеры	сварного шва					g						
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свариваемых деталей				05+005	25, 4	20.25	5+1.0 -				
- эинэ	Условн обозначе сварно сосдине	 -		- 	·		C10					

مر مد	Пред.			+1,5	-1,0		·-· ···			, <u>.</u>	+2.0	-1,5	
	нимоН				1,5						2.0		
	Пред			+2			+ 3		+			4.6	
	нимоН	2	×	6	Ξ	13	13	91	81	7 - 7	23	26	28
	.пуго откл.		+0,5						±0,5				
	Номин		0,5			1.0		•				5,1	
	Пред. Откл.			÷0+					+ 1.0	_		+1.5	•
4	нимоН		0,1		1.5					2,0		-	
·	s = s	3	4	5	9	7	&	01	12	41	91	81	20
чрки	яэ доэолЭ		 	3	3H;	-		3П;	3H;	-			<u> </u>
псменты и размеры	сварного шва						\$\frac{\beta}{\pi}						
Конструктивные элементы и размеры	полготовленных кромок свариваемых дсталей					300+30		15 7 7 7					
OLO Jehne	Услок обознас оварно окапнасо							C17					

Примечание. При способе сварки 3Н зазор $b=0^{+0.5}$.

табл. 22		.доцП лиято				+1,5	-1,0				+2,0	5.15			}	+1,5	-1'0	
Продолжение табл. 22	5¢	нимоН.				1,5	·					2.0					5.1	· · · · · ·
Прос		Очкл. Пред	: 	+2			1-3			+4		٠ ۲		· + ·			+	
;	<i>3</i>	.шикоН	7	20	2	13	15	18	22	24	26	29	3.9	30	7	∞	6	01
	b	Пред. откт.		0.1+			0,1+				0,1+			0.1		<u> </u>	- 1.0	
i	<i>}</i>	Номин		7	•		ω				ব			\$			۲,	
		s ≡ \$	2	3-4	,v.	8-9	01-6	12	14	16	<u>s</u>	20	25-30	35-40	2	٠.	4	5
į	вэрки	2 3000015	311;	341;	<u>a</u>			3П.	3H;	Ь. Ф						311;	3Н,	£
	Конструктивные элементы и размеры	сварного шка					ď	6)						6		
	Конструктивные эл	подготовленных кромок свариваемых дсталей					300=30	0	2 2						Stor to		2	202.5
	iolo Aghns	одо С свар на Свар на									_					6ID		

b¢.	Помин Пред. Стхл.	-	1.5 -1.0				+2,0	2.0			50	Пред.	OTKJI.		+ 1.5	0.1 -	
	.гэдП лэто	+ 3		+		+ \cs	9 +		∞ +			Номин.				1,5	
•	Помин	12	13	14	16	1.8	23	25	27	30		Прел.	OTKI.			+ 2	
4	олкл. Пред.			+ 1,0	- 0.5			+ 1,0			ь	ин.					Γ,
	нимоН		 	<u>~</u>	1	1		v,	•	Г		Номин.		6	01	=	1
	$s = s_1$	9	7	∞	01	12	14	91	81	2.0		$^{1}s = s$		4	5	9	7
зэрки	о дозопЭ				3П:	3H;	<u>-</u>							 	3H;	<u> </u>	
іементы размеры	свиносо инва					6							6				
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свариваємых деталей				300430		25	2-30	7			o } # o U }		1'S	1,6mex	<u>wg'</u>	•
0),0 16111]¢	вогоУ гангодо навир енарира енитеоо					61.3								C46			

00	Пред.	+ 1.5	0.1-			+2,0	5,1-					
	Номин.		1,5				2.0	_				
b	Прсд.	+2			+3			+ 2		-1s = s	5 - 6	
	Номин.	13	14	15	1.7	1.8	22	24	27			
	$s = s_1$	8	6	01	12	14	16	<u>«</u>	20			
зэрки	12 0 02017			3П;	311;	Δ,		·	•		3H	
вементы и размеры	сварного шва			6						5'0=2	xows';	* Rown No
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свариваемых деталей		02+002	-			Wax Wax	91		200.750-3-1-0.5	S S S S S S S S S S S S S S S S S S S	10-5'0
97H NO 070	Услов обозна сварн соедино			<u>.</u>	C46			_			C47	

δ _C	Пред. откл.		+ 0.5					0.1 н				
8 ×	Номин		2.0			3,0				4,0		
0	Пред.			+3	· · · · · ·				+			
	Номин	16		[1		18	20		23		27	30
	S S	9	7	∞	6	0.1	12	14	91	18	20	25
эрки	яэ доэопЭ						3H					
ементы и размеры	сварного шва		- <i>L</i>	1 /E		хрш у	' l			שסא	80	
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свириваемых деталей		-		20+50 - 112+0,5	1 ARQ.7.5.	S	1000 145 700	· ·			
FO TO	Условн обозначе ондво ондво соединет					C48	<u>5</u>					

* Допускается увеличение до 2 мм.

Конструктивн	ые элем	Конструктивные элементы и размеры	варки		7	9	<i>a</i>		66 		δ (пред.
подготовленных кромок свариваемых деталей	мок ЭЙ	сварного шва	Способ с	- s - s - s	Номин	Пред. откл.	нимоН	.пЭфП .г.жто	нимоН	Прел Откл	orkı. +0.2)
	 			9			12]] [:			2.5
~				7			13		1,5	+1.5	(при
3/10+20/1		o:		5 0	8	+1,0	14	~		0.1-	$D_{\rm y}$ 10
	$\overline{\iota_S}$	8	311;	6		-0.5	15				150
			3H;	01			91				вклют.);
	7		<u>~</u>	12			81			+2.0	3.0 (при
		52 12+3		4-1			23		2,0	-1,5	$-1.5 \mid D_{\rm y}$
100.20		-		16			2.5	+			более
-				81	5	+ 1,0	27				(051
				20			30				

Примечание При способе сварки ЗН зазор $b=2.5^{+1.0}$

8	Пред		+1,5	
8	Номин.		2,5	
	Пред. откл	+3		+
	Номин	<u>}</u>	22	23
	$s = s_1$	9	7	∞c
		3П;	3H;	<u>ا</u>
0	6		ξ - Z	67 77
7.5+1	300130		Turk isk	1000 0000
		C.S0	- 	

5¢	 Пред. отки. 				+2.0									
	Номин				3.5				е (пред. откл. +2)	=	12	13		14
ð	Прел.		+	· · · · · ·	9+		œ.	1	е (пред.					
	Номин	23	24	27	28	29	30	33						
	$s-s_1$	6	10	12	14	91	81	20	$s = s_1$	2	3	4	5	9
зярки	нэ дозонЭ			3П;	3H,	<u>a</u>						3П;	3H	
тементы и размеры	сварного шва		•	6		£-	12.15			5°0∓	51		2-3	
Конструктивные элементы и размеры	полговленных кромок сваривлемых деталей		2,5+1	300±30	S	100-30	-			2,5+1	25.05	15	100-30, 202	- 1
O.K	наопъ. при пробо при при при при при при при при при при				C50							CSI	•	

	а, °(прел. откт. ±! °)	 	22					51			<u> </u>	21		Прел. откл.			+ 2	
	Прсд.			+(-(4					+ 2	čņ.			δc	<u></u>				
os .	Номин		_	2						ю				Номин		,	2	
,	е (пред откт. +6)	81	21	27	29	30	34	35	38	36	38	48	ىدە	(пред. откл. +6)	26		30	33
	R		4					9	•				 					-
	$s = s_1$	7		91	20	22	30	32	36	40	45	93		$s = s_1$	16	(SZ	22	30
зрки	пэ доэонд					ئم	3П:	-	3.1	L—	L				<u>ئ</u> ــــــــــــــــــــــــــــــــــــ	311:	0	<u>. </u>
сменты и размеры	снарного шва					6		, ∕∕.	47	-			a	6			C=07	,
Конструктивные элементы и размеры	подгогонленных кромок свариваемых деталей			•	1,7	50	7 7 7 7	45 6	ر در	1/00-12			1, Ko+10, 2±0,5	1000		10 1 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10	The state of the s	10 5000
Эинэ Оло	Условн обознач сварно соедине				_			C52	-							C53	· · ·	

Констру Констру Сваринасмых де	Конструктивные элементы и размеры	кромок спарного шва $5 = s_1$ (пред. откл. $+6$) Номин. Пркл. откл. $10 = s_1$ (пред. $10 = s_1$ (пред. откл. $10 = s_1$ (пред. $10 = s_1$ (пр	32 33	36 35	 ->- }	311; 45 37	1970 4 60 46 46 46 46 46	8 s	8	4 + 5	3 ± 7 5 1.5 $+1.5$	311 6 1.5 +1.5 12 +3 -1.0	25
i i i	Конструктивные элем	подготовленных кромок свариваемых деталей	14	450±10,2±0,5	110270	2 1 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2	100+50 [A110]				# 9	TO A DIES	ー・七木

	дэqП луто					+2.0	0,1-					Пред Пред		+1.5	-1,0
εκ	нижоН					2,0					8	нимоН		1,5	
	Пред. лито	+4		+5			+6			+1		.дедП отки		1.2	_
, a	никоН	91	81	20	22	24	326	28	30	35	<i>a</i>	Номин.	20	6	91
	Пред. Откл.		_		0,1+	-0,5						Пред. Откл.		0, 1	
q	Намин		2,0				_	3,0			p	Номин		7	
	₩	01	12	41	91	81	20	22	74	25		s = s	3	4	5
вэрки	гэ дозон Э			ď	31					····				3П;	d
емснты и размеры	скарного шва				3+1	- -	3+1	+ +		Ø		6			
Конструктивные элементы и размеры	подготоыленных кромок свариваемых деталей	100+30	15	2 2 2 2	1 0 1	•		To all the second		300230		300,130	1	-	
чение	услог орозна сварн сведин			•		C.54					<u> </u>	CSS			

	Пред откл.		+1.5	-1.0				+2.0	5.1-						. 1+	-1.0	
20	Номин.		5,1		2,0			3,0				4,0				1.5	
	Пред. откл.	+3		+5		+6		:			+					+5	
	нимоН	12	13	4	91	81	21	23	25	28	31	33	35	5	7	œ	6
	.пред. лито					•	0,1+	-0,5							+1,0	6,5	
9	Номин			Ę	·		•	4				5				1,5	
	1's = s	9	7	œ	01	12	4	91	18	20	22	24	25	3	4	5	6
эрки	вэ доэонЭ		<u> </u>	1	1,	3П;	<u>-</u>		 _				<u> </u>		3П;	<u>-</u>	
менты и размеры	сварного шва						4	5						0,	6		2+9
Конструктивные элементы и разме	подготовленных кромок свариваемых деталей				ι,	S S S S S S S S S S S S S S S S S S S		30°25°						300250	1/s	, ,	\$5.05 \$10.05
FINE OT	няопэУ эгвнеобо юнцваэ іэнидэоэ		.				C55	-	,		- ,					C56	

	Пред. откл.	+1,5	· ·	+2,0 -1,5							
50	Номин.	1,5	2,0	3,0		К (пред. откл. +2)	2	9	4	5	7
	Пред. откл.	+ + +	9+	& +		К (пред	 	, , ,			
<i>7</i>	Номин	10 12 14 16	20	25 55 43 25 54		 	 		-		<u> </u>
	Пред. откл.		+2,0) 					
9	Номин.		2,0			\ \	1,0	2,0	3,0	3,5 4,0	5,0
	S = S	8 8 10 12	16	20 25-30 35-40	KAT.						
варки	э дозон		3П; Р		соедине		J	3ft; 3H;	i i		
емснты и размеры	сварного шва	6		572	Нахлесточные соединения		* -	\ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \			
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок снариваемых деталей	300250	\$ 5.0.	50025			XX	nw s'o			
HOLD JOLD	услог Севарь Севарь Услог		C26				<u>.</u>	Ħ			

Примечание. Допускается применение штуцеров и ниппелей с фаской.

	В, не более	30 (при <i>D</i> _н до 32 включ.), 40 (при <i>D</i> _п св. 32 до 108 включ.);	50 (при <i>D</i> _п св. 108)	l, (пред откл. ± 5)	40 (при <i>D</i> ₁ менсс 32); 50 (при <i>D</i> ₁ св. 32 до 108 включ.);	60 (при <i>D</i> _н более 108);		К, не менее b, не более	3 4 5 6
	×	- + s		K	1,3 5-1			f K,	- X
	is s	2-20	1,6-7,0	s	2-20	1,6-7,0	_	Рн	14-25 32-57 76-159 194
сварки	о дозоно	3П; Р	<u> </u>		3П; Р		единения		3П; Р
ементы и размеры	свариото шва						Угловые соединения	X	
Конструктивные эл	Конструктивные элементы и размеры подготовленных кромок свариваемых деталей		"IS		YDW I	10max		350	
нение Ного	Услоч сварь обозна Герения	H3			114	-			y15

	,	s (при s до 3 включ.)	з (при з св. 3)		, K		s (при ядо 3	ВКЛЮЧ.)	3 (при s св 3)				
	×		ا-^2		К, не менес	3	4	\$	9	7	8	6	01
		45		—_—	<i>f</i>			K-1					
	<i>b</i> , не болес	0.5 (при <i>D</i> ₁₁ до 45 вклют.)	1.0 (три $D_{\rm H}$ св. 45 ло 194 вклоч.)	1,5 (при <i>D</i> _н св. 194)	р, не более		0,5		1,0			č.1	
	ν,	0.5 BKJ	2-15 1.0	1,5	D_{i1}	14-25	32-57	79-159	<u>\$</u>	219	245	273-325	377-530
зврки	15 дозопЭ		3П; Р			 -				<u></u> -	311;	<u>. </u>	
ементы и размеры	сварного шва	1 2	X X	+ + X,				* <u>.</u>	70	W 1	L. M.	· •	
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свариваемых деталей	5	0, 7, 0	7, 5				515			N. T. W.	<u>-</u>	
овнос нулсние носпия овнос	CB3								χ.	-			

	×					ı			
	К, не менее	3	4	S	9	7	oc.	6	01
	نعمر					<i>K</i> -1			
	<i>b</i> , не (хиес		5.0		0.1		5.1		
	<i>D</i> ₁₁	[4-25	32-57	76-159	194	219	245	273-325	377-530
свярки	дозовЭ		,			3П			
ементы и размеры	сварного инв		2	X X		5'0	.0		
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свариваемых деталей		8						
ение Ото	вогоУ ъвнеодо эндево энишэоо				χ.				

Примечание. Значение К определяется при просктировании.

-		×	1,3 толщины более	тонкой детали
		<i>b</i> , нс более		2
		s,	1-7	2-25
	рки	г Способ сваз	Ĺ	3Л; 3Н Р
	ементы и размеры	свірного шва		
	Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свариваемых деталей	7 2 7 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8	Z+Z
	CO	наого. Окангодо ондвар ондвар	yıs	

Примечание Сосдинение У18 применяется при отношении наружного диаметра отнетвления к наружному диаметру трубы более 0,5, соединение У17 - при отношении до 0,5.

	<i>g</i> (прел. откл. +2)				en.								
	Пред.		+2	_	+3		+4	+5			9+		
9	Номин.		01	1	14	9]	61	22	24	26	28	30	33
	Š.	4	5	9	∞	01	17	14	16	81	0%	22	25
зэрки	тэ дозонЭ			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·			3HE	р., 					
ементы и размеры	сварното шва		8	7/2					<i>b b b b b c c c c c c c c c c</i>		3		
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свариваемых деталей	5	120,5	50°	250	0 20.5		¥-¥	119.5	5°		To so	/;0
98496 0101	услог обозия Севлин Севлин	 		 .	_		618					_	

Примечание. В соединениях У16 ... У19 сечение I - вдоль оси трубы; А-А - перпендикулярно оси трубы

	Пред. Откл.					+3				+4	
50	Номин.	2,5		4,0	6,0	8,0	0,6	0,01	0,11	13,0	14.0
	Hpen. orkn.		+		+5		4.7			8+ +	
•	Номин.	=		14	91	61	21	24	26	28	30
	Lipedii Likito	0.1+	-0,5			_	0,1 ±				
9	.нимоН	3			4				\$		Ī
	8,	4-5		9	8	01	12	14	16	18	20
эрки	Способ сва					Д, -	110				
менты и размеры	сварного шва		6	2/2	ð		8	1/2			
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок сваринаемых деталей			55	-V/2	50°	250	2 min	2-3		
эчение ното	сөедин										

Примечания 1. При способе сварки 3Н зазор $b=2,0^{+0.5}$. 2. Длина протачиваемой части приварыша, входящей в трубу, устанавливается при проектировании сосдинения. 3. Величина s_2 приведена после расточки.

	. дэфП . дэто	+			+3				+	
oc.	Номин.	2.5	4,0	6,0	8,0	0,6	0,01	11,0	13,0	14,0
	Пред. откл.	+5		+	+5		+7		8 +	
	Номин	01	=	4	16	61	21	24	3%	28
	Пред. ОТКЛЕ	+1,0		* ,		± 1.0		<u> </u>		-
4	нимо Н	<u>ب</u>		4				5		
	ī,	4-5	9	20	10	12	4	91	81	20
зэрки	нэ дозопЭ		-	<u> </u>	3∏;	<u>م.</u>			<u> </u>	-
ементы и размсры	сварного шва	6		3		ı	6)
Конструктивные элементы и размеры	подготовленных кромок свариваемых деталей		5,	50 \	0:50					
ачение ното	Усло обозна сварь соедин					y21				

Примечание. При способе сварки 3H зазор $b=2^{+0.5}$.

ГОСТ 16037-80 предусматривает также и другие конструктивные элементы свариваемых деталей.

СВАРНЫЕ СОЕДИНЕНИЯ ИЗ ПЛАСТМАСС

Пластмассы в большинстве случаев являкотся многокомпонентными смесями и комнозиционными материалами, у которых технологические свойства, в том числе и свариваемость, в основном определяются свойствами полимера.

В зависимости от поведения полимера при нагревации различают два вида пластмасс - термопласты, материалы, которые могут многократно нагреваться и переходить при этом из гвердого в вязкотекучее состоянис, и реактопласты, которые могут претерпевать этот процесс лиць однократно.

Оценка свариваемости пластмасс. Процесс сварки термопластов состоит в активации свариваемых поверхностей деталей, либо находящихся уже в контакте (сварка ТВЧ, СВЧ), либо нриводимых в контакт после (сварка нагретым инструментом, газом, ИК-излучением и т.д.) или одновременно с активизацией (сварка трением, УЗ-сварка). При плотном контакте активированных слосв должны реализоваться силы межмолекулярного взаимодействия.

В процессе образования сварных соединений (при охлаждении) происходит формирование надмолекулярных структур в швс, а также развитие полей собственных напряжений и их редаксация. Эти конкурирующие процессы определяют конечные свойства сварного соединения.

Технологическая задача сварки - максимально приблизить по свойствам шов к исходному - основному материалу '

Чтобы образовалось сварное соединение двух поверхностей, необходимо прежде всего обеспечить течение расплава в этой зоне. Течение расплава в зоне сварки зависит от сто вязкости: чем меньше вязкость, тем активнее происходят сдвиговые деформации в расплаве разрушение и удаление дефектных слоев на контактирующих поверхностях, тем меньшее давление необходимо прилагать для соединения дсталей.

Вязкость расплава в свою очередь зависит от природы пластмассы и температуры нагрева в интервале вязкотекучести. Вязкость служит одним из признаков, определяющих свариваемость пластмассы: чем она меньше в интервале вязкотекучести, тем лучше свариваемость и, наоборот, чем больше вязкость, тем сложнее разрушить и удалить из зоны контакта ингредиенты, препятствующие взаимодействию макромолекул. Однако нагрев для кажлого полимера ограничен определенной температурой деструкции $T_{\rm d}$, выше которой происходит его разложение - деструкция.

Термопласты различаются по граничным значениям температурного интервала вязкотекучести, т.е. между температурой их текучести T_1 и деструкции T_n (табл. 1).

І. Температурный интервал вязкотекучести некоторых термопластов

Материал	Темпе _р атура текучести Т _т , °С	Температура леструкции в воздухе Т _л , °С
Политент (ДНЕП)	130-135	230
Полипропилен (ПП)	175-180	250
Поливинилхлорид (ПВХ)	180-200	240 (азот), 140
Пентапласт (ПТП)	190-195	230-240
Полистирол (ПС)	150-160	220-230
Полиметалкрилат (ПММА)	175-180	170-180
Фтороплает 4М	265-300	350

Чем шире интервал вязкотекучести термоиласта, тем проще получить качественное свярное соединение, ибо отклонения по температуре в зоне шва отражаются менее на величине вязкости.

За количественные показатели свариваемости приняты: температурный интервал вязкотекучести $\Delta T_{\rm c}$ минимальное значение вязкости $\eta_{\rm min}$, градиент изменения вязкости в этом интервале.

По свариваемости термопластичные пластмассы можно разбить по этим показателям на четыре грунпы (табл. 11).

Группа свариваемости	Температурный интервал ΔT , °C	Вязкость η_{min} , Па \cdot с	Градиент вязкости Па·c/10 °C
Хорошо сваривающиеся	50	10 ² - 10 ³	<5
Удовлетворительно сваривающиеся	50	$10^4 - 10^5$	>10
Ограниченно сваривающиеся	50	$10^7 - 10^8$	>15
Грудно сваривающиеся	Температура ,	деструкции ниже тем	ипературы текучести
	1011	- 1012	

11. Классификация пластмасе по свариваемости

Сварка термопластичных пластмасс возможна, если материал переходит в состояние вязкого расплава, если его температурный интервал вязкотекучести достаточно широк, а градиент изменения вязкости в этом интервале минимальный, так как взаимодействие макромолекул в зоне контакта происходит по границе, обладающей одинаковой вязкостью.

При экспериментальной оценке свариваемости пластмасс фундаментальным показателем является длительная прочность сварного соединения, работающего в конкретных условиях по сравнению с основным материалом

СОЕДИПЕНИЯ СВАРНЫЕ ИЗ ПОЛИЭТИЛЕНА, ПОЛИПРОПИЛЕНА И ВИНИПЛАСТА

ГОСТ 16310-80 распространяется на соединения из полиэтилена, полипропилена и винипласта, выполненные сваркой нагретым газом с присадочным прутком или экструзи-

онной сваркой и устанавливает основные типы, конструктивные элементы и размеры сварных соединений.

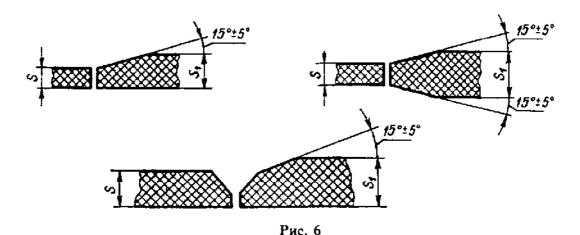
Стандарт не распространяется на угловые тавровые сварные соединения с углом между соединяемыми элементами, отличным от 90 °± 5 °, а также на соединения трубопроводов.

В стандарте приняты следующие обозначения способов сварки:

- Г сварка нагретым газом с присадочным прутком;
 - Э сварка экструзионная.

Конструктивные элементы сварных соединений и их размеры указаны в табл. 23.

Технические требования. 1. При разнице в толшине свариваемых деталей свыше 1 мм на детали, имеющей большую тольщину s_1 , должен быть сделан ское с одной или двух сторон до тольшины более тонкой детали s_1 (рис. 6). При этом конструктивные элементы подготовленных кромок и размеры сварного шва следует выбирать по меньшей тольшине



- 2. Для расчетных сварных соединений катет углового шва K должен быть установлен при проектировании соединений.
 - 3. Предельные отклонения катета углового
- +1,0 мм при K < 6 мм.
- +1,5 мм при $6 \le K \le 12$ мм;
- +2,0 мм при $K \ge 12$ мм.
- 4. Допускается выпуклость углового шва

.							 I					,	
Размеры, мм		e, ne bonee		9	æ	91		е, не более	oc	01	l _a	не болес	۳.
<u>-</u>		<u>v</u>				<u></u>		์ ป			6	11E (×
	젌			· _		-	ಎ	<u>(1</u>		2	1		
		п. ± 1)	,)TK:1. +	_	_	g_1	- I)	~
,007	₽¢.	(пред. откл. ± 1)				7	q	(пред. откл. +		7	g	(пред. откл. ±	2
orcor	_			\$		er.					q q	du)	0,5
	4			0.5			3.5					<u>.</u>	
acia (IIO	<u>-</u>	$s = s_1$		2-4		2-6	≥. ∏			2-6	1s = s		2-4
Виши	варки	э доэолЭ	динения	·I		6			<u></u>	6			L
N3 NOJHJIMJEHA, NOJMIJMJEHA M BMIMILIACIA (NO 1 OCT 10310-00)	іыс элементы	сварного шва	Сівковые соединения	S L	6	1/6	9	5			9 -	Y	- G
Ŕ	Конструктивные элементы	подготовленных крумок свариваемых деталей		<i>t S</i>	5	1.0	4	15	× 1 0	2 min	q	→ 	<i>z</i> s
	ото Ото	нигэоэ наваэ жнеодо		5	:	3		3			-		C4

Продолжение табл. 23 | 80

·]}		 I			- / 1	 I			, L			 I	—		<u>. </u>						_			
е, не более		10 16 18 20 24 24			9:	10 16 18 20 24 24				92	91			20 24		26	е _г , (пред. откт. ±1)			9						
	е, не		1	1			2				7 2		7				2			6,	не болес			01		16
80	IKJI. ± 1)		2			۳	-	,	7		٣				2			8		18=8	(пред.	откл. ±1)			2	
q	(пред. откл. ± 1)		0,5					2						2						9	(пред.	откл.+1)	0,5			
s = s		4-6	7-9	10-12	13-15	16-18	19-20	4-6	6-7	10-12	13-15	81-91	19-20	4-6	7-9	10-12	13-15	16-18	19-20	$s = s_1$				4-6	-	7-9
вэрки	Г; Э					F: 9						С, ,						O (1								
Конструктивные элементы	, сварного шва	S XDW H						S X DW S												25						
	подготовленных кромок свариваемых деталей	\$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$						\$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$ \$						Samin Samin					A A	45 of 3 of						
эонаопэУ эинэрангодо отондваэ кинэнидэоэ		S					9)						C2						80							

			_			OAL	пы.	r. CC	ЛЕДІ	1HE	ния							10
e_1	(пред. откл. ± 1)	9		6	T	е, не более		16	81	20	24	26	12	91	81	23	76	29
	е, нс болсс	81	70	24	76	8	(пред. откл. ±1)	2		l	ε			5		ε	<u> </u>	
s = 8	(пред. откл. ± 1)			3		q	(пред. откл. +1) (пр		<u> </u>	0.5					5,0			_
9	(пред. откл. + 1)			5,0			гади)		T	ı				ı	ı	Γ		
	Способ сварки + пред		13-15	0 81-91	19-20	$s = s_1$		8-10	11-13	14-16	17-19	20	4-6	7-9	10-12	13-15	16-18	19-20
зэрки	из дозопЭ		<u> </u>	L; 3	L			1	<u>г</u>		<u> </u>			<u> </u>	L; 3	<u>l</u>		
ные элементы	элементы сварного шва			16	6,			0	5					Q:	1	7	•	
Конструктив	Конструктивные подготовленных кромок свариваемых деталей		'S 25 1	S				1 45° 23°	's s		4			b 30°430	15	\$		
ение ОТО	Условн обознач соедине энибэоэ			82 82					63						C10		-	

	е, не болес	12	91	81	23	26	29	12	9	18	23	26	29	<i>e</i> ₁ ,	ее нс более		9			6	_
20	(прсд. откл. ±1)		2			3		2				к			сл. е, не более	12	91	81	23	56	
	(пред. откл. +1)				0,5						0,5			g = g ₁	. (пред. откл. ± 1)		2		8		
9	(пред. с				<u> </u>]								9	(пред. откл. + 1)				0,5		
	е П с с с с с с с с с с с с с с с с с с			4-6 7-9 10-12 13-15 16-18						10-12	13-15	81-91	19-20	$s = s_1$ $4-6$ $7-9$ $10-12$ $13-15$ $16-18$							
врки	Способ сварки			© 'i						Ø .:						© ::					
ныс элементы	сварного шва		8						6							δ · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	7/1	>	8,		
Конструктивн	Конструктивные элементы подготовленных кромок свариваемых деталей			75			.0		4 300,230	S S S S S S S S S S S S S S S S S S S		15min 15	77		300.5	7	5	15		_	
го Ние	Условное обозначение сварного соединения			CII						C12	_						C13				_

23	Į
Юл.	- (
ma	
ние	
аж	Ì
νορι	Ì
lIpo	}
•	
	ļ
	ŀ
	İ
	-
	4
	-

					—	
	е, не более	91	23	26	29	30
©€.	пред. откл. +1) (пред. откл. ±1)	2			3	
p	(пред. откл. +1)		-	0,5		
	$s = s_1$	8-10	11-13	14-16	61-71	20
зэрки	нэ дозопЭ			Г; Э		
ные элементы	сварного шва		8			
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей	300,530			7	5
я.о ение	Условн обознач сварно соедине			C14	7.	

Угловые соединения

				·
n		0	<i>n</i> (пред. откл. +1)	0
	(пред. откл. +1)		е, не более	9
q	du)	6,5	g (пред. откл. ±1)	3
	<u> </u>	0	b (пред. откл. +1)	2
	S	2-10	S	2-4
		E, 3		<u></u>
X D	出 に ()	√ = S	6	XDW E
S		5, 5, 20,75	S	\$1 512 Q.75
	;	<u> </u>		2.5

ЭНИС ГО	Конструктивные элементы	ые элементы	зурки			9		и	
Условн обозначе ондаво ондаво осослине	подготовленных кромок свариваемых деталей	сварного шва	о досор	be,		1)	(пред. откл. +1)	-1)	
У3		Z + Z - Z + C	E ;1	2-10		0		0	
	5,20,75	K=S						<u>.</u>	
		6		S	<i>b</i> (пред. откл. +1)	g (пред. откл. ±1)	е, не более		л (пред. откл. +1)
y4	S 2 7	Z+Z Z+Z	<u></u>	2-4	0,5	3	9		0
	5,20,75				7 7			_	
	37			<i>></i>	<i>o</i> (пред. откл. +1)		g (пред. откл. ±1)		e
	10 S	B 3		4-6					12
		11		6-7			2		16
y5			F; Э	10-12	0,5				18
	· S.	⊠		13-15			3		20
	5,40,75			16-18					24
				19-20	•				26

9		12	91	81	20	24	26	l _a	не более	14	91	81	22	24	е, не более	i	12	91	18	23	26	29
g (пред. откл.	[]		2			3		a		16	81	20	24	26	g (пред. откл.	±1)		2		3		
<i>b</i> (пред. откл. <i>g</i>	1 +		<u> </u>	5,0			Γ	b = g	(пред. откл. (пред. откл. +1) ±1)			0,5	_	-	<i>b</i> (пред. откл. <i>g</i>	+1)				0,5		
	Ŋ	4-6	6-2	10-12	13-15	16-18	19-20		s (n	8-10	11-13	14-16	17-19	20	8		4-6	6-2	10-12	13-15	16-18	19-20
свярки	Способ сварки			F; Э							E; 3							F; Э				
ые элементы	сварного шва	σ	5		2	3+2 %	 	_	5	*	\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\	6, 8				6		* * * * * * * * * * * * * * * * * * *	Y	nw.	-	
Конструктивн	Конструктивные элементы подготовленных кромок свари		2000			5,	5120,75	6 11850, 20	5		≪	. 5,	5, 20,75			b 130°30	S		×	3	20000	516.15
ого ОГО	эонаогоУ обозначение сварного кинэнигэоэ		_) ye							y7			_				y8				

е, не более		12	16	81	23	26	29		תונח. +1)		
g (ripeli. otki.	(I#		2		8				b (пред. откл. +1)	0	
р (пред. откл.	(1+		•		6,5					50	
	8	4-6	6-2	10-12	13-15	81-91	19-20		S	2-20	
варки	э доэолЭ				E; Э			финения		E:3	
ыс элсменты	сварного шва	-6 -6			6 +	3 + 2 3		Тавровые соединения	 	<i>y</i>	X > 3/2
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей	b 300x30	s			5,	51/04/15		2	φ	S + C,75
әинәһі	Усло внеодо грвар говар) y					Ţ	£

							· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·						
е, нс более		12	91	81	20	24	26	12	91	81	20	24	26
д (пред. откл.	+2)	3	\$	7	6	=	13	£.	5	7	6	=	13
р (пред. откл.	(1+				6,5		,			0,5		·	
	s	4-6	6-2	10-12	13-15	16-18	19-20	4-6	7-9	10-12	13-15	81-91	19-20
вэрки	ю дозопД				E: 3					F; 3	_		
ые элементы	сварного шва		7						5 - 2 - 2	7			
Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей			45°	15	q	5, 20,75		S	× +5°±3		S ₁ > 0,7s	
ление гото	тогоУ внеодо ндвао нидьоо			13							T4		

<u>ک</u>			n								
Продолжение табл. 23	е. не более		81	20	24	26		ткл. +1)			
opodII	g (пред. откл.	(5+	5	7	6	Ξ		<i>b</i> (пред. откл. +1)		0	
	р (пред. откл.	(1+			0,5						
		S	8-12	13-15	81-91	19-20	НИЯ	S		2-20	
	вэрки	э доэопЭ		F; 3			соедине			F; Э	
	ые элементы	сварного шва	6	3			Нахлесточные соединения	- 	× ×	K=S	X = S
	Конструктивные элементы	подготовленных кромок свариваемых деталей	- S -	₩ 45°±.	15	5, \$ 4,75		9		B 2 2 (5 + 5 + 5); 5 + 3 S	8 × 2 (5 + 51); 51 × 5
	ячение 1010	Услоу обозна свары соедин		T5						Ξ	Н2

ГОСТ 16310-80 предусматривает также и другие конструктивные элементы свариваемых деталей.

СВАРНЫЕ СОЕДИНЕНИЯ ТРУБОПРОВОДОВ ИЗ ПЛАСТМАСС

Типы сварных соединений трубопроводов из полиэтилена высокого давления, полиэтилена низкого давления и полипропилена, выполненные контактной тепловой (термоконтактной) сваркой оплавлением, определены ОСТ 102-63-81.

Условные обозначения различных типов сварных соединений трубопроводов, конструктивные элементы и размеры подготовленных кромок свариваемых деталей и швов, установленные указанным стандартом, приведены в табл. 23а - 23г.

Обозначения способов контактной тепловой сварки оплавлением:

КТс - контактная тепловая стыковая;

КТр - контактная тепловая враструб;

КТрс - контактная тепловая раструбностыковая.

Обозначения размеров элементов, привеленных в табл. 23а - 23г:

- s толщина стенки трубы;
- s_1 толщина стенки присоединяемой детали (или трубы);
 - D_{τ} наружный диаметр трубы;

 $d_{\rm H}$ - наружный диаметр присоединяемой детали;

 $d_{\rm BH}$ - внутренний диаметр присоединяе- мой детали;

/ - величина нахлестки соединяемых деталей и труб;

L - длина муфты, заглушки;

c - зазор в стыке;

е - величина перекоса торца;

b - ширина грата;

h - высота грата;

ф - угол среза торца трубы;

k - выпуклость сварного шва.

Типы сварных соединений, указанные в ОСТе, могут быть выполнены контактной тепловой сваркой трубопроводов из других материалов - винипласта и пентапласта.

При сварке трубопроводов из полиэтнлена, полипропилена, винипласта нагретым газом с присадочным прутком и экструдируемой присадкой могут быть выполнены отдельные типы сварных соединений, установленные для этих материалов и методов сварки ГОСТ 16310-80 (С1, С2, С3, С10, С13, Н1).

23а. Основные типы и размеры (мм) стыковых сварных соединений

Конструкция	Конструктивны	е элементы	Способ
соединения	подготовленных кро- мок деталей	шва соединения	сварки
Труб с трубами			
Втулок под флан- цы с трубами	ς <u>ε</u>		KTc
Фасонных частей	$S = S_1$		
с трубами			
Труб с трубами	S <s,< td=""><td></td><td>КТс</td></s,<>		КТс
Секторов колен (отводов)	$\varphi = 0 - 45^{\circ}$ $S = S_{1}$		КТс
	Труб с трубами Втулок под фланцы с трубами Фасонных частей с трубами Труб с трубами Секторов колен	Труб с трубами Фасонных частей с трубами Труб с трубами Труб с трубами Секторов колен (отводов) Ф=0-45°	Подготовленных кромок деталей Труб с трубами Втулок под фланцы с трубами Фасонных частей с трубами Труб с трубами Секторов колен (отводов) Ферона (отводов)

трубопроводов из ПВД (ПЭВД), ПНД (ПЭНД) и ПП

					c		e	
S	<i>s</i> ₁	<i>D</i> _H	<i>d</i> _H	Ном.	Пред откл	Ном.	Пред откл	Примечание
		2-20	-		0,3		1	
3-30	3-30	225-400	-	0	0,5	0	2	
		450-630	_		0,7	,	4	Для всех стыковых соединений высота грата: h=1 3 мм для s до 7; h=2 4 мм для s = 7 18 мм;
		32-200	-		0,3		1	h=3 5 мм для s свыше 18 мм; ширина грата
3-30	3-30	225-400	-	0	0,5	0	2	b=(1,8 2,2)h; выпуклость сварного шва k больше 0,1 мм
		450-630	-		0,7		4	
		25-200	-		0,3	-	-	
4-30	4-30	225-400	-	0	0,5	-	-	
		450-630	-		0.7		-	

Условное	Конструкция	Конструктивн	ые элементы	Способ
обозначение шва	соединения	подготовленных кромок деталей	шва соединения	сварки
C4	Патрубков с трубами в переходном тройнике	$S \ge S$		KTc
C5	Труб с трубами в равнопроходном тройнике	$S = S_1 \qquad D_H = C_H$		KTc
C6	То же	$S = S_1 \qquad D_H = d_H$		KTe
C7	Труб с трубами в крестовине	$S = S, D_H = d_H$		KTc

Продолжение табл. 23а

					c		e	
S	Sı	D_{H}	$d_{_{ m H}}$	Номин.	Пред. откл.	Номин	Прел. откл.	Примечание
		110	63-75					
		125	63-90		0,3			
		140	75-110	1				
6-23	6-23	160	90-125	0				
		180	110-140		0,4	-	-	
:		200	110-160					5
		225	110-160					
		25-75	25-75		0,3			
4-20	4-20	90-180	90-180	0	0,4	-	_	Припуск на
		200-315	200-315		0,5			оплавление кромки и осадку торцов $f = 2\pm 0,5$
	,	25-200	25-200		0,3			J − 2±0,3
4-30	4-30	225-400	225-400	0	0,5	-	_	
		450-630	450-630		0,7			
		25-200	25-200		0,3			
4-30	4-30	225-400	225-400	0	0,5	-	-	
		450-630	450-630		0,7		:	

236. Основные типы и размеры (мм) раструбных н нахлесточных сварных

Тип соединения	Услов- ное обозна-	Конструкция соединения	Конструктин	вные элементы
	чение шва		подготовленных кромок деталей	шва соединения
Раструбное	H 1	Труб с трубами	1+02B _m 45 ^c 45 ^c 5 5 5 5 20°45 ^c	
То же	H2	Труб с трубами	45°)	
	Н3	Патрубков седельчатых с трубами	90° 51	6
Нахлесточное	Н4	Накладок продольных с трубами	A-A a	
	H5	Накладок поперечных с трубами	A A A A A A A A A A A A A A A A A A A	

соединений трубопроводов из ПВД (ПЭВД), ПНД (ПЭНД) и ПП

Способ	s, s ₁	$D_{\scriptscriptstyle{H}}$	d_{H}	Ь	1	а	Примечание
		10-12			10-11		Диаметр рас-
		16-20			13-14		труба или муфты <i>d</i> _{вн}
КТр		25-32			16-18		должен быть
		40-50			20-23]	на $0,2\text{-}0,7$ мм меньше $D_{\mathrm{H}}.$
	2-4	63-75	-	-	27-30	-	В соединении
:		90-110			35-42	į	H2 длина муфты
KTp		125-140			45-50		$L=2l+0,1d_{H}$
	is	160-180			55-60		
		50	40				
КТс	3-6	90	50	1-2	-	- '	-
		110	90				
KTc	6-16	40	-	-	100	20	_
		100			80		

23в. Основные типы и размеры (мм) раструбно-стыковых соединений трубопроводов из ПВД (ПЭВД), ПНД (ПЭНД) и ПП

Условное		Конструктивные	ные элементы					
обозначение	Конструкция			Способ	S	$D_{\mathtt{H}}$	7	Другие
ШВа	соединения	подготовленных кромок деталей	шва соединсния	сварки				размеры
HCI	Труб с трубами			KTpc	2-12	16-140	14-61	
нС2	То же	9.1		KTpc	2-4	10-12 16-20	10-11	$d_{BH} = D_{H} -$
		\$5.5° S S S S S S S S S S S S S S S S S S S				25-52 40-50 63-75 90-110 125-140 160-180	16-18 20-23 27-30 35-42 45-50 55-60	-(0,2 0,7); L=2l
HC3	Втулок для шту- церных соедине- ний с муфтами			КТрс	2-10	16-50	14-31	

	0	
•	7	
•	2022	
	2	
1	2	

							···· · ··· <u>·</u> -
	$d_{\rm BH} = D_{\rm H} - (0.2 \dots 0.7)$					$d_{\mathrm{BH}} = D_{\mathrm{H}}$ -	-(0.2 0,7)
				19-91	_	19-91	
			-	16-140		20-140	
				2-12		3-12	
	-			КТрс		KTpc	
		054.	S Name of the second se			7 - 1 5 - 7	
Втулок для дюри- товых соединсний с муфтами		Втулок под флан- цы с трубами		Муфт с трубами		Муфт с переходами	
нсз		HC4				нсэ	

Продолжение табл. 23в

Условное обозначение	Конструкция	Конструктивные	ные элементы	C110c06	S	$D_{\rm tl}$		Другие
THBSI	соединения	подготовленных кромок деталей	шва соединения	сварки	•			размеры
НС6	Фасопных частей			KTpc	3-6	40	12-20	$d_{\rm BH} = D_{\rm H} -$
		1-1-450				20	15-25	-(0,2 0,7)
						06	22-45	
		S				110	26-55	
HC7	Заглушек с трубами	1 12/50 1260		KTpc	2-10	16-25	13-16	$d_{\text{BH}} = D_{\text{H}} -$
						32-40	18-20	-(0.2 0.7)
		S S				50-63	23-27	
HC8	To *c			КТрс	2-20	16-32	13-18	$d_{\text{BH}} = D_{\text{H}}$ -
		1-1-650-1-450	- Massas	···		40-63	20-27	-(0.2 0.7)
	1	S MU Mip				75-110	30-42	

23г. Основные типы и размеры (мм) тавровых сварных соединений трубопроводов из ПВД (ПЭВД), ПНД (ПЭНД) и ПП

Условное	Конструкция	Конструктивнь	ые элементы	Способ
обозначение	соединения	подготовленных кромок деталей	шва соединения	сварки
T1. T2	Патрубков с трубами в пере- ходном тройнике	H1, H2 St 90°	<i>b</i>	KTc
T3	То же	A-A dh	5	KTc

Продолжение табл. 23 г

S	S_1	$D_{ m H}$	d_{H}	b	Примечание
6-30	7-36	110	63	1-3	Утолщенный
		125-160	90		конец получают по типу соедине-
		180-225	125		ния Н1 или Н2
		250-315	180		
6-20	4-24	110	63	1-3	Патрубок должен
		125-160	90		быть изготовлен из трубы на тип
		180-225	110		выше основной трубы
		250-315	160		

СВАРНЫЕ СОЕДИНЕНИЯ ИЗ ПЛЕНОК

Основные типы сварных соединений из политиленовых пленок толщиной 30-500 мкм, выполненных термоконтактной сваркой (контактной тепловой, в том числе и термочимпульсной), газовым теплоносителем, инфракрасным излучением и экструдируемой присадкой, установлены ОСТ 1.41117-87.

В стандарте приняты следующие обозначения способов сварки:

ГТ - газовыми теплоносителями без присадки;

К - термоконтактная;

КТИ - контактная термоимпульсная;

ИК - инфракрасным излучением;

ЭП - экструдируемой присадкой.

Условные обозначения различных типов сварных соединений, конструктивные элементы и размеры подготовленных кромок свариваемых деталей и швов приведены в табл. 23д.

Указанные в стандарте соединения в ряде случаев могут быть выполнены с помощью других способов сварки, а также из других материалов.

Так, соединения типа С3 - С8, Н1 - Н3, Р1 - Р5 можно выполнять термоконтактной сваркой (К и КТИ) из пленок полипропилена, плавких фторопластов (Ф-4МБ, Ф-40, Ф-42 Ф-4НА, Ф-3М, Ф-30, Ф-32Л, Ф-2М, Ф-10), термопластичного полиуретана (ТПУ); Н3, Р4 - из пленок фторопласта-4 и др.

Соединения типа С3 - С8, Н1 - Н3, Р1 - Р5 могут быть выполнены также высокочастотной сваркой в случае пленок, хорошо свариваемых этим методом - поливинилхлоридных, полиамидных, некоторых фторопластовых пленок (Ф-2М, Ф-32Л, Ф-26, Ф-42, Ф-4НА), пленок из термопластичного полиуретана и др.

Сварные сосдинения типа H1 и P1 могут быть выполнены ультразвуковой сваркой в случае тонких ориентированных полиэтилентерефталатных и полипропиленовых пленок.

Помимо типов сварных соединений, установленных ОСТ 1.41117-87, при сварке пленок можно применять нахлесточное соединение с заделкой кромок, выполненное двусторонней термоконтактной, высокочастотной либо ультразвуковой сваркой (см. табл. 23е, условное обозначение Н7).

Типы сварных соединений из армироваиных пленок толщиной 0,5-1,5 мм как равнотолщинных, так и разнотолщинных с двусторонним и односторонним нанесением термопластичного покрытия из поливинилхлорида, полиамида, полиэтилена, полипропилена и других термопластов, выполненные контактной тепловой (термоконтактной) прессовой сваркой, определены ОСТ 102-47-78.

Условные обозначения различных типов сварных соединений, конструктивные элементы и размеры подготовленных кромок свариваемых деталей и швов, установленные настоящим стандартом, приведены в табл. 23е - 23и; условное обозначение способа термоконтактной (контактной тепловой) прессовой сварки - КПТ (соответствует обозначению К в ОСТ 1.41117—87).

Кромки швов сварных соединеннй из армированных пленок (за исключением соединения типа H2) должны быть заплавлены слоем термопласта, который герметизирует шов и образует плавный переход к основному материалу, при этом толщина материала шва должна быть не менее одинарной толщины свариваемой пленки.

Сварные соединения армированных пленок могут быть выполнены контактной термоимпульсной сваркой (КТИ), а также высокочастотной прессовой сваркой в случае армированных пленок и других комбинированных пленочных материалов с двусторонним и односторонним нанесением термопластичного покрытия, хорошо свариваемого этим методом — поливинилхлорида, термопластичного полиуретана, некоторых плавких фторопластов (Ф-2М, Ф-32Л, Ф-26, Ф-42, Ф-4НА) и др.

		q	1	ı	4 ± ²	$4 \pm \frac{2}{1}$	$4 \pm \frac{2}{1}$	$6 \pm \frac{2}{1}$	5 ± 2	8 ± ²
		s = s	0,03 - 0,5	0,2 - 0,5	0,03 - 0,1	0,03 - 0,2	0,1 - 0,2	0.2 - 0.5	0.03 - 0,2	0.2 - 0.5
зых пленок	Способ	сварки	не	ЭП	7	КТИ	メ	КТИ	К КТИ	КТИ
размеры (мм) сварных соединений нолиэтиленовых пленок	ые элементы	шва сосдинения	1-0 2-9	7.59 1.75 1.75	q					$b_t = b_t$
23д. Условные обозначения и размеры (мм) сва	Конструктивные элементы	подготовленных кромок деталей	25 /#/	25 171 25	15 max	5	0	8 > 8	15 max (±1 05)	S>0 15 max 0 5
23/д. Условные	Характер	выполненного шва	Односторонний без дополнительных на- кладок	Двусторонний без дополнительных накладок	Односторонний с од-	ной дополнительной накладкой	Двусторонний с одной дополнительной	накладкой	Двусторонний с двумя	накладками
	Тип соединения	и обозначение	Стыковое С1	(.2	3	C4	CS	9.0	C7	C8

23e. Условные обозначения, размеры (мм) нахлесточных сварных соединеннй армированных пленок (термоконтактная прессовая сварка)

Характер выполненного шва,	Условное обозначение	Конструктивн	ые элементы	$S_1 = S_2$
размеры	:090 3,C	подготовленных кромок деталей	шва соединения	
Двусторонний $B = 1550; \ \delta = 0;$ $m < 5; \ L < 60$	H1	S, B	L = B + 2m	0,5 - 1,5
Двусторонний без заделки кромок $B = 2050; \ \delta = 0;$ $L = 2050;$ $k = 5$	Н2	S S S S S S S S S S S S S S S S S S S	k k	0,5 - 1,5
Двусторонний с до- полнительной на- кладкой $S_3 < 1; B = 15 \dots 40;$ $L < 60; n = 5 \dots 10;$ $C = 30 \dots 50$	Н3	C = B + 2n	$ \begin{array}{c cccc} L & & & & & & \\ \hline m & & B & & m \\ L & = B + 2m & & \\ m & = n + 5 & & & \\ \end{array} $	0,5 -1 ,5
Двусторонний с двумя дополнительными накладками $S_3 < 1; S_4 < 1;$ $B = 20 \dots 30; m < 5;$ $L < 70;$ $C = 20 \dots 30$	H4	C 1/2C 55	$L = \beta + 2m$ $m = \frac{1}{2}C_1$	0,5 - 1,5

Продолжение табл. 23е

Характер выполненного шва,	Условное обозначение	Конструктивн	$S_1 = S_2$	
размеры	yc, 0603	подготовленных кромок деталей	шва соединения	
Двусторонний с внутренней неармированной прокладкой $S_3 = 0.51; m < 5;$ $B = 1530; n = 5;$ $L < 60;$ $C = 2550$	H5	$C = B + 2n \delta_{t} = \delta$	L = C + 2m	0,5 - 1,5
Двусторонний с внутренней армированной прокладкой $S_3 = 0.51.5;$ $B = 1530; m < 5;$ $L < 50; n = 5;$ $C < 50$	Н6	$C = \beta + 2n \mathcal{E}_{\gamma} = \delta$	L = C + 2m	0,5 - 1,5
Двусторонний $b = 2030; m < 5;$ $L < 60;$ $a = 1020$	Н7	B = a + b	$m = \beta + 2m$ $L = \beta + 2m$	0,5 - 1,5
Двусторонний с дополнительной неармированной накладкой $S_3 = 0.515; m < 5;$ $B = 2030;$ $L < 60;$ $C = 2030$	Н8	$\frac{\delta}{\delta_{i}} = \delta$	$k = \frac{1}{2}C + m$ $L = 8 + \frac{1}{2}C + 2m$	0,5 - 1,5

23ж. Условные обозначения, размеры (мм) стыковых сварных соединений армированных пленок (термоконтактная прессовая сварка)

Характер	Условное	Конструктивные элементы				
выполненного шва	обозначение	подготовленных кромок деталей	шва соединения			
Двусторонний с накладкой	C1	55	L = C + 2m			
Двусторонний с дополнительными накладками	C2		$\frac{m}{L} = C + 2m$			
То же	C3		m C m $L = C + 2m$			

Продолжение табл. 23ж

Характер выполненного шва	$S_1 = S_2$	S_3	S_4	δ_1	δ2	δ ₃	С	Ci	m	L
Двусторонний с накладкой	0.5 - 1.5	0,5 - 1,5	-	0	До 2	-	20 - 50	-	-	До 60
Двусторонний с дополнительны ми накладками	0,5 - 1,5	0.5 - 1.5	До l	0	До 2	0	30 - 50	30 - 50	До 5	До 60
То же	0,5 ~ 1,5	0,5 - 1,5	0,5 - 1.5	0	До 2	_	30 - 50	20 - 30	До 5	До 60

23и. Условные обозначения, размеры (мм) Т-образных сварных соединений (рантовых) армированных пленок (термоконтактная прессовая сварка)

Характер	Условное	Конструктивные элементы	ые элементы	S_{\parallel}	\$2	Ş	 \odo	82	Ú	T
	нис	подготовленных кромок деталей	шва сосдинения							
Двусторонний без дополни- тельных на- кладок	1.61	- F - F - F - F - F - F - F - F - F - F	7	0,5 - 1,5	0,5 - 1,5	1	0	ı	1	30 - 50
Двусторонний с внутренней армированной прокладкой	P2	2 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3 3	7	0,5 - 1,5	0,5-1,5	0,5 - 1,5	0	0	20 - 50	До 60
Двусторонний с дополнительной неарми рованной прокладкой	P3	25		0,5-1,5	0,5-1,5	0,5 - 1,5	0	0	20 - 50	До 60
Двусторонний с дополнительной армированной накладкой	44	55/55/		0,5-1,5	0,5-1,5 0,5-1,5	0,5 - 1,0	0	До 2	20 - 40	До 60

ТЕХНОЛОГИЧНОСТЬ СВАРНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

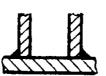
24. Примеры коиструирования сварных соединений*

Неудовлетворительная конструкция

Правильная конструкция

Обеспечивать удобный подвод электродов к месту сварки





Сварные швы вынесены из тесного пространства между перегородками





Для приварки размерных трубок к листам сварные швы вынесены на поверхность





Фланец отнесен от смежной стенки патрубка



Сварной шов вынесен на торец фланца

Устранять совмещения швов. Сводить к минимуму количество сварочного металла





Ребра для приварки расположены в шахматном порядке





Для приварки перегородки раздвинуты

Исключать сварку толстых деталей с тонкими



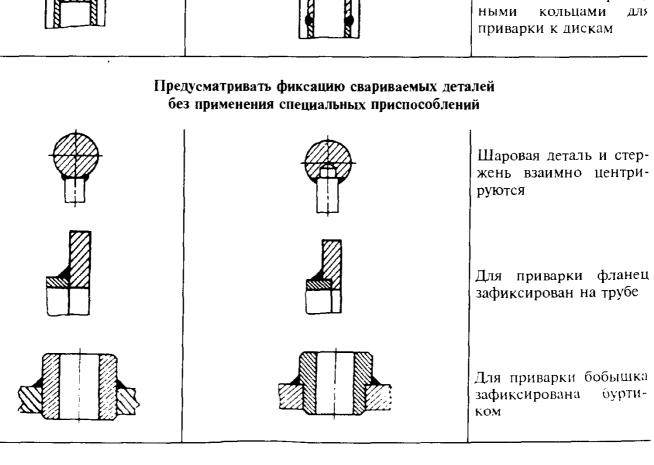




Свариваемым кромкам придано примерно одинаковое сечение

^{*} Орлов П. И. Основы конструирования. Изд. 3-е. Кн. 2. М.: Машиностроение, 1988.

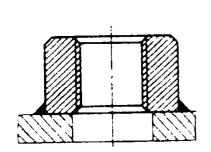
	Продолжение табл.
Правильная	конструкция
риварка фланца к тонкостенной	трубе
	Фланец приварен тон костенным переходом
Приварка пальца к листу	
	У пальца образова тонкостенный фланец
	В пальце у места сварк образована выборка металла
Приварка дисков к ободу колеса	1
	Обод выполнен с тон костенными переход ными кольцами дл приварки к дискам
	риварка фланца к тонкостенной Приварка пальца к листу

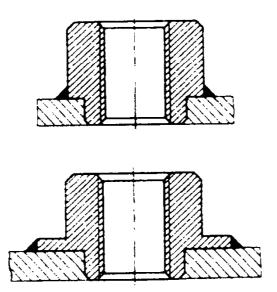


Неудовлетворительная конструкция

Правильная конструкция

Приварка втулки к листу



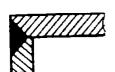


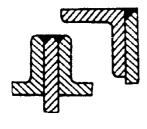
Втулка центрирована относительно листа

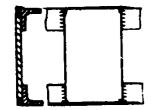
Чтобы резьбовая поверхность не деформировалась при сварке. сварной шов отдален

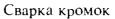
Исключнть трудоемкую разделку кромок. Для швов пронзводить смешение свариваемых деталей













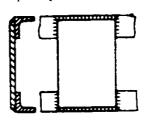
Угловое соединение



Соединение профилей с листами



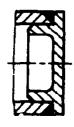
Приварка косынки

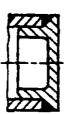


Неудовлетворительная конструкция

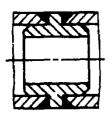
Правильная конструкция

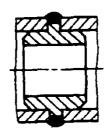
Подготовлять кромки у деталей с наиболее простой механической обработкой





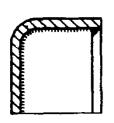
Подготовлены кромки заглушки

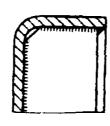




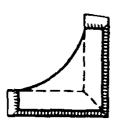
Исключена подготовка кромок на трубе за счет снижения буртика муфты

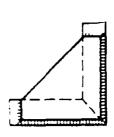
Исключать подгонку и упрощать форму привариваемых деталей





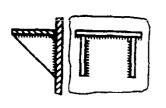
Вместо криволинейного перехода ребра сделан прямолинейный срез

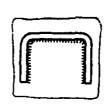




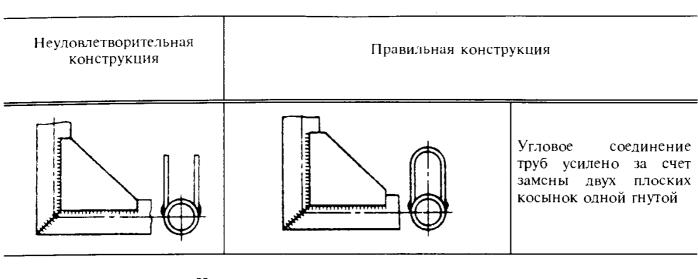
Фигурный вырез у косынки заменен прямым срезом

При сварке тонкостенных деталей применять гнутые детали для увеличения жесткости конструкции

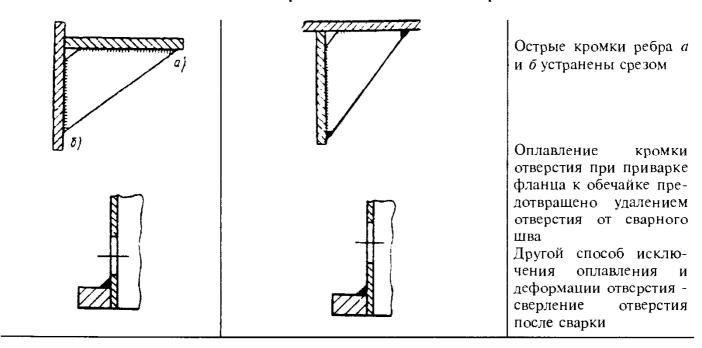




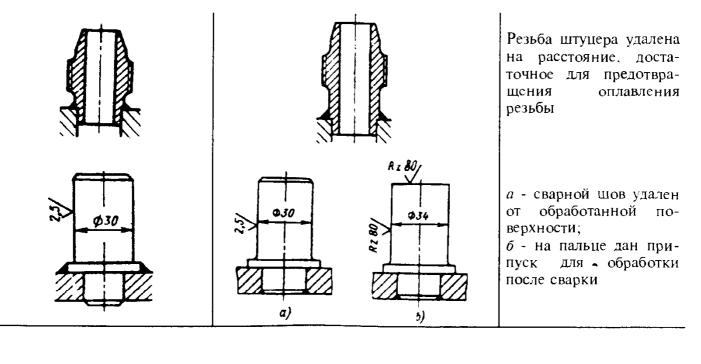
Составная полка заменена гнутой

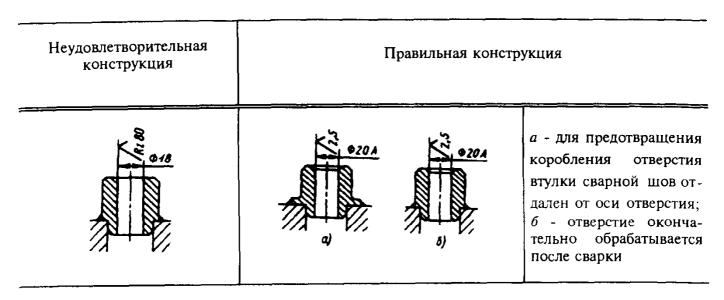


Исключать пережог и оплавление тонких кромок

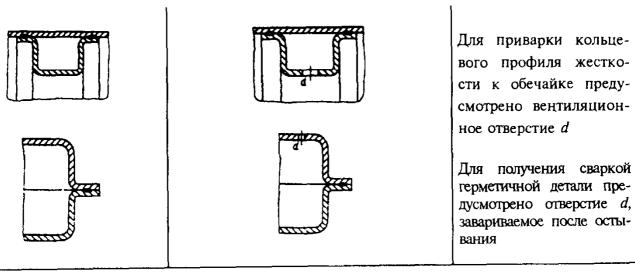


Отдалять обработанные поверхности от места сварки. Точные и чистые поверхности обрабатывать после сварки





При сварке закрытых полостей предотвращать коробление стеиок вследствие образования вакуума при остывании



УСЛОВНЫЕ ИЗОБРАЖЕНИЯ И ОБОЗНАЧЕНИЯ ШВОВ СВАРНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

Изображение швов сварных соединений по ГОСТ 2.312-72. Шов сварного соединения независимо от способа сварки условно изображают:

видимый — сплошной основной линией (рис. 7, a, θ);

невидимый — штриховой линией (рис. 7, г).

Видимую одиночную сварную точку, независимо от способа сварки, условно изображают знаком «+» (рис. 7, δ).

Невидимые одиночные точки не изображают.

От изображения шва или одиночной точки проводят линию-выноску, заканчивающуюся односторонней стрелкой (см. рис. 7). Линию-выноску предпочтительно проводить от изображения видимого шва.

На изображение сечения многопроходного шва допускается наносить контуры отдельных

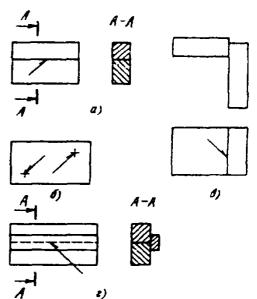


Рис. 7. Условное изображение сварных швов:

а, в - видимый шов - основная линия; б - видимая одиночная сварная точка знак «+»: г - невидимый шов штриховая линия проходов; при этом их необходимо обозначать прописными буквами русского алфавита (рис. 8).

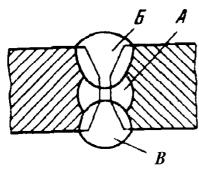


Рис. 8

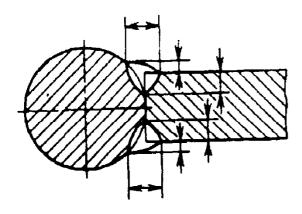


Рис. 9

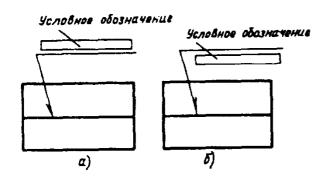


Рис. 10 Условное обозначение шва:

a — на полке линии-выноски, проведенной от изображения шва с лицевой стороны:

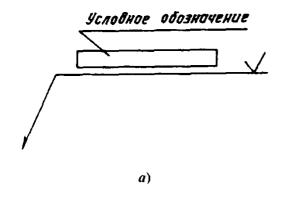
 δ — под полкой линии-выноски, проведенной от изображения шва с оборотной стороны

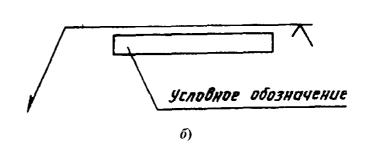
Шов, размеры конструктивных элементов которого стандартами не установлены (нестандартный шов), изображают с указанием размеров конструктивных элементов, необходимых для выполнения шва по данному чертежу (рис. 9). Границы шва изображают сплошными основными линиями; элементы кромок в границах шва - сплошными тонкими линиями.

Условные обозначения швов сварных соединений. 1. Вспомогательные знаки для обозначения сварных швов приведены в табл. 25.

- 2. Условное обозначение шва показано на рис. 10.
- 3. Обозначение шероховатости механически обработанной поверхности шва наносят на полке или под полкой линии-выноски после условного обозначения шва (рис. 11, а, б) или указывают в таблице швов, или приводят в технических требованиях чертежа, например: "Параметр шероховатости поверхности сварных швов не грубее".
- 4. Сварочные материалы указывают на чертеже в технических требованиях или таблице швов. Допускается сварочные материалы не указывать.
- 5. При наличии на чертеже одинаковых швов обозначение наносят у одного из изображений, а от изображений остальных одинаковых швов проводят линии-выноски с полками. Всем одинаковым швам присваивают один порядковый номер, который наносят:
- а) на линии-выноске, имеющей полку с нанесенным обозначением шва (рис. 12, a);
- б) на полке линии-выноски, проведенной от изображения шва, не имеющего обозначения, с лицевой стороны (рис. 12, δ);
- в) под полкой линии-выноски, проведенной от изображения шва, не имеющего обозначения, с оборотной стороны (рис. 12, θ).

Число одинаковых щвов допускается указывать на линии-выноске, имеющей полку с нанесенным обозначением (см. рис. 12, *a*).





25. Вспомогательные знаки для обозначения сварных швов

Вспомогательный	Значение вспомогательного	Расположениие вспомогательного знака отно- сительно полки линии-выноски, проведенной от изображения шва			
знак	знака	с лицевой стороны	с оборотной стороны		
Ω	Усиление шва снять	0	0		
	Наплывы и неровно- сти шва обработать с плавным переходом к основному металлу		1		
	Шов выполнить при монтаже изделия, т. е. при установке его по монтажному чертежу на месте применения				
	Шов прерывистый или точечный с цепным расположением. Угол наклона линии ≈ 60°				
Z	Шов прерывистый или точечный с шах-матным расположени-ем	Z	Z		
0	Шов по замкнутой линии. Диаметр знака 3 5 мм		>		

Вспомогательный	Значение вспомогательного	Расположениие вспомогательного знака отно- сительно полки линии-выноски, проведенной от изображения шва			
знак	знака	с лицевой стороны	с оборотной стороны		
	Шов по незамкнутой линии. Знак применяют, если расположение шва ясно из чертежа				

Примечания: 1. За лицевую сторону одностороннего шва сварного соединения принимают сторону, с которой производят сварку.

- 2. За лицевую сторону двустороннего шва сварного соединения с несимметрично подготовленными кромками принимают сторону, с которой производят сварку основного шва.
- 3. За лицевую сторону двустороннего шва сварного соединения с симметрично подготовленными кромками может быть принята любая сторона.

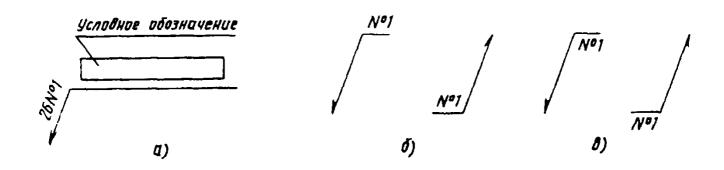


Рис. 12

Примечания. Швы считают одинаковыми, если 1) одинаковы их типы и размеры конструктивных элементов в поперечном сечении; 2) к ним предъявляют одни и те же технические требования.

Примеры условных обозначений швов сварных соединений приведены в табл. 26 и 27.

Упрощения обозначений швов сварных соединений. І. При наличии на чертеже швов, выполняемых по одному и тому же стандарту, обозначение стандарта указывают в технических требованиях чертежа (записью по типу "Сварные швы... по...") или таблице.

2. Допускается не присваивать порядковый номер одинаковым швам, если все швы на чертеже одинаковы и изображены с одной стороны (лицевой или оборотной). При этом швы, не имеющие обозначения, отмечают линиями-выносками без полок (рис. 13).



Рис. 13

26. Примеры условных обозиачений стандартных швов сварных соединений

Характеристика	Форма поперечного	Условное обозначение шва, изображенного на чертеже				
шва	сечения	с лицевой стороны с оборотной стороны				
Шов стыкового соединения с криволинейным скосом одной кромки, двусторонний, выполняемый электродуговой ручной сваркой при монтаже изделия. Усиление снято с обеих сторон. Параметр шероховатостей шва: с лицевой стороны $Rz = 20$ мкм с оборотной стороны $Rz = 80$ мкм		FOCT 5264-80-C13 Q Rz 80	R2 80, FOCT 5264-80-C13 O R2 20			
Шов стыкового соединения без скоса кромок, односторонний, на остающейся подкладке, выполняемый сваркой нагретым газом с присадочным прутком		F 0CT 16310-80-C3-F	FOCT 16310-80-C3-F			

27. Пример условного обозначения нестандартного шва сварного соединения

Характеристика шва	Условное изображение и обозначение шва на чертеже
Шов соединения без скоса кромок, односторонний, выполняемый ручной электродуговой сваркой при монтаже изделия	A-A A-A

Примечание. В технических требованиях делают следующие указания: "Сварка ручная электродуговая".

- 3. На чертеже симметричного изделия, при наличии на изображении оси симметрии, допускается отмечать линиями-выносками и обозначать швы только на одной из симметричных частей изображения изделия.
- 4. На чертеже изделия, в котором имеются одинаковые составные части, привариваемые одинаковыми швами, эти швы допускается отмечать линиями-выносками и обозначение их наносить только у одного из изображений одинаковых частей (предпочтительно у изображения, от которого проведена линиявыноска с номером позиции).
- 5. Допускается не отмечать на чертеже швы линиями-выносками, а приводить указания по сварке записью в технических требованиях чертежа, если эта запись однозначно определяет места сварки, способы сварки, типы швов сварных соединений и размеры их конструктивных элементов в поперечном сечении и расположение швов.
- 6. Одинаковые требования, предъявляемые ко всем швам или группе швов, приводят один раз - в технических требованиях или таблице швов.

РАСЧЕТ ПРОЧНОСТИ СВАРНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

Стыковое соединение с прямым швом (рис. 14. а). Допускаемая сила для соединения при растяжении $P_1 = [\sigma'_p] lS$, то же при сжатин $P_2 = [\sigma'_{\rm cж}] lS$, где $[\sigma'_p]$ и $[\sigma'_{\rm cж}]$ допускаемые напряжения для сварного шва соответственно при растяжении и сжатии.

При расчете прочности все виды подготовки кромок в стыковых соединениях принимают равноценными.

Стыковое соединенне с косым швом (рис. 14, δ). Допускаемая сила для соединения при растяжении

$$P_1 = \frac{[\sigma_p'] / S}{\sin \beta} .$$

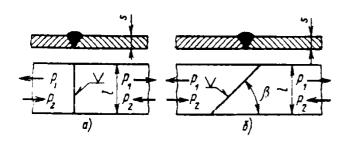


Рис. 14. Стыковое соединение: a - с прямым інвом; δ - с косым швом

то же при сжатии

$$P_2 = \frac{[\sigma'_{c, \kappa}] lS}{\sin \beta}.$$

При $\beta = 45^{\circ}$ соединение равнопрочно целому сечению.

Нахлесточное соединение (рис. 15). Соединения выполняют угловым швом. В зависимости от направления шва относительно направления действующих сил угловые швы называют лобовыми (рис. 15, a), фланговыми (рис. 15, δ), косыми (рис. 15, θ) и комбинированными (рис. 15, ϵ).

Максимальную длину лобового и косого швов не ограничивают. Длину фланговых швов следует принимать не более 60 K, где K - длина катета шва. Минимальная длина углового шва 30 мм; при меньшей длине дефекты в начале и в конце шва значительно снижают его прочность.

Минимальный катет углового шва K_{\min} принимают равным 3 мм, если толшина металла $S \geq 3$ мм.

Допускаемая сила для соединения $P_1 = P_2 = 0.7 \ [\tau'_{\rm cp}] \ KL$, где $[\tau'_{\rm cp}]$ - допускаемое напряжение для сварного шва на срез; K - катет шва; L — весь периметр угловых швов:

для лобовых швов L = l ;

для фланговых $L = 2l_1$;

для косых
$$L = \frac{l}{\sin \beta}$$
:

для комбинированных $L = 2l_1 + l$.

Соединение несимметричных элементов (например, угловых профилей, рис. 16). Силы, передаваемые на швы I и 2, находят из уравнений статики:

$$P_1 = P \frac{e_1}{e}$$
; $P_2 = P \frac{e_2}{e}$.

Необходимая длина швов

$$l_1 = \frac{P_1}{0.7 [\tau'_{cp}] K}; \quad l_2 = \frac{P_2}{0.7 [\tau'_{cp}] K}.$$

где $[\tau'_{cp}]$ - допускаемое напряжение для сварного шва на срез; K - катет шва.

Примечание. Допускается увеличение l_2 до размера l_1 .

Тавровое соединение: а) наиболее простое в технологическом отношении

(рис. 17). Допускаемая сила для растяжения

$$P = [\tau'_{\rm cp}] 0.7 \text{ KI}.$$

где $[\tau'_{cp}]$ - допускаемое напряжение для сварного шва на срез; K - катет шва, который не должен превышать 1.2 S (S - наименьшая толщина свариваемых элементов);

б) обеспечивающее лучшую передачу еил (рис. 18). Допускаемая сила для растяжения

$$P_{\rm I} = [\sigma_{\rm D}'] lS$$
;

допускаемая сила для сжатия

$$P_2 = [\sigma'_{c,\mathbf{x}}] lS$$

где $[\sigma_p']$ и $[\sigma_{cm}']$ - допускаемые напряжения для сварного шва при растяжении и сжатии.

Соединение с накладками. Сечение н ак л а д о к, обеспечивающее равнопрочность целого сечения (рис. 19):

$$F_{\rm H} = 2S_{\rm H}l = \frac{F([\sigma_{\rm p}] - [\sigma_{\rm p}'])}{[\sigma_{\rm p}']},$$

где F - сечение основного металла; $[\sigma_p]$ - допускаемое напряжение при растяжении основного металла; $[\sigma_p']$ - допускаемое напряжение для сварного шва при растяжении.

Сечение накладки, обеспечивающее равнопрочность целого сечения (рис. 20):

$$F_{\rm H} = S_{\rm H} I = \frac{F([\sigma_{\rm p}] - [\tau_{\rm cp}'])}{[\tau_{\rm cn}']}.$$

где $[\tau'_{cp}]$ - допускаемое напряжение для сварного шва на срез.

Соединения с прорезями (рис. 21) применяют лишь в случаях, когда угловые швы недостаточны для екрепления. Рекомендуется a = 2S, $l = (10 \div 25)S$.

Допускаемая сила, действующая на прорезь,

$$P = [\tau'_{cp}] lS.$$

где $[\tau'_{cp}]$ - допускаемое напряжение для еварного шва на срез.

Соединение пробочное (рис. 22) применяют в изделиях, не несущих силовых нагрузок. Пробочную сварку можьо применять

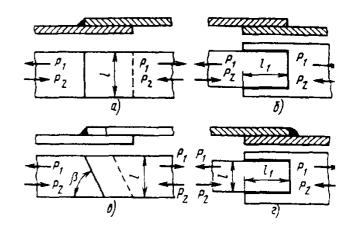


Рис. 15. Швы нахлесточных соединений: a - лобовой; δ - фланговый; ϵ - косой: ϵ - комбинированный

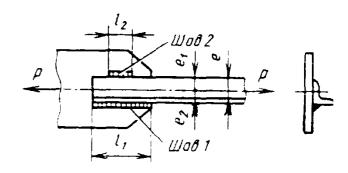


Рис. 16. Соединение несимметричных элементов

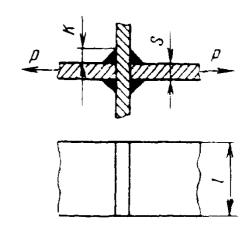
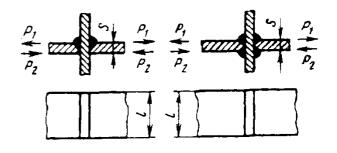


Рис. 17. Наиболее простое в технологическом отношении тавровое соединение



Рнс. 18. Тавровое соединение, обеспечивающее лучшую передачу сил

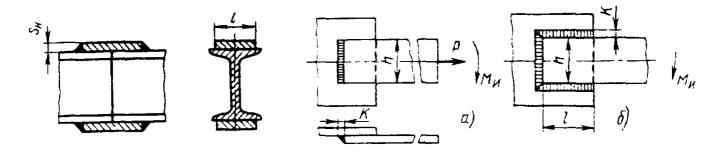


Рис. 19

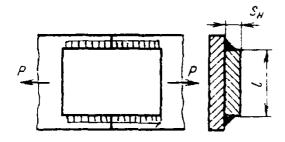


Рис. 20

Рис. 21. Соединение с прорезями

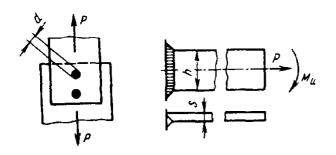


Рис. 22. Пробочное соединение

Рис. 23. Стыковое соединение под действием изгибающего момента

для соединения листов толшиной ≥ 15 мм. Если пробочные соединения подвергаются действию срезывающих сил, то напряжение

$$\tau_{\rm cp} = \frac{P}{i \frac{\pi d^2}{4}} \le [\tau'_{\rm cp}],$$

где d - диаметр пробки; i - число пробок в соединении.

Рис. 24. Угловое соединение под действием изгибающего момента и продольной силы

Расчет прочности соединения, на которое действует изгибающий момент. При расчете прочности соединения (рис. 23), осуществленного стыковым швом, находящимся под действием изгибающего момента $M_{\rm H}$ и продольной силы P, условие прочности

$$\sigma = \frac{M_{\text{\tiny H}}}{W} + \frac{P}{F} \le \left[\sigma_{\text{\tiny p}}'\right],$$

где

$$W = \frac{Sh^2}{6} \quad \text{if} \quad F = hS.$$

При расчете прочности соединения (рис. 24, a), осуществленного угловым швом, находящимся под действием изгибающего момента $M_{\rm u}$ и продольной силы P, расчетные касательные напряжения в шве

$$\tau = \frac{M_{\rm H}}{W_{\rm c}} + \frac{P}{F_{\rm c}} \le [\tau'_{\rm cp}].$$

где

$$W_{\rm c} = \frac{0.7 \, K \, h^2}{6} \; ; \qquad F_{\rm c} = 0.7 \, K \, h \; .$$

При расчете прочности соединений (рис. 24, б), состоящих из нескольких швов и работающих на изгиб, принимают (для приведенного графически случая), что изгибающий момент $M_{\rm u}$ уравновешивается парой сил в горизонтальных швах и моментом защемления вертикального шва:

$$M_{\rm H} = \tau \cdot 0.7 K l(h+K) + \frac{\tau \cdot 0.7 K h^2}{6}$$
.

откуда

$$\tau = \frac{M_H}{0.7 K l(h + K) + \frac{0.7 K h^2}{6}} \le [\tau'_{cp}]. \quad (1)$$

Если момент $M_{\rm H}$ и допускаемое напряжение τ заданы, то из полученного уравнения следует определить l и K, задавшись остальными геометрическими параметрами.

ДОПУСКАЕМЫЕ НАПРЯЖЕНИЯ ДЛЯ СВАРНЫХ ШВОВ

Допускаемые напряжения (табл. 28 и 29) для сварных швов принимают в зависимости:

- а) от допускаемых напряжений, принятых для основного металла;
 - б) от характера действующих нагрузок.

В конструкциях из стали Ст5, подвергающихся воздействию переменных или знакопеременных нагрузок, допускаемые напряжения для основного металла понижают, умножая на коэффициент:

$$v = \frac{0.8}{1.2 - 0.8 \frac{\sigma_{min}}{\sigma_{max}}} \le 1,$$

где σ_{min} и σ_{max} - соответственно минимальное и максимальное напряжения, взятые каждое со своим знаком.

28. Допускаемые напряжения для сварных швов в машиностроительных конструкциях при постоянной нагрузке

Сварка	Для стыковых	При срезе	
	при р астяжении [σ' _p]	при сжатии [σ _{′сж}]	$[\tau'_{\mathrm{cp}}]$
Ручная электродами: Э42	0,9 [σ _p]	[σ _p]	0,6 [σ _p]
Э42 A	$[\sigma_{\mathfrak{p}}]$	[σ _p]	0,65[σ _p]

 $[\sigma_{\rm p}]$ - допускаемое напряжение при растяжении для основного металла.

29. Допускаемые напряжения в МПа для металлоконструкций промышленных сооружений (подкрановые балки, стропильные фермы и т. п.)

Марка	Учитываемые нагрузки								
стали	00	сновные	основные и дополнительные						
,	вызывающие напряжения								
	растяжения, сжатия, изгиба	среза	смятия (торцо- вого)	растяжения, сжатия, изгиба	среза	смятия (торцо- вого)			
	Подкра	новые балки, с	тропильные (фермы и т. п.					
Ст2 Ст3	140 160	90 100	210 240	160 180	100 110	240 270			
	Мета	ллоконструкци	и типа крано	вых ферм					
Ст0 и Ст2 Ст3 и Ст4 Ст5 Низколеги-	120 140 175 210	95 110 140 170	180 210 260 315	145 170 210 250	115 135 170 200	220 255 315 376			

Для конструкций из низкоуглеродистых сталей при действии переменных нагрузок рекомендуется принимать коэффициент понижения допускаемых напряжений в основном металле

$$\gamma = \frac{1}{0.6K_s + 0.2 - (0.6K_s - 0.2)r} \le 1.$$

где r - характеристика цикла, $r = P_{\min} / P_{\max}$; P_{\min} и P_{\max} - соответственно наименьшая и наибольшая по абсолютной величине силы в рассматриваемом соединении, взятые каждая со своим знаком; K_s - эффективный коэффициент концентрации напряжений (табл. 30).

30. Эффективный коэффициент концентрации напряжения K_s

Расчетное сечение основного металла	K_s
Вдали от сварных швов	1.00
дачным кругом)	1,00
То же (металл обработан строганием)	1.10
В месте перехода к стыковому шву без механической обработки послед-	
него	1.40
В месте перехода к лобовому шву без	
обработки последнего, но с плавным	
переходом при ручной сварке	2,00
В месте перехода к лобовому шву при	
налични выпуклого валика и неболь-	2.00
шого подреза	3,00
В месте перехода к продольным	
(фланговым) швам у концов послед-	2 00
них	3,00

ПРИМЕРЫ РАСЧЕТА ПРОЧНОСТИ СВАРНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

Пример 1. Определить длину швов, прикрепляющих уголок $100 \times 100 \times 10$ мм к косынке (рис. 25, *a*). Соединение конструируется равнопрочным целому элементу. Материал сталь Ст2. Электроды 942.

В табл. 29 для стали Ст2 находим допускаемое напряжение $[\sigma_p] = 140$ МПа. Площадь профиля уголка 1920 мм² (см. т. 1, гл. II, табл. 39).

Расчетная сила в уголке $P=140\times1920=268\,800\,\,\mathrm{H}$. В данном случае допускаемое напряжение при срезе (согласно табл. 28) в сварном шве $[\tau'_{\mathrm{Cp}}]=140\times0.6=84\,\,\mathrm{M}\Pi a$.

Требуемая длина швов (при $K=10\,$ мм) в нахлесточном соединении согласно расчету к рис. 15 и 16

$$L = \frac{268\,800}{0.7 \cdot 84 \cdot 10} = 458$$
 MM.

Длина лобового шва I=100 мм; требуемая длина обоих фланговых швов $l_{\rm фл}=458-100=358$ мм.

Так как для данного уголка $e_1=0.7l$. то длина шва 2 будет $l_2=0.7\cdot 358\approx 250$ мм. длина шва l будет $l_1=0.3\cdot 358\approx 108$ мм.

Принимаем $l_2 = 270$ мм, $l_1 = 130$ мм.

Пример 2. Определить длину l швов, прикрепляющих швеллер № 20а, нагруженный на конце моментом $M = 2.4 \cdot 10^7 \text{ H} \cdot \text{мм}$ (рис. 25, δ). Материал сталь Ст2. Электроды Э42.

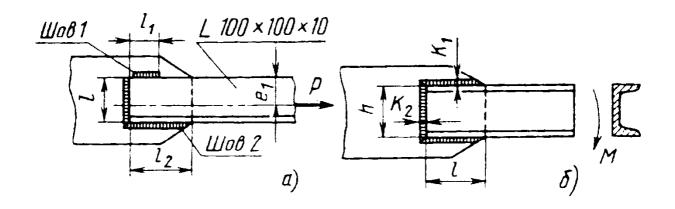


Рис. 25. Равиопрочное соединение (a) и яцвелдер (δ), нагруженный на конце

В табл. 29 для стали Ст2 находим допускаемое напряжение $[\sigma_p] = 140$ МПа. Допускаемое напряжение при срезе (согласно табл. 28) в сварном шве

$$[\tau'_{cp}] = 140 \cdot 0.6 = 84 \text{ M}\Pi a.$$

Момент сопротивления сечения швеллера

$$W = 1.67 \cdot 10^5 \text{ mm}^3$$
.

Напряжение

$$\sigma = \frac{2.4 \cdot 10^7}{1,67 \cdot 10^5} = 144 \text{ M}\Pi a.$$

Катет горизонтальных швов $K_1 = 10$ мм, вертикального $K_2 = 7.5\,$ мм. Из формулы (1) находим

$$I = \frac{2.4 \cdot 10^7 - \frac{0.7 \cdot 7.5 \cdot 200^2}{6} \, 84}{0.7 \cdot 10 \, (200 + 10) \, 84} = 170 \, \text{ MM}.$$

Принимаем l = 200 мм. При этой длин шва напряжение при изгибе

$$\tau_{M3} = \frac{2,4 \cdot 10^{7}}{0,7 \left[10 \cdot 200 (200 + 10) + \frac{7,5 \cdot 200^{2}}{6} \right]} = 73 \text{ M}\Pi \text{a}.$$

ПАЯНЫЕ СОЕДИНЕНИЯ

Пайка, в отличие от сварки плавлением, осуществляется при температурах, лежащих ниже температуры плавления паяемого металла, и может происходить в широком интервале температур. Преимущество пайки - возможность соединения за один прием в единое целое множества элементов, составляющих изделие.

При пайке не происходит расплавления кромок паяемых деталей, поэтому проше сохранить в процессе нагрева требуемые форму и размеры изделия. Низкотемпературная пайка позволяет сохранить неизменными структуру и свойства металла соединяемых деталей. Важное преимущество пайки - разъемность паяных соединений - делает ее незаменимой при монтажных и ремонтных работах.

В соответствии со спецификой и особенностями технологического процесса пайку классифицируют:

по характеру взаимодействия твердого и жидкого металлов при возникновении спая;

по особенностям технологии образования паяного соединения:

по способам нагрева.

Выбор припоя является одним из основных условий получения качественного соединения.

ПРИПОИ Классификация и обозначения по ГОСТ 19248-90 (ИСО 3677-76)

Стандарт распространяется на вновь разрабатываемые припон (с 1 07.1991 г.), предназначенные для пайки металлов, и устанавливает классификацию и правила обозначения припоев.

Классификация припоев устанавливается пс признакам:

степени плавления при пайке; температуре расплавления; способу образования; основному компоненту: способности к флюсованию; способу изготовления; виду полуфабриката.

- По степени плавления при пайке припои подразделяют на припои:
- 1) расплавляемые; 2) частично расплавляемые, в том числе композиционные (применяемые при металлокерамической пайке).
- По температуре расплавления припои подразделяют на припои:
- 1) для низкотемпературной (мягкой) пайки с температурой плавления не более 450°C: особолегкоплавкие (до 145 °C).

легкоплавкие (от 145° до 450°C);

2) для высокотемпературной (твердой) пайки с температурой плавления более 450 °C: среднеплавкие (от 450 до $1100~^{\circ}$ С). высокоплавкие (от 1100 до 1850 $^{\circ}C$). тугоплавкие (от 1850 °C).

- По способу образования принон подразделяют на припои:
- 1) готовые, в гом числе электрохимические (гальванические) и термовакуумные,

- 2) образующиеся при пайке (контактно-реактивные и реактивно-флюсовые).
- По названию основного компонента припои подразделяют на галлиевые, индиевые, висмутовые, оловянно-свинцовые, оловянные и т. д.
- По способности к флюсованию припои подразделяют на припои флюсуемые и самофлюсующие.
- По способу изготовления припои подразделяют на литые, тянутые, катаные, прессованные, измельченные, спеченные, штампованные, плакированные, многослойные.
- По виду полуфабриката припои подразделяют на листовые, ленточные, трубчатые, пастообразные, проволочные, таблетированные, прутковые, фасонные, порошковые, формованные.

Обозначение припоев состоит из трех частей. Первая часть содержит букву B, означающую припой; вторая - группу символов - химических элементов припоя.

Первым в группе символов указывают основной элемент припоя, определяющий его основные свойства, затем его массовую долю в процентах. Массовую долю остальных элементов не указывают. Точность указания массовой доли элемента ± 0.5 % абсолютной величины или элемента ± 1 % относительной величины.

Остальные химические символы указывают в порядке убывания массовой доли элементов. В случае, если в припое два или более элементов имеют одну и ту же масовую долю, их указывают в порядке понижения атомного номера.

Элементы припоя, массовая доля которых составляет меньше 2%, не указывают, кроме элементов, существенно влияющих на свойства припоя, драгоценных и редких металлов, если они не являются примесями.

Указывают не более шести химических элементов.

Третья часть содержит температуры начала и конца плавления припоя. Для эвтектических сплавов приводят только температуру плавления.

Примечание. Точность указания температур ± 0.5 % для припоев, применяемых при твердой (высокотемпературной) пайке, и ± 2 % - при мягкой (низкотемпературной) пайке.

Примеры условных обозначений. Эвтектический припой, содержащий 72 % серебра (основной элемент) и 28 % меди, с температурой плавления 780° С:

B Ag 72 Cu 780.

Припой, содержащий 25 % олова (основной элемент); 73 % свинца и 2 % сурьмы с температурой начала плавления 185° С и конца плавления 260° С:

B Sn 25 Pb Sb 185-260.

ОЛОВЯННО-СВИНЦОВЫЕ ПРИПОИ

Припои в чушках поставляют по ГОСТ 21930-76, припои в изделиях (в виде круглой проволоки, ленты, трехгранных, круглых и квадратных прутков, круглых трубок, заполненных флюсом, порошка) - по ГОСТ 21931-76. В зависимости от химического состава оловянно-свинцовые припои изготовляют следующих марок:

бессурьмянистые - ПОС 90, ПОС 63, ПОС 61, ПОС 40, ПОС 30, ПОС 10, ПОС 61М, ПОСК 50-18, ПОСК 2-18;

малосурьмянистые - ПОССу 61-0,5, ПОССу 50-0,5, ПОССу 40-0,5, ПОССу 35-0,5, ПОССу 30-0,5, ПОССу 25-0,5, ПОССу 18-0,5;

сурьмянистые - ПОССУ 95-5; ПОССУ 40-2, ПОССУ 35-2, ПОССУ 30-2, ПОССУ 25-2, ПОССУ 18-2, ПОССУ 15-2, ПОССУ 10-2, ПОССУ 8-3, ПОССУ 5-1, ПОССУ 4-6, ПОССУ 4-4.

Пример обозначения. Припой в чушках марки ПОС 40:

Припой Ч ПОС 40 ГОСТ 21930 - 76.

Сортамент припоя в изделиях: диаметр проволоки: 0,4; 0,5; 0,6; 0,8; 0,95; 1,0; 1,2; 1,5; 1,8; 2,0 мм;

прутки круглые: 8; 10; 12; 15 мм;

прутки трехгранные (размер сторон): 10; 12; 14; 16 мм;

прутки квадратные (размер сторон): 5; 7; 9; 11; 13; 15 мм. (Длина прутков 400 мм);

ленты толщиной 0,8 и 1,0 мм при ширине 8-10 мм; толщиной 1,5; 2,0; 2,5; 3; 4; 5 мм при ширине 5-10 и 15 мм;

трубки с наружным диаметром: 1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3; 3,5; 4; 5 мм.

Длина проволоки и трубки - не менее 20 м, ленты - не менее 10 м.

Условное обозначение припоя содержит сокращения:

наименования профильного сортамента: проволока - Прв; пруток - Пт; лента - Л; трубка - Т; порошок - Пор; формы сечения: круглая - КР; квадратная - КВ; трехгранная - ТРГ.

Вместо отсутствующего показателя ставят знак «X».

31. Физико-механические свойства припоев

Марка припоя	Температура плавления, [°] С		Плот-	Удельное электро- сопротив-	Времен- ное сопротив-	Относи- тельное	Твердост по Бри-
	начала	конца	ность, г/см ³	ление, Ом · мм ² /м	ление разрыву, Мпа	удлине- ние, %	неллю НВ
ПОС 90	183	220	7,6	0,120	49	40	15,4
ПОС 61	183	190	8,5	0,139	43	46	14,0
ПОС 40	183	238	9,3	0,159	38	52	12,5
ПОС 10	268	299	10,8	0,200	32	44	12,5
ПОС 61М	183	192	8,5	0,143	45	40	14,9
ПОСК 50-18	142	145	8,8	0,133	40	40	14,0
ПОССу 61-0,5	183	189	8,5	0,140	45	35	13,5
ПОССу 50-0,5	183	216	8,9	0,149	38	62	13,2
ПОССу 40-0,5	183	235	9,3	0,169	40	50	13,0
ПОССу 35-0,5	183	245	9,5	0,172	38	47	13,3
ПОССу 30-0,5	183	255	8,7	0,179	36	45	13,2
ПОССу 25-0,5	183	266	10,0	0,182	36	45	13,6
ПОССу 18-0,5	183	277	10,2	0,198	36	50	-
ПОССу 95-5	234	2,40	7,3	0,145	40	46	18,0
ПОССу 40-2	185	229	9.2	0,172	43	48	14,2
ПОССу 35-2	185	243	9,4	0,179	40	40	_
ПОССу 30-2	185	250	9,6	0,182	40	40	-
ПОССу 25-2	185	260	9,8	0,185	38	35	<u>-</u>
ПОССу 18-2	186	270	10,1	0,206	36	35	11,7
ПОССу 15-2	184	275	10,3	0,208	36	35	12,0
ПОССу 10-2	268	285	10,7	0,208	35	30	10,8
ПОССу 8-3	240	290	10,5	0,207	40	43	12,8
ПОССу 5-1	275	308	11,2	0,200	33	40	10,7
ПОССу 4-6	244	270	10,7	0,208	65	15	17,3

Пример условного обозначения. Припой в виде проволоки круглого сечения диаметром 2 мм марки ПОССу 61-0.5:

Припой Прв КР2 ПОССу 61-0,5 ГОСТ 21931-76

32. Области преимущественного применения оловянно-свинцовых припоев

Марка припоя	Область применения
ПОС 90	Лужение и пайка внутренних швов пишевой посуды и медицинской аппаратуры
ПОС 63	Групповая пайка печатного монтажа, пайка на автоматизированных линиях волной припоя, окунанием с протягиванием
ПОС 61	Лужение и пайка электро- и радиоаппаратуры точных приборов с высокогерметичными швами, где недопустим перегрев
ПОС 40	Лужение и пайка электроаппаратуры, деталей из оцинкованного желе- за с герметичными швами
ПОС 10	Лужение и пайка контактных поверхностей электрических аппаратов, приборов, реле, для заливки и лужения контрольных пробок топок паровозов
ПОС 61М	Лужение и пайка электропаяльниками тонких (толшиной менее 0,2 мм) медных проволок, фольги, печатных проводников в кабельной, электро- и радиоэлектронной промышленности. Применение припоя при лужении и пайке в тиглях и ваннах не допускается
ПОСК 50-18	Пайка деталей, чувствительных к перегреву, металлизированной кера- мики, для ступенчатой пайки конденсаторов
ПОССУ 61-0.5	Лужение и пайка электроаппаратуры; оцинкованных радиодеталей при жестких требованиях к температуре
ПОССу 50-0.5	Лужение и пайка авиационных радиаторов, пайка пишевой посуды с последующим лужением пишевым оловом
ПОССУ 40-0,5	Лужение и пайка жести, пайка монтажных элементов, радиаторных трубок, оцинкованных деталей холодильных агрегатов
ПОССу 35-0,5	Лужение и пайка свинцовых кабельных оболочек электротехнических изделий неответственного назначения, тонколистовой упаковки
ПОССу 30-0,5	Лужение и пайка листового цинка, радиаторов
ПОССу 25-0,5	Лужение и пайка радиаторов
ПОССу 18-0,5	Лужение и пайка трубок теплообменников
ПОССу 95-5	Пайка в электропромышленности, пайка трубопроводов, работающих при повышенных температурах
ПОССу 40-2	Лужение и пайка холодильных устройств, тонколистовой упаковки. Припой широкого назначения
ПОССу 30-2	Для лужения и пайки в холодильном аппаратостроенни, автомобиле- строении, для абразивной пайки
ПОССу 18-2	Пайка в автомобилестроении
ПОССу 5-1	Лужение и пайка деталей, работающих при повышенных температурах
ПОССу 4-6	Пайка белой жести, лужение и пайка деталей с закатанными и клепаными швами из латуни и меди
ПОССу 4-4	Лужение и пайка в автомобилестроении
ПОСК 2-18	Лужение и пайка металлизированных и керамических деталей

Примечание. Малосурьмянистые припои рекомендуются для пайки цинковых и оцинкованных деталей.

СЕРЕБРЯНЫЕ ПРИПОИ

33. Марки серебряных припоев и их назначение

Марка припоя	Примерное назначение
ПСр 72: ПСр 71: ПСр 62: ПСр 50Кд; ПСр 50: ПСр 45: ПСр 40: ПСр 37,5: ПСр 25: ПСр 15: ПСр 10: ПСр 2,5	Лужение и пайка меди, медных и медно-никелевых сплавов. никеля, ковара, нейзильбера, латуней и бронз
ПСр 72; ПСр 62; ПСр 40; ПСр 25; ПСр 12М	Пайка стали с медью, никелем, медными и медно-никелевыми сплавами
ПСрМО 68-27-5; ПСр 70: ПСр 50	Пайка титана и титановых сплавов с коррозионностойкой сталью
ПСр 37,5	Пайка меди и медных сплавов с жаропрочными сплавами и коррозионно-стойкими сталями
ПСр 40	Пайка меди и латуни с коваром, никелем, с коррози- онно-стойкими сталями и жаропрочными сплавами, пайка свинцово-оловянистых бронз
ПСр 71; ПСр 25Ф; ПСр 15	Самофлюсующиеся припои для пайки меди с бронзой, меди с медью, бронзы с бронзой
ПСр ЗКд	Пайка меди. медных сплавов и сталей по свеженанесенному медному гальваническому покрытию не менее 10 мкм
ПСрМО 68-27-5: ПСрКдМ 50-34-6; ПСрМЦКд 45-15-16-24: ПСр 3: Пср 2.5	Пайка и лужение цветных металлов и сталей
Пср I	Пайка и лужение серебряных деталей

Обозначения: П— припой: Ср — серебро; М — медь; О — олово. Числа означают соответственно процентное содержание этих элементов.

34. Температура плавления и плотность серебряных припоев

Марка	Плот- ность,	Критическая точка температуры плавления, °С		Марка	Плот- ность,	Критическая точка температуры плавления.°С	
припоя	г/см ³	верхняя нижняя припоя г/см ³	г/см ³	верхняя	нижняя		
ПСр 72	10.0	779	779	ПСр 25	8,7	775	740
ПСр 71	9,8	795	654	ПСр 25Ф	8,3	725	645
ПСр 70	9,8	770	715	ПСр 15	8,5	810	640
ПСр 65	9,45	722	695	ПСр 12М	8,3	830	793
ПСр 62	9,6	723	650	ПСр 10	8,4	850	822
ПСр 50	9.3	860	770	ПСр 3	11.4	315	304
ПСр 50Кд	9.25	640	625	ПСр ЗКл	8.7	342	314
ПСр 45	9.1	730	665	ПСр 2.5	0,11	300	295
ПСр 40	9,25	610	590	ПСр 2,5С	11,3	306	304
ПСр 37,5	8,9	810	725	ПСр І	9,4	235	225

Сортамент серебряных припоев. Проволоку круглую (по ГОСТ 19746—74) изготовляют следующих диаметров: 0,15, 0,20, 0,25; 0,3: 0,35: 0,4: 0,5; 0,6; 0,8; 1.0; 1,2;1.6; 2.0: 2,5; 3,0: 3.6: 4,0: 5,0; 6.0 мм.

Пример обозначения проволоки из серебряного припоя марки ПСр 50, диаметром 0,25 мм:

Проволока ПСр 50 0,25 ГОСТ 19746—74

Полосы (по ГОСТ 19739-74) изготовляют толщиной: 0,10; 0,12; 0,15; 0,20; 0,25; 0,3;

0,4; 0,5; 0,6; 0,8; 1,0; 1,2; 1,6; 2,0; 2,5; 3,0; 4,0; 5,0 мм; шириной: 50; 100; 150; 200 мм; длиной: 100; 150; 200; 300: 400 мм.

Пример обозначения полосы из серебряного припоя марки ПСр 50, толщиной 0,8 мм, шириной 200 мм, длиной 400 мм:

Полоса ПСр 50 0,8 × 200 × 400 ГОСТ 19739-74

Марки и химический состав серебряных припоев приведены в ГОСТ 19738—74.

МЕДНО-ЦИНКОВЫЕ ПРИПОИ (по ГОСТ 23137—78)

35. Марки и химический состав медно-цинковых припоев

Припой	Марка	Марка Основные компоненты		Примерное назначение -
		Медь	Цинк	пайка
Медно-цинковый 36	ПМЦ 36	34-38	Остальное	Латуни, содержащей до 68 % мели
Медно-цинковый 48	ПМЦ 48	46-50	»	Медных сплавов, содержащих меди свыше 68 %
Медно-цинковый 54	ПМЦ 54	52-56	*	Меди, томпака, бронзы и стали

¹ Примеси, не более: 0,1Fe; 0,5Pb.

36. Мехаинческие и физические свойства медно-цинковых припоев

Марка	Температура плавлсния, °С	Плот-	Коэффи- циент линей-	Удельное электро- сопроти-	Предел прочности при	Отно- ситель- ное	Твер-	
•	Лик- видус	Соли- дус	ность, г/см ³	ного расши- рения а · 10 ⁶	вление, Ом - мм ² /м	растяжении. МПа (кгс/мм ²)	удли- нение. %	дость НВ
			-					
ПМЦ 36	825	800	7.7	22	10,3	Хрупкий	-	-
ПМЦ 48	865	850	8,2	21	4.5	205,8 (21)	3	130
ПМЦ 54	880	876	8,3	21	4.0	343 (35)	20	128
_								

РАЗНЫЕ ПРИПОИ

36а. Классификация, марки, химический состав, свойства н назначение припоев

Продолжение табл. Зба

Thooping many	Пазначение	Пайка магниевых сплавов газовой горелкой в расплавах солей		Индукционная, печная пайка в вакууме титановых сплавов; ВПр25, кроме того, для пайки	молибдена, ниобия, графита, керамики.	ПрМТ45 - порошковый припой для толстостен- ных деталей при зазорах 0,1 мм		Пайка деталей электровакуумных приборов в вакууме			Пайка титана и его сплавов, металлизированной в керамики в печах с нейтральной и восстанови-	тельной средой	·:		с становительных сталси в вакууме, неитральнои и вос- становительных средах	Пайка углеродистых, легированных и высоколеги-	Γ	г.; в вакууме и деталей электровакуумных приборов
2)	лимическии состав, %	Zn, Al, Mg (24, 2 ÷ 2.5; oct.)	Zn, Al, Mg (14,	Cu, Si, Fe, Ti (50, 1; 2; ocr.)	Cu, Ni, Zn, Ti (23;	9; 12; 5; ост.)	T1, V, Ta, Zr (14 ÷ 18; 26 ÷ 30; 18 ÷ 20; ocr.)	Ag (99,9)	Cu, Ni, Ag, Zi (27.5;	$1.0; 72; 0.15 \div 0.25$	Cu, Ni, Zn, Ag (ocr.; 1,6÷ 2,8; 9,5 ÷ 10,5; 38)	Cu, AI, Ag, Cd, Mg	$(2 \div 3,5; 0,3 \div 0,6; oct.; 13 \div 16; 0,3 \div 0,8)$	Марки меди с содер-	жанием кислорода не более 0,05 %	Cu, Zn (62 ÷ 65; ocr.)	Cu, Zn (66 ÷ 69; oct.)	Cu, Zn, Si $(61 \div 64; \text{ oct.}; 0.3 \div 0.7)$
1	Плотность, г/см³	2,7	3.0	6,0	5.8		6,3	10,5	10,0			8.6		6,8		8,5	9,8	8,2
Температура плание "С	полного	430	380	970	006		1550	096	820		006	088		1083		905	938	006
Тсмп	начала	330	330	096	880		1500	096	780		780	098		1083		006	930	268
	Mapka	П430Мг	П380Мг	ПрМТ45	ВПр16		ВПр25	Cp999	ПСрЛНМ	72	ПС _Р МНЦ 38	ВПр15		Медь марок	MOO, MO, MI, M2p, M3p	Л63	Я9П	ЛК62-0,5
L	рунпа	Матнисвые		Титановые				Серебряные					•	Медныс				

Продолжение табл. Зба

Назначение		Пайка меди и ее сплавов (меди без флюса) газопламенная, в восстановительных средах, погруже-	нием в расплавы солей										Пайка легированных и высоколсгированных ста-	лей, жаропрочных и коррозионных сталей в ней-	тральных и восстановительных средах									ВПр8 и ВПр11-40Н также для пайки в вакууме,	ВПр11-40Н и ВПр24 - порошковые припои для	заполнения зазоров до 1 мм		
Химический	coctab, %	Си, Р (основа; 8,5 ÷ 10,0)	Си, Р (основа; 7,0 ÷ 8,5)	Си, Zn, Sn, Р (основа;	$1 \div 3$; 2,5 ÷ 3,5; 5 ÷ 7)	Си, Sn, P, Zn (основа;	$3.5 \div 4; 5; 5.3 \div 6.3;$	$0.01 \div 0.05$	Cu, Ni, Si, Mn, Fe, Co	(oct.; $27 \div 30$; $1.5 \div 2.0$;	1,5,0,1+0,3)	Cu, Ni, Si, Mn, Fe, Co	(oct.; $28 \div 30$; $0.8 \div 1.2$;	$28 \div 30; 1 \div 1,5;4 \div 6)$	Cu, Ni, Si, B, Nb, Co,	Mn, Zn, Ag, P (oct.;	$16 \div 18$; $0,1 \div 0,3$; $0,1 \div$	$0,\overline{2}$; $0,5 \div 2,0$; $0,5 \div 2,0$;	$0.5 \div 2.0$; $17 \div 19$; $20 \div 23$;	$0,1 \div 0,2)$	Cu, Ni, Si, Cr, Co	$(30, oct., 7.5 \div 11;$	$12 \div 14$; $9.5 \div 11,5$)	Ni, Si, Nb, Co, V, Mn	(основа; $0.2 \div 1.0$; $2 \div 3$;	11; $4 \div 9.5$; $32 \div 35$)	Ni, Si, B (основа;	$1,8 \div 2,2; 0,6 \div 1,2)$
Плотность,	г/см3	8,4	8,5	6,5		7,2			8,7			8,0			6,8						6,8			7,6				
Температура павления, °С	полного	850	098	700		610			1120		į	086			066						1150			1140			1020	
Температу _і плавления,	начала	707	714	089		ı			1080			940			950						1140			1130			086	
Марка		МФ2	МФ3 (ПМФ -7)	ПФОП	7-3-2	ПМФОЦр	6-4-0,03		Bflp1			ВПр4			BIIp17						ВПр3			ВПр8			ВПр11-40Н	
Группа		Медно- фосфорные							Медно-	никстевыс														Никелевые				

Продолжение табл. 36, а

		fe,						01				4	<u>-4</u>									1
Назначение		ВПр1 и ВПр11-40Н также для пайки в вакууме, ВПр11-40Н И ВПр24 - порошковые припои для	заполнения зазоров до 1 мм					Паика высоколегированных сталей с медью по	никелевым покрытиям			Пайка тугоплавких металлов и их сплавов, кера-	мики, графита в восстановительных и нейтраль- ных средах									
Химический	состав, %	Ni, Si, Ti, B, Nb, Cr, Mo, Co, Al, W	(основа; $2,5 \div 3, 1$;	$0.2 \div 0.3$; $10 \div 11$; $6 \div 7$;	$1,6 \div 2,0; 8,5 \div 9,5;$	$4 \div 5$; $8,5 \div 9,5$)	C. N. S. C. M. D.	Cu, INI, Sn, Sl, INIn, Fe, B	(ocr., $12 \div 14$; $5 \div 6$;	$0,2 \div 0,6;15 \div 17;1 \div 2;$	$0,2 \div 0,3)$	Cu, Ni, Mn, Fe, Cr, B	(oct., $4 \div 6$; $9 \div 11$,5; 0 ,5; 0 ,4 $\div 0$,6; 0 ,1)	Cu, Ni, Si, Mn, Fe	(ocr., $5 \div 6$; 0,5;	$22 \div 26; 0,8 \div 1,2)$	Ti, Nb, Cr, Zr, Mo, V	(16; 1; 1; ост. 1;28)	Ti, Zr, V, Ta	(14 ÷ 18; ocr.; 26 ÷ 30;	18 ÷ 20)	
Плотность,	г/см3	8,2					7.8	, o				9,8		1,8			6,4		6,3			
Температура павления, °С	полного	1220					040	2+				096		086			1450		1550			
Температу плавления,	начала	1200					870	2/5				006		096			1400		1500			
Марка		BIIp24					ПМ117	7 1 1 1 1 1				Π M μ10		ВПр2			$B\Pi p20$		ВПр25			
Группа		Никелевые					Марганиево-	my and the	никслевые								Циркониевые	1				

 ${}^{1}\Pi o$ основному легирующему элементу.

ОСНОВНЫЕ ТИПЫ И ПАРАМЕТРЫ ПАЯНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

37. Типы паяных соединений и нх обозначения (по ГОСТ 19249-73)

Тип паяного соели- нения	Форма поперечного сечения соединения	Условное обозначе- ние сое- динения	Тип пая- ного со- единения	Форма поперечного сечения соединения	Условное обозначе- ние сое- динения
Нахле- сточный		ПН-1 ПН-2 ПН-3	Тавровый		ПТ-3
Теле- скопи- ческий		ПН-4 ПН-5 ПН-6	Угловой		ПУ-1 ПУ-2 ПУ-3
Стыко- вой		П В -1 ПВ-2			ПС-1
Косо- стыковой		ПВ-3	Сопри- каса- ющийся		ПС-2
Тавровый		ПТ-1			ПС-3 ПС-4
	Tur Francisco 2006	ПТ-2		взаимным расположением	и формой

Примечение. Тип паяного соединения определяется взаимным расположением и формой паяемых деталей в месте соединения.

38. Конструктивные элементы паяных швов и нх обозначения

Тип соединения	Конструктивные элементы паяных швов	Наименование конструктивных элементов	Обозна- чение конструк- тивных элементов
Нахлесточ- ный телеско- пический	5	Толщина основного материала Толщина щва Ширина шва	S a b
Стыковой	<u>a</u> _ =	Толщина основного материала Толщина шва Ширина шва	S a b
Кососты- ковой	5/5/5/	Толщина основного материала Толщина щва Ширина шва Угол скоса	S α b α
Тавровый	S	Толшина основного материала Толщина шва Ширина шва	S a b
Угловой		Толщина основного материала Толщина шва Ширина шва Угол соединения деталей Угол скоса	S a b β α

Продолжение табл. 38

Тип соединения	Конструктивные элементы паяных швов	Наименование конструктивных элементов	Обозна- чение конструк- тивных элементов
Соприка- сающийся	3	Толшина основного материала Радиус кривизны пая- емой детали Ширина шва	S R b

39. Сборочные зазоры для наиболее распространенных сочетаний "паяемый материал - припой", мм

	Паяемый материал												
Припой	Медь	Ме дные сплавы	Сталь углероди- стая и низко- легированная	Сталь коррозионно- стойкая	Алюминий и алюми- ниевые сплавы								
Оловя нно - свинцовый	0,07 - 0,20	0,07 - 0,20	0,05 - 0,50	0,20 - 0,75	0,05 - 0,15								
Медный Медно-цин-	0,04 - 0,20	0,04 - 0,20 0,04 - 0,20	0,001 - 0,05 0,05 - 0,25	0,01 - 0,10 0,02 - 0,12									
ковый Серебряный Алюминие-	0,04 - 0,25	0.04 - 0.25	0,02 - 0,15	0,05 - 0,10	0,12 - 0,25								
вый Цинковый	-	-	-	-	0,10 - 0,25								

Конструктивными элементами паяного шва являются: капиллярный участок шва и галтель (галтели).

Основными параметрами конструктивных элементов паяного шва являются толшина. ширина и длина капиллярного участка шва.

Толщина шва - расстояние между поверхностями соединенных деталей. Это расстояние эквивалентно величине паяльного зазора.

Ширина шва - протяженность капиллярного участка шва в сечении, характеризующем тип паяного соединения (характерном сечении). В соединениях внахлестку и телескопическом ширина шва равна величине нахлестки.

Длина шва - протяженность паяного шва влоль его оси, перпендикулярной плоскости характерного сечения.

Толщина щва *а* определяется величиной сборочного зазора и физико-химическими свойствами паяемого материала и припоя. Величины сборочных зазоров для наиболее распространенных сочетаний "паяемый материал - припой" приведены в табл. 39.

Величина нахлестки определяется механическими свойствами наяемого материала,

паяного щва и требованиями, предъявляемыми к конструкции.

Толщина паяемого материала S устанавливается при проектировании паяной конструкции.

На стадии эскизного и технического проектов обозначения паяных швов на чертеже по ГОСТ 2.313—82.

Условное обозначение типа паяного соединения проставляют над полкой линиивыноски, как показано на рис. 26.

Рациональная форма галтели - вогнутый мениск.

Форма и конструктивные элементы щвов паяных соединений, которые являются комбинацией основных типов, должны быть вычерчены с указанием размеров.

Комбинированные паяные соединения, широко применяемые в отраслях промышленности, приведены в справочном приложении 2 ГОСТ 19249—73.

Пример обозначения паяного шва типа нахлесточный ПН-1 толщиной 0,05 мм.

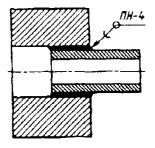


Рис. 26. Условное обозначение типа паяного соелинения

шириной 10 мм и длиной шва 150 мм: ПН-1 0,05×10×150 ГОСТ 19249-73

ПРЕДЕЛЫ ПРОЧНОСТИ НА СРЕЗ ПАЯНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

Примеры пределов прочности на срез паяных соединений металлов приведены в табл. 40 и 41.

40. Значения предела прочности на срез соединений оловянно-свинцовым припоем ПОС 40

Основной		Предел про	очности в М	Па при темп	ературе, [°] С	
металл	-196	-183	-96	-60	+20	+85
Сталь 20	60	55	55	51	28	22
12X18H9T	30	34	30	50	32	20
Медь М3	35	33	34	35	27	16
Латунь Л63	29	29	31	27	22	22

41. Значения предела прочиости на срез соединений серебряными припоями

Основной		Предел прочности, МПа	
металл	ПСр 40	ПСр 45	ПСр 25
2Х18Н9Т	240-290	180-260	190-240
0XHMA 0XFCA	330-460	-	-
Иедь — — — — — — — — — — — — — — — — — — —	350-460	350-410 250	350-340

ДОПУСКАЕМЫЕ НАПРЯЖЕНИЯ В ПАЯНЫХ СОЕДИНЕНИЯХ

Допускаемые напряжения в паяных соединениях зависят от многих факторов: свойств основного материала, припоев, технологического процесса, вида соединения, толшины шва, рода силовых нагрузок, температурного режима эксплуатации, среды работы конструкции. Надежным и приемлемым методом определения допускаемых напряжений в паяных соединениях является испытание образцов при параметрах и условиях, близких к производственным.

Для паяных соединений встык рекомендуется испытание до момента разрушения. В таком случае разрушающее напряжение

$$\sigma_{\rm p} = \frac{P}{F}$$

гле P - разрушающая сила; F - площадь поперечного сечения испытуемого образца.

Допускаемое напряжение при пайке может быть определено в зависимости от величины разрушающего напряжения и коэффи-

циента запаса прочности K, который рекомендуется брать равным 2.5-3.0 при статических напряжениях.

Для паяных соединений внахлестку испытания проводят на образцах, имеющих толшины, равные принятым в конструкциях при длине нахлестки 2,5 S. Разрушающее напряжение

$$\tau = \frac{P}{b \cdot 2.5 \, S} \, ,$$

где b — ширина образца; S — толщина образца.

Коэффициент запаса прочности такой же, как при испытании соединения встык.

Для телескопических паяных соединений целесообразно производить испытание на образцах аналогичных конструкций. Разрушающее напряжение

$$\tau = \frac{P}{F} \,,$$

где F - площадь шва в телескопическом соединении. Коэффициент запаса прочности принимать, как при испытании соединения встык.

КЛЕЕВЫЕ СОЕДИНЕНИЯ

Склеивание - это способ создания неразъемного соединения элементов конструкции с помощью клея. Процесс склеивания основывается на явлении адгезии - сцепления в результате физических и химических сил взаимодействия клея с различными материалами при определенных условиях.

КОНСТРУИРОВАНИЕ КЛЕЕВЫХ СОЕДИНЕНИЙ

Элементы конструкции, сборка которых осуществляется склеиванием, должны иметь для этого специально спроектированное соединение. При проектировании клеевого соединения необходимо:

- определить величину и тип *нагрузки* на всю конструкцию и особенно на клеевое соединение;
- определить изменение *свойств* клеевого соединения под воздействием *среды*, в которой оно будет работать;
 - выбрать материал конструкции;
 - выбрать клей;
- рассчитать *размеры* и остальные конструкционные параметры соединения с учетом запаса прочности;
- выбрать *технологию* склеивания (обраотку поверхности, способ нанесения клея, режим отверждения);
- *экономически обосновать* выбранную конструкцию и технологию.

При конструировании клеевых соединений необходимо учитывать следующие рекомендации:

- площадь склеивания должна быть как можно большей:
- нагрузку должна нести максимальная часть площади склеивания;
- необходимо добиваться, чтобы напряжение в клеевом шве действовало в направлении его максимальной прочности;
- оптимальные зазоры между склеиваемыми поверхностями в зависимости от марки клея и конструкции должны быть в пределах:
- 0,05-0,15 мм при склеивании металлов между собой;
- 0,05-0,2 мм при склеивании металлов с неметаллическими материалами;
- 0,1-0,2 мм при склеивании металлов с резиной.

В процессе эксплуатации клеевые соединения воспринимают различные нагрузки, которые могут быть приведены к четырем основным типам (рис. 27). В табл. 42 представлены типы конструкций клеевых соединений. способных воспринимать различные нагрузки.

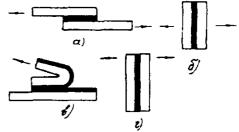
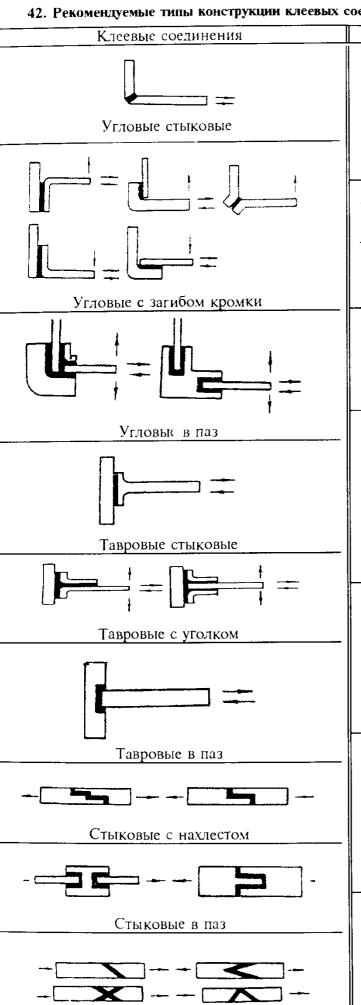


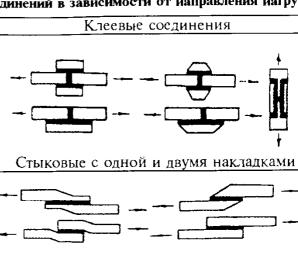
Рис. 27. Основные типы нагружения клеевого соединения:

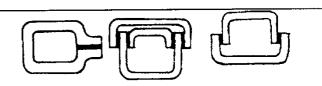
a - сдвиг; δ - равномерный отрыв; θ - отлир; ϵ - внецентровой отрыв

42. Рекомендуемые типы конструкции клеевых соединений в зависимости от направления нагрузки



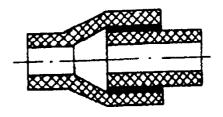
Стыковые на ус



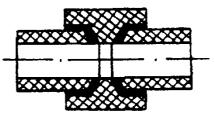


Стыковые нахлесточные

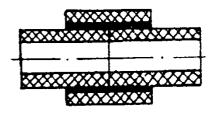
Сооединения полых профилей Соединения труб



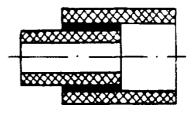
с формованным гладким раструбом



с двухраструбной муфтой



с гладкой надвижной муфтой



различного диаметра

РАСЧЕТ КЛЕЕВЫХ СОЕДИНЕНИЙ

Для расчета наиболее распространенных соединений пользуются приближенными формулами [2].

Действующие напряжения при сдвиге наэлесточного соединения:

$$\tau = F/(ba),$$

гле F - сдвигающая сила; b, a - ширина и $_{1}$ лина нахлестки.

Для неответственных соединений длина нахлестки

$$a = (2.5 \div 5) s$$
.

где s - толщина склеиваемых листов.

При динамических нагрузках прочность при сдвиге принимают равной 1/3 ее значения при статическом нагружении.

Расчетные формулы для определения действующих напряжений в соединениях на "ус" листов и труб представлены в табл. 43.

43. Расчетные формулы

Соединяемые элементы	Вид деформации	Касательные напряжения т	Нормальные напряжения
Листы	Растяжение	$\frac{F}{sb}\sin\theta\cos\theta$	$\sigma_1^+ = \frac{F}{sb} \sin^2 \theta$
	Изгиб	$\frac{6M}{s^2b}\sin\theta\cos\theta$	$\sigma = \frac{6M}{s^2b}\sin^2\theta$
Трубы	Растяжение	$\frac{F}{2\pi r_0 s} \sin \theta \cos \theta$	$\sigma_1^+ = \frac{F}{2\pi r_0 s} \sin^2 \theta$
	Изгиб	$\frac{2M(r_0+r_1)}{\pi(r_0^4-r_1^4)}\sin\theta\cos\theta$	$\sigma = \frac{2M(r_0 + r_1)}{\pi(r_0^4 - r_1^4)} \sin^2 \theta$

Обозначения: F - растягивающая сила; M - изгибающий момент; θ - угол скоса; r_0 , r_1 - внешний и внутренний радиусы трубы; s - толщина листов; b - ширина листа.

Для клеевых соединений деталей из полимерных, композитных и других материалов с малым модулем упругости уточненные расчеты следует вести с учетом деформации деталей [3, 4].

В нахлесточных соединениях листов общей шириной b, толшиной h_1 и h_2 из материалов с модулем упругости E_1 и E_2 под действием растягивающей силы F удельные нагрузки в концевых сечениях (в H/мм)

$$q_1 = \frac{Fk}{\sinh kb} \frac{1 + \operatorname{ach} kb}{1 + a} :$$

$$q_2 = \frac{Fk}{\sinh kb} \frac{a + \operatorname{ch} kb}{1 + a} .$$

где

$$k = \sqrt{\frac{G}{h} \left(\frac{1}{E_1 h_1} + \frac{1}{E_2 h_2} \right)}; \quad a = \frac{E_1 h_1}{E_2 h_2};$$

h - толщина клеевой прослойки; G - модуль сдвига клея

Эпюра удельных нагрузок имеет обычную вогнутую форму с максимальными значениями по концам.

В случае приклейки полки линейноупругого уголка к жесткому основанию и действия отрывающей нагрузки вдоль другой полки распределение давления в клеевом слое подчиняется зависимостям для балки на упругом основании.

В реальных конструкциях наблюдается значительный разброс показателей прочности. Это следует учитывать при проектировании конструкций, вводя коэффициент запаса прочности, который назначают в результате экспериментальной отработки клеевого ссединения. В зависимости от степени ответственности конструкции и условий ее работы выбирают значение коэфициента запаса прочности от 1,5 ло 3.

выбор клея

При выборе клея для конкретного назначения и конкретных условий эксплуатации клеевого изделия необходимо учитывать следующие факторы: природу склеиваемых материалов: условия эксплуатации; уровень требуемой прочности; особенности клееной конструкции: физико-механические и химические свойства клея: технологию склеивания.

Основные требования, предъявляемые к конструкционным клеям:

клей должен быть нейтральным по отношению к склеиваемым материалам, т. е. не вызывать коррозии и не способствовать ее развитию:

отверждение клея должно происходить без выделения летучих веществ;

клей должен быть не хрупким, обладать стойкостью к различным агрессивным жидкостям в зависимости от назначения;

клей должен иметь достаточную жизнеспособность, хорошую зазорозаполняемость;

клеевые соединения металлов должны обладать высокой прочностью, не зависящей от действия переменных температур и других факторов.

Одним из важнейших показателей конструкционных клеев является *термостойкость*. По этому признаку клеи можно разделить на группы: до $80\,^{\circ}$ C, до $150\,^{\circ}$ C, до $200-350\,^{\circ}$ C, до $700\,^{\circ}$ C и выше.

Технологические характеристики некоторых клеев и прочностные свойства соединений на этих клеях, применяемых для склеивания металлов между собой и с неметаллическими материалами, приведены в табл. 44. Для одних и тех же сочетаний материалов указано несколько различных по свойствам клеев, поэтому выбор конкретного клея в каждом случае будет определяться прочностью соединения, его устойчивостью к эксплуатационным условиям, условиями технологических процессов склеивания и требованиями по обеспечению надежности клееной конструкции.

Клеи для склеивания резин между собой и с другнми материалами. Для склеивания резиновых изделий, резин к металлам, дереву, пластмассам, стеклу и другим материалам применяют клеи на основе различных синтетических каучуков. Конструкци-

онные резиновые клеи, кроме каучуков, содержат вулканизующие вещества. В зависимости от типа используемого вулканизующего вещества клеи отверждаются при комнатной или повышенной (140 - 150°C) температуре.

Невулканизующиеся клеи, склеивание которыми происходит в результате испарения растворителя, обеспечивают относительно невысокую прочность. Основой таких клеев является натуральный каучук.

Основные свойства, условия применения и назначения клеев приведены в табл. 45.

Клеи для изготовления инструмента. Клеи для таких целей должны обеспечивать термостойкость до ~700°С; клеевые соединения должны выдерживать ударные нагрузки и вибрацию в процессе работы. Клеи должны быть стойкими к действию смазочноохлаждающих жидкостей, обладать теплопроводностью.

Для изготовления конкретного типа режущего инструмента клей выбирают в соответствии с его физико-механическими характеристиками, термостойкостью и технологическими свойствами (табл. 46).

Обозначение клеевых соединений на чертежах. В клеевых соединениях место соединения элементов изображается сплошной линией толщиной 2 мм (рис. 28). Для обозначения клеевого соединения применяют условный знак, который наносят на линии-выноски сплошной основной линией. При записи в КД указывают марку или наименование клея, номер стандарта или технических условий на его технологию склеивания.

Пример:

Клей Б Φ -4 ГОСТ . . . , склеивание по ОСТ

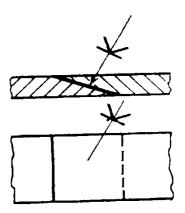


Рис. 28. Обозначение клеевых соединений на чертежах

44. Свойства и назначение конструкционных клеев

,						
Склеиваемые материалы.	назначение и свойства	Цветные металлы, коррозионно-стойкие стали, пластмассы, керамика, фарфор, эбонит, стекло, дерево, фибра, кожа, ткани. Для приклеивания тензодатчиков. Шов пластичен, водо-, бензо-, масло-, грибо-, вибростоек. Ограниченно стоек к спиртам	Металлы, пластмассы, пенопласты. Отверждение клея и при умеренно шизких температурах (-10 °C), во влажных условиях и под водой. Клеевой шов водо-, бензо-, масло-, грибостоек	Металлы, пластмассы, керамика, стекло, дерево, ферриты. Шов бензо-, масло-, гри- бо- и вибростоск, соединения обладают длительной прочностью	Металлы, стеклопластики. Для создания высоконагруженных соединений, склеивание сотовых конструкций. Соединения стойки к действию минеральных масел, топлив, бензина, гидрожидкостей	Металты, стекло, дерево, резина и др. Опранитенная водостойкость. Рекомендуемая площадь склеивания не болес 20 см². Зазор между склеиваемыми поверхностями не более 0,05 мм. Время схвятывания от нескольких секунд до нескольких минут
Прочность, МПа	σp	1	25-35 35-40 35-40	35	45	12-15
проч М	o _{czti} s	16-20	8-9	20	32	6
Интервал рабочих температур,	ပ္	-60 - +85	09+ - 09-	-60 - +80	08+-09-	-60 - +100
сния	τ. μ	1	Не менее 4 2-3 Не менее 18	24-48 3-4 5-6	c	24
Режим отверждения	<i>р</i> , МПа	0,5-1,0	0,005-0,3	0,1-0,5	0,3-0,5	0,01-0.1
Pex	$\mathcal{T}_{\mathcal{C}}$	140-150	20 50-80 0	20 110 ·	120	20
Жизне- спо- собность	(срок хранения)	ГОЛ	1,5 ч	2 4	3 мес.	6 мес.
Физичес- кое состояние		Жидкий. пленка	Жилкий	Пастооб- разный	Пленка толщиной 0,22-0,3 мм	Жидкий
Марка клея, химическая	основа	БФ-4, феноло- формаль- дегидный	ЭАФ-2, эпоксид- ный	ПУ-2, полиурс- тановый	ВК-41, эпоксид- ный, модифи- цирован- ный	Циакрин ЭО, акрилатный

Продолжение табл. 44

Склеиваемые материалы,	назначение и свойства	Металлы, стекло, каучуки, пластмассы. Влагостойки. Время схватывания от несскольких сскунд до нескольких минут. Зазор между склеивасмыми поверхностями для клея КМ-200 не более 0,05 мм, для КМ-203 - до 0,3 мм	Металлы, стскло, каучуки, пластмассы. Зазор между склеивасмыми поверхностями для клея ТК-200 не болес 0,05 мм, лля клея ТК-201 0,3 мм. Время схватывания от нескольких сскунд до нескольких минут	Мсталлы (сталь, алюминий, латунь с гальваническим покрытием, титан и др.), каучуки, пластмассы. Для крепления деталей при сборкс узлов аппаратуры, полвертающихся воздействию повышенных температур. Для клея ТК-300 зазор между склеиваемыми поверхностями не болсе 0,05 мм, для ТК-301 до 0,3 мм. Время схватывания от нескольких динут	Стали, алюминиевые и титановые сплавы, вольфрам, свинец, кадмий, пластмассь, керамика, пенопласты. Стоек в среде массл, бензина, спиртов. Влагостойкость удовлетворительная	Металлы, сотовые конструкции
Прочность, МПа	α _p	20 (KM- 200), 16 (KM- 203)	25-28	20	20-23 30-40	(
подП М	Осдв	· ∞	10-12	01	4 ∞	27 34
Интервал рабочих температур,	Ç	-196 - +125 (KM-200), -60 - +125 (KM-203)	-60 - +130	-60 - +250	-60 - +125	-60 - +125
сния	, T	24	24	24	24 20, ærem 4-5	6-7
Режим отверждения	<i>р</i> , МПа	0,01-0,1	0,01-0,1	0.01-0,1	0,05-0,3	0,5
Pe>	$T_{\rm C}$	20	20	20	20. хатем 50-70	180
Жизне- спо- собность	(срок храпения)	6 мес.	б мес.	6 мес.	3-4 ч	18 мес.
Физичес- кое состояние		Жидкий	То же	: :	; ;	Пленка толциной 0,02-0,2 мм
Марка клея, химическая	основа	KM-200, KM-203, акрилат- ный	ТК-200, ТК-201, акрилатный	ТК-300, ТК-301, акрилатный	ЭЛ-20, эпок- сиполи- амидный	БЭН-85П, БЭН-20П, эпоксино- волачный

Продолжение табл. 44

				**************************************			·
Склеиваемые материалы,	назначение и свойства	Сталь, алюминий, латунь, медь, пермолой, ковар, золото, керамика, пластмассы, Отличительная особенность - способность склеивать замасленные металлы. Стойки к гидростатическому давлению до 107 Па.	Сохрансние прочности 95 % исходной после имитации 12 лет хранения. Стойки к воздействию: тропических условий, много-кратному термоциклированию в диапазоне -60+200 °С, влаги, вибрации. растворителей, массл, смазочно-охлаждающих жилкостей; стойки к воздействию неравномерных нагрузок	Металлы, стекло, керамика, дерево, пластмассы. Не содержит растворителей. Клей может отверждаться при минусовой температуре и под водой. Вибро-, водо-, масло-и бензостоск	Металлы, стеклопластики; для склеивания деталей разных габаритов	Металлы, кварц, керамика, феррит, стекло с металлом. Для соединения разнородных и хрупких материалов	Металлы, асбо- и стеклопластики. Облада- ет повышенной эластичностью; ударовиб- ростоск
Прочность, МПа	α _p	ı		ı	38	25	35
проч. М	σ _{C/IB}	25 (Cr3)	38	25-30	28	1	24
Интервал рабочих температур,	Ç	-60 - +200	-60 - +200	-40 - +100 До 135 крат- коврсмснно	-60 - +150	-60 - +150	-60 - +150
ения	T,	40 мин	40 мин	5 cyr. 2	7 cyr.	7 cyr.	24
Рсжим отверждения	<i>р</i> . МПа	0,1-0,5	6,1-0,5	Контакт- ное	0,3-0,5	0,3-0,5	0,3-0,5
Рся	$T_{\rm c}$	120-150	120-150	20	20	20	20
Жизие- спо- собность	(срок хранения)	1 гол	6 мес.	3-6 դ	0,25-0,5ч	0,3-0,5 ч	3-4 ч
Физичес- кос состояние		Пасто- образный	Тиксо- троппый	В язкая жидкость	То жс	Жидкость	Визкая жидкость
Марка клея, милиеская	основа	УП-5-207, эпоксид- ный	УП-5-240, эпоксид- ный	ВИЛАД Пк-1, поли- урстановый	УП-5-230, эпоксид- ный	УП-5-245, эпоксид- ный	УП-5-246, эпоксид- ный

		ериалы. адок к Влаго-,	славы, массы, де ма- ость - ленной ии ме-	ево, рези- млов - по заполняет	вание и ических зазором	тные тоек,
Лы,	ВЗ	мато накл За.	миниевые и титановые славы, свинец, кадмий, пластмассы, пенопласты. Стоек в среде мана, спиртов. Влагостойкость - ислылая. Обладает повышенной тью, не вызывает коррозии ме-	ісрево, істаллов запол	Клеиван иидриче им заз	силикатные Вибростоек, не вызывает
матсриа	г свойст	іескис м Іонных на Тормоза.	и титановые садмий, пласт. Стоек в ср. в. Влагостойн бладает повыя зывает корроз	гекло, д одных м ктам. щийся,	каэробиый. Скл ских и цилии максимальным пропрочный	
Склеиваемые материалы,	назначение и свойства	неметаллическис ание фрикционны барабанного торм нзостоск	иевые з нец, ка пласты. спиртов ыпая. Об не выз	элимеры, стекло, чие разнородных мефтепродуктам. вспенивающийся, 0 мм	й апаэро(плоских с макси	стеклотекстолит, остекловолокнит ие масел, топлив ладлов
Склеи	назнс	т, нем 1Вание бараб 6снзост	алюминиевые вм, свинец, в ка, пенопласть пзина, спиртс ворительиая. С ностью, не вы	1, полимент в и нефт в в и нефт в в и нефт в в и в в и в и в и в и в и в и в и в	г. Клей вания п ний с Высоко	1, стен асбостс среде в и метал.
		Металлы, неметаллическис Приклеивание фрикционных колодке барабанного тормо масло-, бензостоск	Стали, алюминиевые и титановые славы, вольфрам, свинец, кадмий, пластмассы, керамика, пенопласты. Стоек в среде массл, бензина, спиртов. Влагостойкость удовлетворительная. Обладает повышенной эластичностью, не вызывает коррозии металлов	Металлы, полимеры, стекло, дерево, резина. Склеивание разнородных металлов - по ржавчине и нефтепродуктам. СТЫК-К вспенивающийся, заполняет зазоры до 20 мм	Металлы. Клей анаэробный. Склеивание и герметизация плоских и цилиндрических соелинений с максимальным зазором 0,3 мм. Высокоударопрочный	Металлы, стеклотекстолит, стекла, асбостекловолокнит стоск в среде массл, топлив, коррозии металлов
очность, МПа	σ_{p}	1	- 34-40 (Д16)	1	45	1
Прочность, МПа	σсдв	16	4 15-20 (Д16)	10	ı	22
Интервал рабочих температур,	°C	+250	-60 - +125 До 250 кратко- временно	-253 - +200	+150	-60 - +200
HHT pa6	0	- 09-	-60 - До кра врем	-253 -	- 09-	- 09-
сния	τ, Ψ	20-30 мин	24 20, затем 2-3	1-72	24	2
Режим отверждения	<i>р</i> , МПа	0,5-1	0,01-0,2	ı	Кон- тактное	0,4-0,8
Pex	T, °C	170-180	20 20,затем 50-70	-30 - +90	20	091
Жизне- спо- собность	(срок хранения)	6 мес.	2-3 ч	1	12 мес.	24 u
Физичес- кое состояние		Жидкий	Пасто- образный	Жидкий	То жс	К-13М. Вязкая 24 ч 160 0,4-0,8 2 еноло- жидкость, мидкость, мидком 24 ч 160 0,4-0,8 2 эмальне- пленка пленка пифици - ванный 160 0,4-0,8 2
Марка клея, химическая	основа	БФТ-52, феноло- формальде- гидный мо- дифици- рованный	ВК-9, эпоксипо- лиамид- ный*	СТЫК, полиурста- новый, мо- дифици- ровапный полижфиром. СТЫК-К	АНАТЕРМ- 105, акриловый	ВК-13М, феноло- формальне- гидный, модифици- рованный каучуком

Продолжение таот 44

Склеиваемые материалы,	вазначение и свойства	Металлы, стеклотекстолит, силикатные стекла, асбостекловолокнит. Вибростоск, стоек в срсле массл, топлив не вызывает коррозии металлов	Сталь, алюминий, медь, стекло, керамика, бетон, вулканизированные силиконовые резины. "Схватывание" происходит за 2-3 ч. Для получения максимальной прочности на металлическую поверхность предварительно наносят подслой П-11	Металлы, работающие при 500 °С. Водо-, влаго-, масло-, бензо- в вибростоек. Характеризустся длительной прочностью под нагрузкой	Металлы, асботекстолит, асбопемент, стеклотекстолит, пресс-материал АГ-4, керамика, слюда, кварцевое стекло, теплоизоляционные материалы. Стоек к органическим растворителям, кремнийорганическим маслам	Стали, алюминиевые, магниевые и титановые сплавы, латуни, серебро, керамика, графит, ситалл, стеклотекстолит. Тропикостоек, стоек к кремиийорганическим маслам
Прочность, МПа	d p	91	1,6	30	16	61
Прочн	бедв	13	1	17	20-36	20-32
Интервал рабочих температур,	ာ့	-60 - +200	-60 - +200 в срсде воздуха	-60 - +500 (до 800 кратко- временно)	-60 - +250	-196 - +250 (до 400 кратко- временно)
ния	τ, τι	7	24	٣	48 10 4-6	4 8
Рсжим отверждения	<i>р</i> , МПа	0,6-2	0,01-0,1	0,03-2	0,05-0,3	0,3-1
Рся	$T_{\rm c}$	081-021	20	180-200	20 50-60 70-80	20 80
Жизве- спо- собность	(срок хранения)	24 ^{tı}	3 мес.	ı	2 ч	2 u
Физичес- кое состояние		Вязкая жидкость	ГРасто- образный	Вязкая жидкость	Пасто- образный	То же
Марка клея, мимвческая	основа	BK-32-200	Эластосил 11-01а, кремний- органичес- квії	ВК-18М, феволо- формальде- гидный, модифици- рованный	K-300-61, эпокси- кремний- органичес- кий	К-400, эпокси- кремний- оргавнчес- кий

Склеиваемые материалы,	назначение и свойства	Металлы, утлепластики, графит, металлы и неметаллические материалы со спец-покрытиями	Теплоизоляционные, теплозащитные материалы с металлами	Стали, титановые сплавы, стеклотскстолит, графит. Стоск в срсде масел, бензина, углеводородов. Вибро- и влагомаслостоек	Сталъ, титановые сплавы, латунь, стеклопластики, неметаллические материалы с металлами. Стоек к действию масел, топлив, влаги, морского тумана, солнечной радиации. Водостоск	Мсталлы, стеклопластики, композици- онные материалы, сотовые конструкции	Мсталлы, композиционные материалы, Швы газонепроницаемые, отсутствие летучих веществ. Виброводостоек. Заполняет зазоры до 1 мм. Эластичен. Работоспособен под постоянным напряжением 9 МПа более 1000 ч	
Прочность, МПа	σ_{p}	ı	25	01	1	ı	24	
Прочн М	бедв	20; 6(400°C)	25	6	19,7	33, 25 (150°C)	15	
Интервал рабочих температур,	J.	-60 - +400	009+ - 09-	-60 - +700, до 1200 кратко- врсменно	-60 - +400 ° До 800 кратко- Врсменно. До 1000 кратко- Временно	09 150	-60 - +200	
сния	τ,	4-6	3-5 cyr.	2	3 cyr 3-5 cyr 6 cyr	E	3	
Режим отвержления	<i>р</i> , МПа	0,01-0,2	Кон- тактнос	0,1-0,3	0,05-0,15	0,5-1	1-3	
Pcş	$T_{\mathcal{C}}$	100-150	20	150	150 20 (BK- 20M) 80-90 (BK- 20M)	17.5	130-140	
Жизне- спо- собность	(срок хранения)	Э н	3-4 4	1	ь 2-5	3 мес.	3 мсс.	
Физичес- кое состояние		Пасто- образиый	То жс	Вязкая жидкость	Жидкий	Пленка толщиной 0,24 мм	Пленка	
Марка клея, кимическая	octioba	ВК-43М, карборан- урстановый	ВК-22, кремний- органичес- кий	ВК-15, кремпий- органичес- кий	ВК-20, ВК-20М, поли- урстанкар- борановый	ВК-36 эпокенд- ный	BK-50	

Обозначения: Т - температура; р - давление; т - время отверждения; б_{едв} - предел прочности при сдвиге; бр - предел прочности при

равномерном отрыве.

45. Свойства и назначение клеев для еклеивания резин между собой и с другими материалами

Назначение клея и свойства	сосдинения	Вулканизованные резины общего назначения с металлами, стеклом, резиной и др. материалами. Не стоск к длительному воздействию воды и растворов кислот	Невулканизованные резины на основс наиритового, нитрильного, стирольного каучуков со сталью, алюминием, латунью	Резины типа НО-68-1 и другие с металлами, пластмассами, деревом и др. материалами	Резины типа НО-68-1 с металлами, резины с резиной холодным способом	Фторкаучуки и резинотканевые материалы	Резины на основе этиленпропиленового каучука с металлами. Рекомендуется взамен 88-НП	Резины общего назначения между собой и с другими материалами. Рекомендуется взамен 88-НП	Тоже	Все марки резин, кроме силоксановых к металлам и между собой	Вулканизованные кремнийорганические резины к металлам, невулканизованные силиконовые резины к металлам в процессе вулканизации
Прочность сосдинения	σ _ρ , σ _{οτεл} , ΜΠа	2,0 (σ _{orc.1}) 1,1 (σ _p)	4.0 (a _p)	2,4 ($\sigma_{\rm OTCJI}$)	1,2 - 1,5 (σ _{στεπ})	_	t	I	ı	1,4 - 4,0 (σ _p)	1,8 (α _p)
Ороч	сочетанис материалов	Резина со сталью	Резина П-64а или 3826 с металлами	Резина с металлами	Резина НО-68-1 со сталью	_	-	· 1	1	Резина с металлом	Резина ИРП-1401 со сталью 30XГСА
Интервал рабочих температур,)	-40 - +70	-60 - +130	-60 - +120	-50 - +60	-60 - +250	08+ - 09-	-40 - +70	-50 - +70	-60-+100	-60 -'+300
эния	τ, η	24	ı	24	24-48	24	24	24	24	24	48
Режим отверждения	<i>р</i> ., МПа	0,02	По режиму вулканизации	0,02-0,05	Контакт- ное	То же	3 1	1	1 3	- 41 -	1 3
Рех	$\overset{T}{\circ}_{\mathrm{C}}$	20	Повулка	20	20	20	20	20	20	20	20
Жилис- спо- собность	(срок хрансиия)	6 мес.	1,5 года	Год	ı	ı	6 мес.	6 мес.	6 мес.	8 мес.	ı
Марка клея, химическая	основа	88-НП, наирит	Лейконат, изоцианат	ЛН, наирит	HT-150-1, паирит	51K-41	СФ-2а, бутадиен- нитрильный	51-К-34, наирит	51-К-36, наирит	Циакрин СО-9	КТ-75"К", кремний- органический

		й		1И,	нит-	ии- па-	Z	-dc -01
Назначение клея и свойства	соединения	Кремнийорганические резины между собой и с металлами	Вулканизованные и невулканизованные резины на основе нитрильпых каучуков с металлами и стеклотканью. Соединения маслои топливостойкие	Резины общего назначения с металлами, стеклом, др. материалами и резины с резинами. Рекомендуется взамен 88-НП	Вулканизованные резины на основе ни рильного и фторкаучука	Вулканизованные резины различной хими- ческой природы со сталью и др. материала- ми	Резины общего назначения с металлами другими материалами	Резины общего назначения и фторор- ганические резины. Соединения тепло- и маслостойкие
Прочность соединсния	σ _p , σ _{οτεπ} , ΜΠα	1,96 (σ _{οτεπ}) 1,6 (σ _{οτεπ})	4,8 (Gorea)	1,3 (σ _p) 2,5 (σ _{οτε})	12 (G _{OTCJI})	$2.5 - 6.0$ (σ_{OTCJI})	Не менее 1,3 (σ _р), 2,5 (σ _{отсл})	9,8 (σ _p) 3,1 (σ _{στεл})
Проч	сочетание материалов	Резина ИРП-1338 с ИРП-1338 Резина ИРП-1266 с алюми- нием	Резина 203Б со сталью	Резина 56 со сталью, алюми- нием	См. назна- чение клея	Резина НО-68-1 с алюминием	Резина с металлом	Резина и ИРП-1316 с ИРП-1316
Интервал рабочих	температур, °С	-60 - +200	08+ - 09-	09+ - 09-	08+ - 09-	08+ - 09-	-60 - +70	-60 - +150
сния	t ,	Нс менес 2	48	24	, I	1	1	3-7 сут. 50 мин
Режим отверждения	<i>р</i> , МПа	0,02-0,03	Контакт- нос	То же	1	1	ı	0,05
Pe	$^{T}_{C}$	20	20	20	20	20	20	20
Жизне- спо- собность	(срок хрансиия)	6 мес.	1	6 мес.	1	ь 9	3 мес.	ı
Марка клея, химическая	основа	Эластосил 11-01"Б", кремний- органический	КР-5-18, бутадиен- нитрильный	88-CA, наирит	ВКР-7, бутадисн- нитрильный	51-K-10, Hanpur	78-БЦС-П. наирит, неопрен	УП-5-247, эпоксидный

Продолжение табл. 45

					
Назначение клея и свойства	соединения	Резины марки ИРП-1390 совместно с праймером 51-К-19 к металлу с последующей вулканизацией, для крепления резин на основе каучуков НК, СКИ, СКМС-10 в процессе вулканизации. Соединение устойниво к линамическим нагрузкам	Резины 51-1632, 51-1639 к металлу совмест- но с праймером 51-К-19 и покровным клеем 51-К-24 с дальнейшей вулканизацией	Полуэбонит 51-1629 к металлу с последую- щей вулканизацией	Кремнийорганические резины к мсталлу. Для склеивания и герметизации изделий из стекла, керамики, алюминия, меди и других материалов
Прочность сосдинения	σ _p , σ _{orcл} , ΜΠa	Не менсе 4,0 (σ _р)	ī	Не менее 3,5 (σ _р)	1,5 (σ _{orcπ}) 2,0 (σ _p)
лос Проч	сочетание материалов	Резина ИРП-1390 со сталью	(См. на- значение клея)	Полуэбонит 51-1629 со сталью	(См. назначе- ние клся)
Интервал рабочих тсмператур,	ņ	02+ - 09-	-60 - +120	06+ - 09-	-130 -+300
сния	٦ ٢	и	е		24
Рсжим отверждения	<i>р</i> , МПа	В процессе вулканизации	В процессе вулканизации	То же	0,01-0,1
Pc	$ \int\limits_{C}^{C} T,$				20
Жизне- спо- собность	(срок хрансния)	3 мес.	3 мсс.	3 - 6 мес.	6 мес.
Марка клея, химическая	основа	51-К-13, хлорбутадис- новый и мс- тилвинилие- резиновый, каучуки	51-К-26, 51-К-27, хлорбутил- каучук	51-К-22, натуральный каучук	Эластосил* 137-83, кремний- органичес- кий

Используется также в качестве конструкционного клея.

06означения: T - температура отверждения, вулканизации; p - давление при отверждении; au - время выдержки при указанных температуре и давлении; ор - предел прочности клеевого соединения при равномерном отрыве; о_{отсл} - предел прочности клеевого соединения при-

отслаивании.

46. Свойства и назначение клеев для изготовления инструмента

Марка клея, химическая	Физичес- кое состояние	Жизне- спо- собность	Режи	Режим отверждения	ния	Термо- стой- кость,	K_T , MIIa/°C	Предел прочности, при сдвиге	Изгогавливаемый
основа		(срок хранения)	$T_{\rm c}$	<i>р</i> , МПа	h 1	Ç		о _{слв} . МПа	инструмент
УП-5-207, эпоксид-	Пасто- образный	1 год	051	Кон- тактнос	5,0	200		49 (Cr45 c	Расточные и подрезные резцы, фре- зы, протяжки, зубчатые колеса, свер-
ТКЛ-75, эпокси-	Тоже	4 '1	20	Кон-	48	300	0,0794	29	ла, доложи, разледтки, метчики Протяжки, расточные резцы, абра- зивный и вспомогательный инстру-
кремнии- органичес- кий			000		ح				мент
ВК-2, по- лиурстан- карборано- вый	3	4-7 u	150	0,03-0,05	3	До 700 кратко- временно	0,0333	20	Сверхтвердые материалы (карбонало, эльбор и др.) с малой поверхностью. Изготовление резцов, фрез, сверл, развется метимов
ВК-2И, поли- уретановый	;	1 8	220	0,03-0,15	3	400,700 кратко- временно	0,0117	25	Резцы, развертки, теплонапряжен- ные инструменты
КТИ-1, эпоксид- ный	Таблетки, порошок	1 год	180	Кон- тактнос	7	200	0,106	63 (сдвиг при сжатии)	Резцы расточные и с механическим креплением, фрезы, метчики, спиральные сверла
ВК-31, эпоксид- ный	Пленка	3 мес.	175	0,5-1,0	1.5	150	0,231	72	Штампы, крупногабаритные инстру- менты
ВК-28, эпоксидный, модифици- рокаппый карборан-	Вязкая жидкость	Т мес.	150-200	0,02	1,2	250		10-14	Концевой инструмсит с твердосплавной рабочей частью и стальными корпусами, развертки, мстчики, резцы, калибры и др.
содержани- ии сосдине- ниями					i				
Обозначения	T -	температура отверждения; р	отвержде	-	вление	давление при отверждении;	тении; т -	врсмя выдержк	время выдержки при указанных температуре и дапле-

нии; K_T - коэффициент температурной чувствительности.

Дополнительные источники

- 1. **Краткий** справочник конструктора нестандартного оборудования. В 2-х кн. / Подред. В. И. Бакуменко. М.: Машиностроение, 1997.
- 2. **Краткий** справочник паяльщика / Под ред. И. Е. Петрунина. М.: Машиностроение, 1991.
- 3. **Композиционные** материалы; Справочник / Под ред. В. В. Васильева. М.: Машиностроение, 1990.
 - 4. Машиностроение. Энциклопедия в 40 т.

- Т. IV-1. Детали машин. Конструкционная прочность. Трение, износ, смазка / Под ред. Д. Н. Решетова. М.: Машиностроение, 1995.
- 5. **Орлов П. И.** Основы конструирования. В 2-х кн.М.: Машиностроение, 1988.
- 6. **Сварка** полимерных материалов: Справочник / Под ред. К. И. Зайцева, Л. Н. Мацюк. М.: Машиностроение, 1988.
- 7. **Свариые** конструкции / Под ред. Б. Е. Патона. М.: Машиностроение, 1996.

Глава II

ПРУЖИНЫ

ВИНТОВЫЕ ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ПРУЖИНЫ СЖАТИЯ И РАСТЯЖЕНИЯ

КЛАССЫ И РАЗРЯДЫ ПРУЖИН

Ниже рассматриваются винтовые цилиндрические пружины сжатия и растяжения из стали круглого сечения с инд ксами $i = \frac{D}{d}$ от 4 до 12.

Приводимые данные распространяются на пружины для работы при температурах от -60 до +120 °C в неагрессивных средах. Пружины разделяют на классы, виды и разряды (табл. I и 2).

Класс пружин характеризует режим нагружения и выносливости, а также определяет основные требования к материалам и технологии изготовления.

Разряды пружин отражают сведения о диапазонах сил, марках применяемых пружинных сталей, а также нормативах по допускаемым напряжениям.

Отсутствие соударения витков у пружин сжатия определяется условием $\nu_{\rm max}$ / $\nu_{\rm K} \leq I$, где $\nu_{\rm max}$ - наибольшая скорость перемещения подвижного конца пружины при нагружении или при разгрузке, м/с; $\nu_{\rm K}$ - критиче-

ская скорость пружин сжатия, м/с (соответствует возникновению соударения витков пружины от сил инерции).

Выносливость и стойкость пружин. При определении размеров пружин необходимо учитывать, что при $v_{\rm max} > v_{\rm K}$, помимо касательных напряжений кручения, возникают контактные напряжения от соударения витков, движущихся по инерции после замедления и остановок сопрягаемых с пружинами деталей. Если соударение витков отсутствует, то лучшую выносливость имеют пружины с низкими напряжениями τ_3 , т. е. пружины класса I по табл. I, промежуточную - циклические пружины класса II и худшую - пружины класса III.

При наличии интенсивного соударения витков выносливость располагается в обратном порядке, т. е. повышается не с понижением, а с ростом τ_3 . В таком же порядке располагается и стойкость, т. е. уменьшение остаточных деформаций или осадок пружин в процессе работы.

Средствами регулирования выносливости и стойкости циклических пружин в рамках каждого класса при неизменных заданных значе-

1. Классы пружин (ГОСТ 13764-86)

Класс пружин	Вид пружин	Нагружение	Выносливость N_F (установленная безот-казная наработка), циклы, не менее	Инерционное соударение витков	
I	Сжатия и	Циклическое	I · 10 ⁷		
II	растяжения	Циклическое и статическое	I · 10 ⁵	Отсутствует	
III	Сжатия	Циклическое	2 · I0 ³	Допускается	

Примечание. Указанная выносливость не распространяется на зацепы пружин растяжения.

2. Разряды пружин (по ГОСТ 13764-86)

Стандарт на основные параметры	витков	FOCT 13766-86	FOCT 13767-86		ГОСТ 13768-86	FOCT 13769-86
Требованис к упрочне	нию			Для повы- шения цикли-	ческой стой- кости реко- мендуется упрочнение дробью	
Макси- мальнос касательное напряженис	при кручении т ₃ , МПа		0,3 Rm	0,32 R,m	260	480
Твердость после термооб-	работки НКС		ı		47,5 - 53,5 45,5 - 51,5	44,0 -
Материал	Стандарт на заготовку	Проволока класса I по ГОСТ 9389-75	Проволока класса 2 и 2A по ГОСТ 9389-75	Проволока по ГОСТ 1071-81	Проволока по ГОСТ 14963-78	Сталь горячека- таная круглая по ГОСТ 2590-88
Мате	Марка стали	TOOT	1050-88 и ГОСТ 1435-90	51ХФА по ГОСТ 14959-79	60C2A; 65C2BA; 70C3A по ГОСТ 14959-79 51XФА по ГОСТ 14959-79	60C2A; 65C2BA; 70C3A; 60C2; 60C2XA; 60C2XФA; 51XФA по ГОСТ 14959-79
Диаметр прово- локи	(прутка) <i>d</i> , мм		0,2 - 5,0	1,2 - 5,0	3,0 - 12,0	14 - 70
Сила пру- жины при мак- симальной	дефор- мации F_3 , H	1,00 - 850	1,00 -	22,4 -	140 - 6000	2800 -
Вил	пружин		Одно- жильныс сжатия	и рас-		·
нижл́du нижл́du	Класс Разряд	-	2		~	4

Thodon Menue maga 2

Стандарт на основные	парамстры витков пружин	FOCT 13770-86	10CT	13771-86		FOCT 13772-86		FOCT 13773-86	FOCT 13774-86	FOCT 13775-86	FOCT 13776-86
Требование	к упрочнс- ник)				Для повы-	пения цик- лической	стойкости рекоменду-	стся упроч- ненис дробью	1	Обязательно	дробью
Макси- мальное касательное	напряжение при κ кручении τ_3 , МПа		0,5 R _m	0,52 R _m		096		800	0,6 R _m	1350	1050
Твердость	термооб- работки НRС		l ,		47.5 - 53.5		45,5 - 51,5	44,0 - 51,5	1	54,5 - 58,0	51,5 - 56,0
Материал	Стандарт на заготовку	Проволока класса I по ГОСТ 9389-75	Проволока классов 2 и 2A по ГОСТ 9389-75	Проволока по ГОСТ 1071-81	Проволока по ГОСТ 14963-78	Проволока по ГОСТ 2771-81	Проволока по ГОСТ 14963-78	Сталь горячска- таная круглая по ГОСТ 2590-88	Проволока	Проволока по ГОСТ 14963-78	55C2BA; Сталь горячека- А по таная круглая 51,5 - 56,0 1050 4959-79 по ГОСТ 2590-88
Мате	Марка стали	По ГОСТ 1050-88	и ГОСТ 1435-90	51ХФА по ГОСТ 14959-79	60C2A; 65C2BA no FOCT 14959-79	65Г по ГОСТ 1050-88	51XФA по FOCT 14959-79	60C2A; 60C2; 65C2BA; 70C3A; 51XФA; 65F; 60C2XФA; 60C2XA no	По ГОСТ 1050-88, ГОСТ 1435-90	60С2А; 65С2ВА; 70СЗА по ГОСТ 14959-79	
Диаметр прово-	локи (прутка) <i>d</i> , мм		0,2 - 5,0	1,2 - 5,0		3,0 - 12,0		14 - 70	0,3 - 2,8	3,0 - 12,0	3 6000 - 14 - 25 60C2A; 70C3 70CT I
Сила пру- жины при мак-	симальной дефор- мации F_3 . Н	1,50 - 1400	1,25 - 1250	37,5 - 1250		236 - 10000	•	4500 - 280000	12,5 - 1000	315 - 14000	6000 - 20000
	вид пружин		Одно- жильныс	сжатия и растя-	Жения				Трехжиль- ные сжа- тия	Одножиль- ныс сжа- тия	
нижла	п драбев Ч		2			κ,		4		2	3
нижла	п Класс п									Ξ	

2. R_m - предел прочности пружинных материалов.

ниях рабочего хода служат изменения разности между максимальным касательным напряжением при кручении τ_3 и касательным напряжением при рабочей деформации τ_2 .

Возрастания разности $\tau_3 - \tau_2$ обусловливают увеличение выносливости и стойкости циклических пружин всех классов при одновременном возрастании размеров узлов. Уменьшение разностей $\tau_3 - \tau_2$ сопровождается обратными изменениями служебных качеств и размеров пространств в механизмах для размещения пружин.

Для пружин I класса расчетные напряжения и свойства металла регламентированы так, что при $v_{\rm max} / v_{\rm K} \le 1$ обусловленная выносливость пружин при действии силы F_1 (сила пружины при предварительной деформации) не менее 0,2 F_3 (сила пружины при максимальной деформации) обеспечивается при всех осуществимых расположениях и величинах рабочих участков на силовых диаграммах разности напряжений $\tau_3 - \tau_2$ и $\tau_2 - \tau_1$ (касательное напряжение при пред-

варительной деформации). Циклические пружины II класса при $v_{\rm max} / v_{\rm K} \le 1$ в зависимости от расположения и размера рабочих участков могут быть поставлены в условия как неограниченной, так и ограниченной выносливости.

Циклические пружины III класса при всех отношениях $v_{\rm max}/v_{\rm K}$ и относительном инерционном зазоре пружин δ не более 0,4 характеризуются ограниченной выносливостью, поскольку они рассчитаны на предельно высокие касательные напряжения кручения, к которым при $v_{\rm max}/v_{\rm K}>1$ добавляются контактные напряжения от соударения витков.

Все статические пружины, длительно пребывающие в деформированном состоянии и периодически нагружаемые со скоростью $v_{\rm max} / v_{\rm K}$, относятся ко II классу. Вводимые ограничения расчетных напряжений и свойств проволоки (см. табл. 2) обеспечивают неограниченную стойкость статических пружин при остаточных деформациях не более 15 % максимальной деформации s_3 .

Допустимые остаточные деформации статических пружин регламентируются координацией сил пружины при рабочей деформации s_3 на силовых диаграммах, причем увеличение разности F_3 - F_2 способствует уменьшению остаточных деформаций.

Технологические средства регулирования выносливости и стойкости пружин определяются документацией на технические требования.

МАТЕРИАЛЫ ДЛЯ ПРУЖИН

Проволока стальная углеродистая пружинная по ГОСТ 9389-75. Стандарт распространяется на стальную углеродистую холоднотянутую проволоку, применяемую для изготовления пружин, навиваемых в холодном состоянии и не подвергаемых закалке.

Проволока изготовляется: по механическим свойствам:

марок А, Б, В;

классов 1, 2, 2A, 3 (рекомендации по применению пружинной проволоки в зависимости от марок и классов приведены в табл. 3);

по точности изготовления:

нормальной точности:

повышенной точности П.

Проволока классов 1, 2, 3 изготовляется нормальной и повышенной точности, класса 2A - повышенной точности.

Диаметры проволоки и масса 1000 м проволоки указаны в табл. 4.

3. Рекомендации по применению пружинной проволоки по ГОСТ 9389-75

Марка проволоки	Класс прочности проволоки	Условия применения
Α	1	Для пружин K не более $0,10$
Б	1, 2, 2A, 3	Для пружин K не более $0,17$
В	1, 2, 2A, 3	Для пружин <i>К</i> не более 0,30

Примечание. Относительный показатель разбега прочности K рассчитывают по формуле $K = \Delta \sigma_B / \sigma_B$,

где $\Delta \sigma_{\rm B}$ - разбег временного сопротивления разрыву в партии, $H/_{\rm MM}^2$;

 $\sigma_{\rm B}$ - минимальное значение временного сопротивления разрыву в классе, $H/{\rm mm}^2$.

4. Диаметры проволоки и теоретическая масса 1000 м проволоки

Диаметр проволоки, мм	Масса 1000 м, кг	Диаметр проволоки, мм	Масса 1000 м, кг
0,14	0,1208	1,50	13,87
0,15	0,1387	1,60	15,78
0,16	0.1578	1,70	17,82
0,18	0,1994	1,80	19,94
0,20	0,2465	1,90	22,26
0,22	0,298	2,00	24,65
0,25	0,385	2,10	27,19
0,28	0,484	2,20	29,83
0,30	0,555	2,30	32,58
0,32	0,631	2,50	38,54
0,36	0,80	2,80	48,36
0,40	0,99	3,00	55,50
0,45	1,25	3,20	63,11
0,50	1,54	3,40	71,28
0,56	1,93	3,50	75,52
0,60	2,22	3,60	79,9
0,63	2,45	4,00	98,7
0,70	3,02	4,20	108,7
0,75	3,47	4,50	124,8
0,80	3,95	5,00	154,2
0,85	4,45	5,60	193,3
0,90	4,99	6,00	221,9
1,00	6,17	6,30	244,4
1,10	7,46	6,50	260,5
1,20	8,88	6,70	276,8
1,30	10,42	7,00	302,1
1,40	12,08	7,50	346,8
		8,00	394,6

Механические свойства проволоки приведены в табл. 5.

Примеры обозначений: Проволока марки A, 1 класса, повышенной точности, диаметром 1,20 мм:

Проволока А-1-П-1, 20 ГОСТ 9389-75

То же, марки Б, 3 класса, нормальной точности, диаметром 2,00 мм:

Проволока Б-3-2,00, ГОСТ 9389-75

Сталь марки 65Г. Повышенная склонность к образованию закалочных трещин. Применяют с целью удешевления продукции для изделий массового производства в случаях, когда поломки пружин не вызывают нарушения функционирования деталей механизмов и замена пружин нетрудоемка.

Сталь марки 51ХФА. Повышенная теплоустойчивость. Закаливается на твердость не более 53HRC. Благодаря высоким упругим и вязким свойствам служит лучшим материалом для пружин класса 1. Для пружин класса 3 непригодна по причине недостаточной твердости.

Сталь марки 60C2A, 60C2. Высокие упругие и вязкие свойства. Повышенная склонность к графитизации и недостаточная прокаливаемость при сечениях d > 20 мм. Широко применяют для пружин классов 1 и 2. Для пружин класса 3 назначают при $v_{\rm max} < 6$ м/с.

Сталь марки 65С2ВА. Высокие упругие свойства и вязкость. Повышенная прокаливаемость. Служит лучшим материалом для пружин класса 3. Применяют при $v_{\text{max}} > 6$ м/с.

Сталь марки 60C2XФА. Высокая прокаливаемость, малая склонность к росту зерна и обезуглероживанию при нагреве (по сравнению со сталью 60C2A), повышенные вязкость, жаропрочность и хладостойкость, хорошая циклическая прочность и релаксационная стойкость в широком диапазоне циклических изменений температур. Предпочтительное применение в сечениях проволоки от 30 мм и выше.

Сталь марки 70СЗА. Повышенная прокаливаемость. Обладает склонностью к графитизации. Преимущественное применение при диаметрах проволоки $d \ge 20$ мм. Заменителем служит сталь 60С2Н2А.

Примечание. Преимущественное практическое использование пружин из стали 51ХФА определяется интервалом температур

от - 180 до + 250 °C, из стали $60C2X\Phi A$ г - 100 до + 250 °C, из проволоки класса 2 по ГОСТ 9389-75 от - 180 до + 120 °C, г сталей 65Γ , 70C3A, 60C2A, 65C2BA и из при волоки класса 1 по ГОСТ 9389-75 от - $60\ r$ + 120 °C. В случаях использования пружи при более высоких температурах рекомендуеся учитывать температурные изменения модуля

Специальная стальная легированная пружинная проволока (по ГОСТ 14963-78). Пред назначена для изготовления пружин, подвед гающихся после навивки термической обработке (закалке и отпуску).

Проволоку подразделяют:

по способу изготовления и качеству о делки поверхности на группы: со специально отделкой поверхности путем удаления по верхностного слоя - A, B, B, Γ , E; без специальной отделки поверхности H;

по точности изготовления: нормально точности; повышенной точности П;

по назначению: для пружин холодной на вивки ХН; для пружин горячей навивки ГН;

по механическим свойствам, качеству по верхности на классы:

- 1 для пружин ответственного назначе ния;
 - 2 для пружин общего назначения.

Номинальные диаметры проволоки, мм 0,5; 0,56; 0,60; 0,63; 0,71; 0,80; 0,90; 1,10; 1,20; 1,25; 1,30; 1,40; 1,50; 1,60; 1,80; 2,0; 2,20; 2,50; 2,80; 3,00; 3,20; 3,50; 3,80; 4,00; 4,20; 4,50; 4,80; 5,00; 5,50; 5,60; 6,00; 6,20; 6,30; 6,50; 7,00; 7,10; 7,50; 8,00; 8,50; 9,00; 9,50; 10,00; 11,00; 11,20; 11,50; 12,00; 12,50; 13,00; 14,00.

Проволока групп A, Б, В, Г должна изго товляться диаметром I-14 мм, проволок групп E, H - диаметром 0,5-14,0 мм.

Пример обозначения проволоки и стали марки 51 XФA, со специальной отдел кой поверхности, полированной, группы А повышенной точности, I класса для пружи холодной навивки, диаметром 1,80 мм:

Проволока 51XФА-А-П-1-XH-1,80 ГОСТ 14963-78

Технические требования. Проволока должна изготовляться из стали марок 51XФA 60C2A, 65C2BA, 70C3A по ГОСТ 14959-79.

Временное сопротивление разрыву про волоки для пружин холодной навивки должно быть не более 1029, 5 МПа.

186 ПРУЖИНЫ

5. Механические свойства пружинной

	Времен	ное сопротивление разрыву	. Н/мм²
Диаметр			
проволоки. мм	Класс 1	Класс 2, 2A	Класс 3
0,20	2700-3040	2260-2700	1770-2260
0,22	2700-3040	2260-2700	1770-2260
0,25	2700-3040	2260-2700	1770-2260
0,28	2700-3040	2260-2700	1770-2260
0,30	2700-3040	2260-2700	1770-2260
0,32	2650-2990	2210-2650	1720-2210
0,36	2650-2990	2210-2650	1720-2210
0,40	2600-2940	2160-2600	1670-2160
0.45	2600-2940	2160-2600	1670-2160
0.50	2600-2940	2160-2600	1670-2160
0.56	2600-2940	2160-2600	1670-2160
0.60	2600-2940	2160-2600	1670-2160
0.63	2550-2890	2160-2550	1670-2160
0.70	2550-2890	2160-2550	1670-2160
0.80	2550-2890	2110-2550	1670-2110
0.90	2500-2790	2110-2500	1620-2110
1.00	2450-2740	2060-2450	1570-2060
1.10	2400-2700	2010-2400	1520-2010
1,20	2350-2650	1960-2350	1520-1960
1,30	2300-2600	1960-2300	1520-1960
1,40	2260-2550	1960-2260	1470-1960
1,50	2210-2500	1860-2210	1420-1860
1,60	2160-2450	1860-2160	1420-1860

DRITTOODIC GENERALIGE III LECTURE THE MITTELL CROSSESSION

проволоки по ГОСТ 9389-75 в ред. 1990 г.

asoci byc	менного со Н/	мм ² , не бо		, B napinn,		Чис	ло ск	ручив ——	аний.	не м	енее	
Марка А Марка Б Марка В				Марк	a A ,]			Map	ка В			
	Τ	Класс		Τ	Класс							
1 	1, 2. 2A, 3	1	2, 2A	3	1	2	2 A	3	1	2	2A	
300	300	340	440	490	30	30	32	30	30	30	32	3
300	300	340	440	490	29	29	32	29	29	29	32	:
300	300	340	440	490	27	27	32	27	27	27	32	:
290	290	340	440	490	26	26	31	26	26	26	31	
280	280	340	440	490	23	23	31	23	23	23	31	í
270	280	340	440	490	22	22	30	22	22	22	30	1
260	280	340	440	490	22	22	30	22	22	22	30	;
250	280	340	440	490	21	21	28	21	20	21	28	
240	260	340	440	490	20	20	28	20	17	20	28] ;
230	260	340	440	490	20	20	27	20	16	19	27	
210	260	340	440	490	20	20	27	20	16	19	27]
200	240	340	440	490	20	20	25	20	16	18	25]
190	240	340	390	49 0	20	20	25	20	16	18	25]
180	240	340	390	490	20	20	25	20	16	18	25]
170	230	340	440	440	20	20	25	20	16	17	24]
160	230	290	390	490	20	20	24	20	16	17	24]
150	220	290	390	490	20	20	24	20	16	17	24	l
150	220	290	390	490	20	20	24	20	16	17	24	1
150	210	290	390	440	20	20	24	20	16	17	24]
150	210	290	340	440	20	20	24	20	16	17	24]
150	200	290	340	440	20	20	24	20	16	17	24	1
150	200	290	340	440	20	20	24	20	16	17	24	1
150	200	290	290	440	20	20	24	20	16	17	24	1

Диаметр	Времен	ное сопротивление разрыву	y, H/mm ²
проволоки,	Класс l	Класс 2, 2A	Класс 3
1,70	2060-2350	1770-2060	1370-1770
1,80	2060-2350	1770-2060	1370-1770
1,90	2010-2300	1770-2010	1370-1770
2,00	2010-2260	1770-2010	1370-1770
2,10	1960-2210	1720-1960	1370-1720
2,20	1910-2160	1670-1910	1320-1670
2,30	1910-2160	1670-1910	1320-1670
2,50	1810-2060	1620-1660	1270-1620
2,80	1770-2010	1620-1860	1270-1620
3,00	1720-1960	1620-1860	1270-1620
3.20	1720-1960	1520-1770	1230-1520
3,50	1670-1910	1520-1770	1230-1520
3,60	1670-1910	1520-1770	1230-1520
4,00	1620-1860	1470-1720	1180-1470
4.20	1570-1810	1420-1670	1130-1420
4.50	1520-1770	1370-1620	1130-1370
5,00	1470-1720	1370-1620	1130-1370
5.60	1420-1670	1320-1570	1080-1320
6,00	1420-1670	1320-1570	1080-1320

Примечания:

^{1.} Значение разбега временного сопротивления разрыву в мотках (катушках) массой до 250 кг всех классов для проволоки диаметром 1,6 мм и менее - 200 H/мм², а для проволоки диаметром мотках (катушках) массой более 250 кг должно соответствовать значениям табл. 3.

^{2.} По требованию мебельной промышленности проволока диаметром 2,2 мм, повышенной

Продолжение табл. 5

Разбег вр	Разбег временного сопротивления разрыву в партии. $H/мм^2$, не более			Число скручиваний, не менее								
Марка А	Марка Б	Марка В				Марк	a A , E	5		Map	ка В	
		Класе			Класс							
1	1, 2, 2 A , 3	İ	2, 2 A	3	1	2	2 A	3	1	2	2 A	3
150	200	29 0	29 0	39 0	20	20	24	20	15	17	24	17
150	200	290	290	390	20	20	23	20	15	17	24	17
150	200	290	250	390	20	20	23	20	14	16	23	16
150	200	250	250	39 0	15	16	23	16	14	16	23	16
150	200	250	250	340	15	16	22	16	14	16	22	. 16
150	200	250	250	340	15	15	22	15	13	15	22	15
150	200	250	250	340	15	16	21	15	13	15	21	15
150	200	250	250 🕶	340	15	15	. 21	15	12	15	21	15
150	200	250	250	340	15	15	19	15	11	14	19	14
150	200	250	250	340	15	15	18	15	10	13	18	13
150	200	250	250	290	15	15	18	15	10	13	18	13
150	200	250	250	290	15	15	18	15	8	13	18	13
150	200	250	250	290	15	15	18	15	7	13	18	13
150	200	250	250	290	15	15	18	15	6	13	18	13
150	200	250	250	290	15	15	16	15	6	12	16	12
150	200	250	250	250	15	15	16	15	6	12	16	12
150	200	250	250	250	15	15	15	15	4	9	13	9
150	200	250	250	250	15	15	15	15	4	6	8	6
150	200	250	250	250	15	15	15	15	2	4	6	4

марок A и B классов 1. 2, 2A должно быть не более $100~\text{H/mm}^2$; марки B класса 3 и марки B более 1.6~мm - $150~\text{H/mm}^2$. Значение разбега временного сопротивления разрыву проволоки в

точности, марки Б изготовляется с временным сопротивлением разрыву 1570-1770 Н/мм²

Проволока из стали марки 51 XФА на термически обработанных образцах должна иметь временное сопротивление разрыву не менее 1470 МПа, относительное сужение после разрыва не менее 40 %.

Проволока групп A, Б, В, Г должна изготовляться в прутках; проволока групп E, H - в мотках.

Стальная холоднокатаная термообработанная лента (по ГОСТ 21996-76). Лента из конструкционной, инструментальной и пружинной стали предназначена для изготовления пружинящих деталей и пружин.

Ленту подразделяют:

- а) по прочности (временному сопротивлению разрыву или твердости) на группы: первую 1Π , вторую 2Π , третью 3Π ;
 - б) по точности изготовления:

по толшине - нормальной точности, повышенной точности - ПТ, высокой точности - ВТ, по ширине - нормальной точности, повышенной точности - ПШ; высокой точности - ВШ;

в) по виду поверхности: на светлокаленую,

6. Толщина и ширииа лент

Размеры, мм

Толщина	Ширина	Толщина	Ширина
0,20-0,40	5-100	0,63-0,8	8-100
0,45-0,50	6-100	0,90-1.0	9-100
0,55-0,60	7-100	1,1-1,3	10-100

7. Временное сопротивление разрыву или твердость ленты

Группы прочности ленты	Временное сопротивление разрыву, МПа	Твердость по Виккерсу HV
ıπ	1300-1600	375-485
2П	1610-1900	486-600
3П	Св. 1900	Св. 600

светлокаленую с цветами побежалости - Ц. полированную - С, колоризованную - К, темную - Ч;

г) по виду кромок: с обрезанными кромками, с обработанными кромками - Д.

Размеры и механические свойства лент даны в табл. 6, 7.

Примеры обозначений: Лента группы 1П повышенной точности изготовления по толщине, нормальной точности по ширине, с обработанными кромками, светлокаленая с цветами побежалости, размером 0,7 × 20 мм:

Лента 1П-ПТ-Ц-7 × 20 ГОСТ 21996-76

То же, группы 3П повышенной точности изготовления по толшине и ширине, с обрезанными кромками, светлокалсная, размером 0,3 × 15 мм:

Лента 3П-ПТПШ-0,3 × 15 ГОСТ 21996-76

Ленту изготовляют из стали марок 50, 60. 70, 65Г по ГОСТ 1050-88, марок У7А, У8А, У9А, У10А, У12А по ГОСТ 1435-90 и марок 60С2А, 70С2ХА по ГОСТ 14959-79.

Прокат стальной горячекатаный для рессор (по ГОСТ 7419-90). Стандарт распространяется на горячекатаный полосовой, трапециевидно-ступенчатый, Т-образный, трапециевидный и желобчатый прокат для рессор.

Поперечное сечение проката и размеры должны соответствовать указанным в табл. 8.

Прокат подразделяют по точности:

А - высокой;

Б - повышенной;

В - обычной.

Прокат изготовляют длиной от 2 до 6 м. По требованию потребителя прокат изготовляют длиной свыше 6 м.

Прокат изготовляют:

мерной длины:

кратной мерной длины;

мерной длины с немерными отрезками длиной не менее 1,5 м, массой не более 10 % массы партии;

кратной мерной длины с отрезками длиной не менее 1,5 м, массой не более 10 % массы партии;

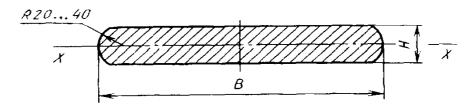
немерной длины.

Прокат должен быть обрезан. Косина реза не должна превышать 5 % ширины для проката шириной до 80 % мм и 3 % ширины для проката шириной свыше 80 мм.

Скручивание проката вокруг продольной оси не допускается.

8. Поперечные сечения и размеры стального проката для рессор по ГОСТ 7419-90

Прокат полосовой

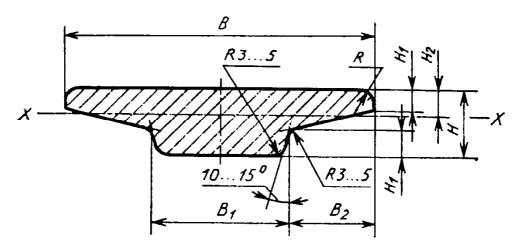


В	Н	Справочные вели	Масса 1 м	
М	M	I_x , cm ⁴	W_x , cm ³	профиля, кг
	4,5	0,03	0,13	1,41
40	5,0	0,04	0,17	1,57
	5,5	0,06	0,22	1,72
:	6,0	0,07	0,24	1,88
	4,5	0,03	0,15	1,59
	5,0	0,05	0,19	1,76
	5,5	0,06	0,22	1,94
	6,0	0,08	0,27	2,12
45	6,5	0,11	0,32	2,20
	7,0	0,13	0,37	2,47
	7,5	0,16	0,43	2,64
	8,0	0,19	0,48	2,82
	9,0	0,27	0,60	3,17
	5,0	0,05	0,22	1,96
50	6,0	0,09	0,30	2,35
	7,0	0,14	0,41	2,74
	8,0	0,22	0,53	3,18
	5,5	0,08	0,29	2,37
	6,0	0,10	0,33	2,59
	6,5	0,13	0,39	2,80
	7,0	0,16	0,45	3,01
55	7,5	0,19	0,51	3,23
	8.0	0.23	0,58	4 3,45
	9.0	0,33	0,74	3,87
	9,5	0,39	0,82	4,09
	10,0	0,46	0,91	4,30
	11,0	0,61	1,10	4,73
60	8,0	0,25	0,64	3,76
	9,0	0,36	0,81	4,23
	6,0	0,15	0,40	3,06
	7,0	0.19	0,53	3,57
65	8,0	0.28	0,69	4.07
	9,0	0,39	0,87	4,58
	10,0	0,54	1,08	5,09
	11,0	0,72	1,30	5,59

Продолжение табл. 8

В	Н	Справочные вели	чины для оси Х-Х	
<u></u>	11 1M	$I_{\scriptscriptstyle X}$, cm ⁴	W_{x} , cm ³	Масса 1 м профиля, кг
_	5,5	0,10	0,36	3,02
	6,5	0.17	0,42	3,57
	7,0	0,20	0,57	3,84
	7,5	0,25	0,65	4,11
	8,0	0,30	0,74	4,39
	9.0	0,42	0,94	4,93
70	10,0	0,58	1,16	5,18
	12,0	1,00	1,67	6,18
	5,5	0,11	0,40	3,24
	6,5	0,17	0,52	3,82
	7,5	0,26	0,70	4,41
	8,0	0,32	0,80	4,70
	9,0	0,45	1,01	5,29
	9,5	0,53	1,12	5,58
75	10,0	0,62	1,24=-	5,87
	11,0	0,82	1,49	6,45
	14,0	1,70	2,43	8,20
80	10,0	0,66	1,33	6,26
	12,0	1.14	1,91	7,53
	9,0	0,54	1,23	6,35
	10,0	0,75	1,51	7,05
	11,0	0,99	1,81	7,75
90	12,0	1,29	2,15	8,45
	14,0	2,04	2,92	9.85
	16,0	3,04	3,80	11,24
	18,0	4.26	4,79	12,62
	12,0	1,43	2,39	9,39
100	14,0	2,27	3,24	10,94
	18,0	4,80	5,33	14,03
	20,0	6,57	6,57	15,57
	7.0	0,35	0.97	6,59
120	12,0	1,72	2,87	11,28
	14.0	2,73	3,90	13.14
	16,0	4.06	5,80	15,00
	10,0	1.08	2,17	10,19
130	12.0	1.86	3.11	12,22
	14,0	2,96	4.22	14.24
	12,0	2,15	3,58	14.10
150	14,0	3,41	4,83	16,44

Прокат трапециевидно-ступенчатый

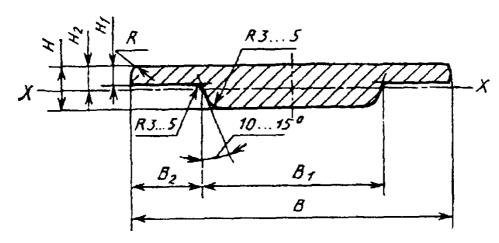


В	B_1	<i>B</i> ₂	Н	$H_{\rm I}$	H_2	R	Спр	авочные вел	ичины
		,,,				·	для с	си <i>X-X</i>	Macca
			ММ				I_x , cm ⁴	W_x , cm ³	1 м про- филя, кг
			6,0	2,0	2,68	2,0	0,063	0,235	1,73
45	29	8,0	6,5	2,1	2,91	2,2	0,081	0,278	1,87
			7,0	2,3	3,13	2,3	0,100	0,319	2,00
			6,0	2,0	2,69	2,0	0,078	0,290	2,13
			6,5	2,1	2,92	2,2	0,100	0,342	2,31
55	36	9,5	7,0	2,3	3,14	2,3	0,124	0,395	2,49
			8,0	2,7	3,59	2,6	0,185	0,515	2,84
			9,0	3,0	4,05	3,0	0,264	0,652	3,19
			6,0	2,0	2,69	2,0	0,092	0,342	2,51
			6,5	2,1	2,91	2,2	0,117	0,402	2,72
			7,0	2,3	3,13	2,3	0,146	0,466	2,92
65	42	11,5	8,0	2,7	3,58	2,6	0,218	0,609	3,34
			9,0	3,0	4,03	3,0	0,309	0,767	3,76
			10,0	3,3	4,47	3.3	0,424	0,949	4.17
			11,0	3,7	4,92	3,6	0,563	1,144	4,58
			12,0	4,0	5,36	4,0	0,729	1,360	4,99

Продолжение табл. 8

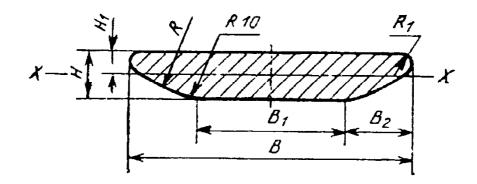
В	B_{I}	B ₂	Н	H_{I}	H_2	R	Спр	авочные вел	ичины
	•	•			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		для с	си Х-Х	Macca
			ММ				I_X , cm ⁴	W_x , cm ³	1 м про- филя, кг
			7,0	2,3	3,14	2,3	0,170	0,541	3,39
		:	8,0	2,7	3,59	2,6	0,253	0,705	3,87
			9,0	3,0	4,04	3,0	0,360	0,891	4,35
75	49	13,0	10,0	3,3	4,49	3,3	0,493	1,098	4,84
			11,0	3,7	4,93	3,6	0,665	1,349	5,31
			12,0	4,0	5,38	4,0	0,849	1,578	5,79
 			14,0	4,7	6,27	4,6	1,343	2,142	6,75
			10,0	3,3	4,47	3,3	0,589	1,318	5,78
			11,0	3,7	4,92	3,6	0,782	1,589	6,35
			12,0	4,0	5,36	4,0	1,014	1,892	6,92
90	58	16,0	14,0	4,7	6,25	4,0	1,606	2,570	8,07
			16,0	5,3	7,15	5,3	2,392	3,345	9,21
			18,0	6,0	8,03	6,0	3,395	4,228	10,35
			20,0	6,7	8,92	6,6	4,644	5,206	11,49
			11,0	3,7	4,93	3,6	0,875	1,775	7,08
	į		12,0	4,0	5,38	4,0	1,134	2,108	7,72
		4	14,0	4,7	6,27	4,6	1,797	2,866	9,00
100	65	17,5	16,0	5,3	7,17	5,3	2,676	3,732	10,28
	,		18,0	6,0	8,06	6,0	3,800	4,715	11,56
			20,0	6,7	8,95	6,6	5,199	5,809	12.82
			16,0	5,3	7,17	5,3	3,222	4,493	12,35
120	78	21,0	18,0	6,0	8,06	6,0	4,577	5,679	13,88
			20,0	6,7	8,95	6 ,6	6,265	7,000	15,41

Прокат Т-образный



В	B_1	<i>B</i> ₂	Н	H_1	H_2	R	Спра	вочные вел	ичины
				_			для о	си <i>X-X</i>	Macca
			MM				I_x , cm ⁴	W_x , см 3	l м про- филя, кг
			9,0	3,6	3,92	4,5	0,293	0,747	3,47
65	40	12,5	10,0	4,0	4,35	5,0	0,400	0,920	3,85
			11,0	4,4	4,77	5,5	0,529	1,109	4,23
			12,0	4,8	5,20	6,0	0,684	1,315	4,60
			9,0	3,6	4,13	4,5	0,376	0,910	4,39
			10,0	4,0	4,58	5,0	0,514	1,122	4,87
75	55	10,0	11,0	4,4	5,03	5,5	0,682	1,356	5,35
			12,0	4,8	5.49	6,0	0,882	1,607	5,82
			14,0	5,6	6,39	7,0	1,391	2,177	6,77
			10,0	4,0	4,53	5,0	0,604	1,333	5,72
	}		11.0	4,4	4,98	5,5	0,802	1,610	6,28
			12,0	4,8	5,42	6,0	1,038	1,915	6,84
90	63	13,5	14,0	5,6	6,32	7,0	1,638	2,592	7,96
			16,0	6,4	7,21	8,0	2,430	3,370	9,07
	İ		18,0	7,2	8.10	9,0	3,439	4,246	10,18
			20,0	8,0	8,98	10,0	4,688	5,220	11,28
			11,0	4,4	4,98	5,5	0,894	1,795	6,99
			12,0	4,8	5,43	6,0	1,157	2,131	7,61
100	70	15,0	14,0	5,6	6,32	7,0	1,828	2,892	8,86
			16,0	6,4	7,22	8,0	2,714	3.759	10,10
			18.0	7.2	8,11	9,0	3,843	4,739	11.34
_			20,0	8.0	9,00	10,0	5,242	5,824	12,57
			16,0	6.4	7,23	8,0	3,280	4,537	12,16
120	84	18,0	0,81	7,2	8,12	9,0	4,650	5,727	13,66
			20,0	8,0	9,02	10,0	6,349	7,039	15,14

Прокат трапециевидный

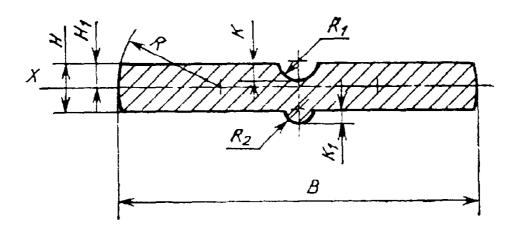


В	B_{I}	B_2	Н	H_1	R_1	R	Спра	авочные велі	ичины
								для оси Х-Х	
			ММ	$I_{_X}$, cm ⁴			I_x , cm ⁴	W_x , см 3	l м про- филя, кг
			6,0	2,79	1,00	50	0,068	0,244	1.86
45	25	10,0	6,5	3,02	1,00	50	0,086	0,285	2.02
			7,0	3,31	1,15	50	0,108	0,326	2,18
			6,0	2.79	1.00	100	0.081	0,290	2,23
			6,5	3,01	1,00	100	0,103	0,342	2,41
55	30	12,5	7.0	3,19	1,15	100	0,129	0,404	2,61
			0,8	3,71	1,35	100	0,193	0,520	3,00
			9,0	4,19	1,50	100	0,277	0,661	3,38
63	35	14.0	12,0	5,00	2,00	100	0,721	1,331	5,06
			6,0	2,68	1,00	100	0,095	0,354	2,63
			7,0	3,25	1,15	100	0,150	0,462	3,06
65	35	15,0	0,8	3,70	1,35	100	0,225	0,608	3,57
			9,0	4,11	1,50	100	0,321	0,781	3.94
			10.0	4,60	1.65	100	0,442	0.961	4,39
			11,0	5,10	1.85	100	0.590	1.157	4,84

Примечания:

- 1. Размеры B_1 и B_2 приведены для построения калибра. 2. Предельные отклонения по размерам B_1 и B_2 должны соответствовать предельным отклонениям по ширине полосы B.

Прокат желобчатый



 R_1 = 5 мм; R от 20 до 40 мм; K_1 = R_2 = 3,75 мм; K = 4,5 мм

В	Н	H_1	Справочные величины				
	l		для ос	си <i>X-X</i>	Macca		
	ММ		$I_{\scriptscriptstyle X}$, cm ⁴	W_{X} , cm ³	1 м про- филя, кг		
63	10	5,41	0,58	0,69	4,84		
03	13	6,92	1,21	1,23	6.32		
	7	3,69*	0,23	0,38	4,09		
76	10	5,20	0,65	0,86	5,88		
	11	5,70	0,86	1,06	6,48		
	13	6,85	1,45	1,46	7,65		
89	10	5,29	0,80	0,94	6,88		
89	13	6.80	1,69	1,70	8,98		
100	13	6.76	1,89	1,89	10.10		
110	13	6,74	2,08	2,07	11.12		
	12	6.22	1.79	1.88	11.20		
120	13	6.72	2,26	2,25	12.14		
	16	8,22	4,16	3,61	15,00		

 $R_1 = 4$ MM; K = 3.5 MM; $R_2 = K_1 = 2.75$ MM

Пружинная проволока из кремне-марганцовой бронзы БрКМц3-1 (по ГОСТ 5222—72). Проволока круглого и квадратного сечения из кремнемарганцовой бронзы предназначена для изготовления упругих элементов.

Проводока должна изготовляться в твердом (неотожженном) состоянии из бронзы марки БрКМц3-1 с химическим составом по ГОСТ 18175-78.

Диаметры круглой проволоки: 0,1; 0,12; 0.15; 0.18; 0,20; 0,25; 0,30; 0,35; 0.40; 0,45; 0,50; 0.55; 0.60; 0.65; 0,70; 0,75; 0,80; 0,85; 0,90: 0,95; 1.0; 1.2; 1.3; 1,4; 1,5; 1.6; 1,7; 1,8; 2.0; 2.2; 2,3; 2,4; 2,5; 2,6; 2,8; 3,0; 3,2; 3.5; 3,8; 4,0; 4,2; 4,5; 4,8; 5,0; 5,5; 6,0; 6,5; 7,0; 7,5; 8,0; 8,5; 9,0; 9,5; 10 мм.

Овальность круглой проволоки не должна превышать половины предельного отклонения по диаметру.

Диаметр квадратной проволоки (за диаметр проволоки квадратного сечения принимается диаметр вписанной окружности, т. е. расстояние между парадлельными гранями проволоки): 0.6; 0,8; 1 0; 1,2; 1,4; 1,6; 2,0; 2,5; 3,0; 3,5 мм.

В условных обозначениях проволоки приняты следующие сокрашения:

способ изготов-холоднодеформированная - Д форма сечения круглая - КР квадратная - КВ точность изготовнормальная - Н повышенная - П твердая - Т состояние мотки, бухты - БТ катушки - КТ

Примечание. Знак "X" ставят в условное обозначение проволоки из бронзы БрКМц3-1 вместо отсутствующих данных, кроме обозначения длины.

Примеры условных обозначений. Проволока холоднодеформированная, круглого сечения, повышенной точности изготовления, твердая, диаметром 2,5 мм, в мотках, из бронзы марки БрКМц3—1:

Проволока ДКРПТ 2,5 БТ БрКМц3-1 ГОСТ 5222—72

Проволока холоднодеформированная, круглого сечения, нормальной точности изготовления, твердая, диаметром 0,15 мм, на катушках из бронзы марки БрКМu3-1:

Проволока ДКРНТ 0,15 КТ БрКМц3—1 ГОСТ 5222—72

Проволока холоднодеформированная, квадратного сечения, нормальной точности изготовления, твердая, диаметром 1,6 мм, в мотках, из бронзы марки БрКМц3-1:

Проволока ДКВНТ 1.6 БТ БрКМц3—1 ГОСТ 5222—72

Механические свойства пружинной проволоки из кремнемарганцевой бронзы БрКМц3-1 даны в табл. 9.

9. Механические свойства проволоки из бронзы БрКМц3-1

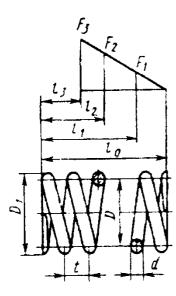
Механические	Диаметр проволоки, мм						
свойства	0,1-1,0	1,1-2,6	2.8-4.2	4,5-8.0	8.5-10.0		
Предел прочности при растя- жении. МПа. не менее	880	880	830	810	760		
Относительное удлинение при расчетной длине образца 100 мм. %, не менее	-	0,5	1,0	1,5	2,0		

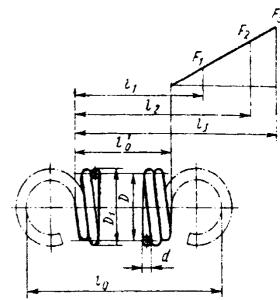
РАСЧЕТ ПРУЖИН

10. Формулы и способы расчета пружин из стали круглого сечения по ГОСТ 13765-86



Пружина растяжения





для трехжильных класса III δ =

 $= 0.15 \div 0.40$

Наименование параметра	Обозначение	Расчетные формулы и значения		
Сила пружины при предварительной деформации, Н	F_{l}			
Сила пружины при рабочей деформа- ции (соответствует наибольшему при- нудительному перемещению подвиж- ного звена в механизме), Н	F_2			
Рабочий ход пружины, мм	h	Принимаются в зависимости от наг-		
Наибольшая скорость перемещения подвижного конца пружины при нагружении или разгрузке, м/с	v _{max}	ру∷ки пружины		
Выносливость пружины, число циклов до разрушения	N_F			
Наружный диаметр пружины, мм	D_1	Предварительно принимаются с учетом конструкции узла. Уточняются по таблицам ГОСТ 13766-86 ÷ ГОСТ 13776—86		
Относительный инерционный зазор пружины сжатия. Для пружин растяжения служит ограничением максимальной деформации	δ	$\delta = 1 - \frac{F_2}{F_3} \ . \eqno(1)$ Для пружин ежатия классов I и II $\delta = 0.05 \div 0.25;$ для пружин растяжения $\delta = 0.05 \div 0.10;$ для одножильных пружин класса III $\delta = 0.10 \div 0.40;$		

Наименование параметра	Обозначение	Расчетные формулы и значения
Сила пружины при максимальной деформации, Н	F_3	$F_3 = \frac{F_2}{1-\delta}$. (2) Уточняется по таблицам ГОСТ 13766-86÷ГОСТ 13776-86
Сила предварительного напряжения (при навивке из холоднотянутой и термообработанной проволоки), Н	F_0	$(0,1\div0,25)$ F_3
Диаметр проволоки, мм	d	
Диаметр трехжильного троса, мм	d_1	Выбирается по таблицам
Жесткость одного витка пружины, Н/мм	c_1	ΓΟCT 13764-86÷ΓΟCT 13776-86
Максимальная деформация одного витка пружины, мм	s_3' (при $F_0 = 0$) s_3'' (при	Выбирается по таблицам ГОСТ 13764-86÷ГОСТ 13776-86 $s_3'' = s_3' \frac{F_3 - F_0}{F_3} \tag{3}$
максимальное касательное напряжение пружины, МПа	τ ₃	Назначается по табл. 2 ГОСТ 13764-86. При проверке $\tau_3 = K \frac{8F_3D}{\pi d^3} \ . \ (4)$ Для трехжильных пружин $\tau_3 = 1,82 \frac{F_3i}{d^2} \ . \ (4a)$
Критическая скорость пружины сжатия, м/с	ν _κ	$v_{\kappa} = \frac{\tau_{3} \left(1 - \frac{F_{2}}{F_{3}} \right)}{\sqrt{2G\rho} \cdot 10^{-3}}.$ (5) Для трехжильных пружин $v_{\kappa} = \frac{\tau_{3} \left(1 - \frac{F_{2}}{F_{3}} \right)}{\sqrt{1,7G\rho} \cdot 10^{-3}}$ (5a)
Модуль сдвига, МПа	G	$v_{\kappa} = \frac{\Gamma_3}{\sqrt{1.7Gp} \cdot 10^{-3}}$ (5a) Для пружинной стали $G = 7.85 \cdot 10^4$

Наименование параметра	Обозначение	Расчетные формулы и значения				
Динамическая (гравитационная) плотность материала, Н · с²/м⁴	ρ	$\rho = \frac{\gamma}{g}$,				
IDIOTROCIB Marephana, 11 0 / m		где g - ускорение свободного падения, м/с ² ; γ - удельный вес, $H/м^3$.				
		Для пружинной стали $\rho = 8 \cdot 10^3$				
Жесткость пружины, Н/мм	с	$c = \frac{F_2 - F_1}{h} = \frac{F_2}{s_2} = \frac{F_3}{s_3} = \frac{Gd^4}{8D^3n}.$				
		(6) Для пружин с предварительным на- пряжением				
		$c = \frac{F_3 - F_0}{s_3} . \tag{6a}$				
		Для трехжильных пружин				
		$c = \frac{F_1}{s_1} = \frac{F_2}{s_2} = \frac{F_3}{s_3} = \frac{3Gd^4}{8D^3n}k (66)$				
Число рабочих витков пружины	n	$n = \frac{c_1}{c} \tag{7}$				
Полное число витков пружины	n_{I}	$n_1 = n + n_2$, (8) где n_2 - число опорных витков				
		$D = D_1 - d = D_2 + d (9)$				
Средний диаметр пружины, мм	D	Для трехжильных пружин				
		$D = D_1 - d_1 = D_2 + d_1 (9a)$				
Индекс пружины	i	$i = \frac{D}{d} . \tag{10}$				
		Для трехжильных пружин				
		$i = \frac{D}{d_1}.$ (10a)				
		Рекомендуется назначать от 4 до 12				
Коэффициент расплющивания троса в трехжильной пружине, учитываю-	Δ	Для трехжильного троса с углом свивки $\beta = 24^{\circ}$ определяется по таблице ГОСТ 13765-86:				
щий увеличение сечения витка вдоль оси пружины после навивки		і 4,0 4,5 5,0 5,5 6,0 7,0 и				
		более				
		Δ 1,029 1,021 1,015 1,010 1,005 1,000				

Наименование параметра	Обозначение	Расчетные формулы и значения
Предварительная деформация пружины, мм	s _i	$s_1 = \frac{F_1}{c} \tag{11}$
Рабочая деформация пружины, мм	s ₂	$s_2 = \frac{F_2}{c} \tag{12}$
Максимальная деформация пружины, мм	s ₃	$s_3 = \frac{F_3}{c} \tag{13}$
Длина пружины при максимальной деформации, мм	<i>l</i> ₃	$l_3 = (n_1 + 1 - n_3)d$, (14) где n_3 - число обработанных витков. Для трехжильных пружин $l_3 = (n+1)d_1\Delta$. (14a)
		Для пружин растяжения с зацепами
		$l_3 = l_0 + s_3 \tag{146}$
Длина пружины в свободном состоя- нии, мм	<i>l</i> ₀	$l_0 = l_3 + s_3 \tag{15}$
Длина пружины растяжения без заце- пов в свободном состоянии, мм	<i>l</i> ' ₀	$l_0' = (n_1 + 1)d$ (15a)
Длина пружины при предварительной деформации, мм	l _i	$l_1 = l_0 - s_1$. (16) Для пружин растяжения $l_1 = l_0 + s_1$ (16a)
Длина пружины при рабочей дефор- мации, мм	<i>l</i> ₂	$l_2 = l_0 - s_2$. (17) Для пружин растяжения $l_2 = l_0 + s_2$ (17a)
Шаг пружины в свободном состоя- нии, мм	t	$t = s_3' + d$. (18) Для трехжильных пружин $t = s_3' + d_1 \Delta$. (18a) Для пружин растяжения $t = d$ (186)
Напряжение в пружине при предварительной деформации, МПа	τ۱	$\tau_1 = \frac{F_1}{F_3} \tau_3 \tag{19}$

Наименование параметра	Обозначение	Расчетные формулы и значения
Напряжение в пружине при рабочей деформации, МПа	τ ₂	$\tau_2 = \frac{F_2}{F_3} \tau_3 \tag{20}$
Коэффициент, учитывающий кривиз- ну витка пружины	k	$k = \frac{4i - 1}{4i + 4} + \frac{0,615}{i} . \tag{21}$
į		Для трехжильных пружин
		$k = \frac{1 + 0.333 \sin^2 2\beta}{\cos \beta}, \qquad (21a)$
		где $\beta = \operatorname{arctg} \frac{0,445i}{i+1}$
Длина развернутой пружины (для пружин растяжения без зацепов), мм	l	$l \approx 3,2Dn_1 \tag{22}$
Масса пружины (для пружин растя- жения без зацепов), кг	т	$m \approx 19,25 \cdot 10^{-6} Dd^2 n_1$ (23)
Объем, занимаемый пружиной (без учета зацепов пружины), мм ³	V	$V = 0.785 D_1^2 l_1 \tag{24}$
Зазор между концом опорного витка и соседним рабочим витком пружины сжатия, мм	λ	Устанавливается в зависимости от формы опорного витка
Внутренний диаметр пружины, мм	D_2	$D_2 = D_1 - 2d (25)$
Временное сопротивление проволоки при растяжении, МПа	R_m	Устанавливается при испытаниях проволоки или по ГОСТ 9389—75 и ГОСТ 1071—81
Максимальная энергия, накапливае- мая пружиной, или работа деформа- ции, мДж	\overline{U}	Для пружин сжатия и растяжения без предварительного напряжения
		$\overline{U} = \frac{F_3 s_3}{2} ; \tag{26}$
		для пружин растяжения с предвари- тельным напряжением
		$\overline{U} = \frac{(F_3 + F_0)s_3}{2} $ (26a)

Методика определения размеров пружин по ГОСТ 13765-86. 1. Исходными величинами для определения размеров пружин являются силы F_1 и F_2 , рабочий ход h, наибольшая скорость перемещения подвижного конца пружины при нагружении или при разгрузке $v_{\rm max}$, выносливость N_F и наружный диаметр пружины D_1 (предварительный).

Если задана только одна сила F_2 , то вместо рабочего хода h для подсчета берут величину рабочей деформации s_2 , соответствующую заданной силе.

- 2. По величине заданной выносливости N_F предварительно определяют принадлежность пружины к соответствующему классу по табл. 1.
- 3. По заданной силе F_2 и крайним значениям инерционного зазора δ вычисляют по формуле (2) значение силы F_3 .
- 4. По значению F_3 , пользуясь табл. 2, предварительно определяют разряд пружины.
- 5. По табл. 11-17 находят строку, в которой наружный диаметр витка пружины наиболее близок к предварительно заданному значению D_1 . В этой же строке находят соответствующие значения силы F_3 и диаметра проволоки d.

- 6. Для пружин из закаливаемых марок сталей максимальное касательное напряжение τ_3 находят по табл. 2, для пружин из холоднотянутой и термообработанной τ_3 вычисляют с учетом значений временного сопротивления R_m . Для холоднотянутой проволоки R_m определяют из ГОСТ 9389-75, для термообработанной из ГОСТ 1071-81.
- 7. По полученным значениям F_3 и τ_3 , а также по заданному значению F_2 по формулам (5) и (5а) вычисляют критическую скорость $\nu_{\rm K}$ и отношение $\nu_{\rm max}$ / $\nu_{\rm K}$, подтверждающее или отрицающее принадлежность пружины к предварительно установленному классу.

При несоблюдении условий $v_{\rm max}$ / $v_{\rm K}$ < 1 пружины I и II классов относят к последующему классу или повторяют расчеты, изменив исходные условия. Если невозможно изменение исходных условий, работоспособность обеспечивается комплектом запасных пружин.

8. По окончательно установленному классу и разряду в соответствующей таблице на параметры витков пружин, помимо ранее найденных величин F_3 , D_1 и d, находят величины c_1 и s_3 , после чего остальные размеры пружины и габариты узла вычисляют по формулам (6)-(25).

Примеры определения размеров пружин и формулы для проверочных расчетов жесткости и напряжений

Пример 1. Пружина сжатия. Дано: $F_1 = 20 \text{ H}$; $F_2 = 80 \text{ H}$; h = 30 мм; $D_1 = 10 \div 12 \text{ мм}$; $v_{\text{max}} = 5 \text{ м/c}$; $N_F \ge 1 \cdot 10^7$.

Пользуясь табл. 1, убеждаемся, что при заданной выносливости пружину следует отнести к классу I.

По формуле (2), пользуясь интервалом значений δ от 0,05 до 0,25 (формула (1)), находим граничные значения силы F_3 , а именно:

$$F_3 = \frac{F_2}{1 - 0.05} \div \frac{F_2}{1 - 0.25} = 84 \div 107 \text{ H}.$$

В интервале от 84 до 107 Н (ГОСТ 13766-86) пружин класса I, разряда I имеются сле-

дующие силы F_3 ; 85; 90; 95; 100 и 106 Н (табл. 11)

Исходя из заданных размеров диаметра и стремления обеспечить наибольшую критическую скорость, останавливаемся на витке со следующими данными (номер позиции 355): $F_3 = 106$ H; d = 1,80 мм; $D_1 = 12$ мм; $c_1 = 97,05$ H/мм; $s_3' = 1,092$ мм.

Учитывая, что для пружин класса I норма напряжений $\tau_3 = 0.3 R_m$ (см. табл. 2), находим, что для найденного диаметра проволоки из углеродистой холоднотянутой стали расчетное напряжение $\tau_3 \approx 0.3 \cdot 2100 = 630 \text{ H/мм}^2$.

Принадлежность к классу I проверяем путем определения отношения $v_{\rm max} / v_{\rm K}$, для чего предварительно определяем критическую скорость по формуле (5) при $\delta = 0,25$:

$$v_{K} = \frac{\tau_{3} \left(1 - \frac{F_{2}}{F_{3}} \right)}{\sqrt{2G\rho} \cdot 10^{-3}} = \frac{630 \cdot 0.25}{35.1} = 4.5 \text{ m/c};$$

$$\frac{v_{\text{max}}}{v_{V}} = \frac{5.0}{4.5} = 1.11 > 1.$$

Полученная величина свидетельствует о наличии соударения витков в данной пружине, и, следовательно, требуемая выносливость может быть не обеспечена. Легко убедиться, что при меньших значениях силы F_3 отношение $v_{\rm max}$ / $v_{\rm k}$ будет еще больше отличаться от единицы и указывать на еще большую интенсивность соударения витков.

Используем пружины класса II. Заданному наружному диаметру и найденным выше силам F_3 соответствует виток со следующими данными по ГОСТ 13770-86 (позиция 303): $F_3 = 95.0$ H; d = 1.4 мм; $D_1 = 11.5$ мм; $c_1 = 36.58$ H/мм; $s_3' = 2.597$ мм (табл. 14).

Учитывая норму напряжений для пружин класса II $au_3=0.5\,R_m$, находим $au_3=0.5\cdot 2300=1150$ Н/мм². По формуле (2) вычисляем $\delta=1-\frac{F_2}{F_3}=1-\frac{80}{95}=0.16$ и нахо-

дим $v_{\rm K}$ и $v_{\rm max}/v_{\rm K}$, с помощью которых определяем принадлежность пружин ко II классу: .

$$v_{\rm K} = \frac{1150 \cdot 0.16}{351} = 5.57 \text{ M/c}$$

И

$$\frac{v_{\text{max}}}{v_{\text{K}}} = \frac{5.0}{5.57} = 0.89 < 1.$$

Полученная величина указывает на отсутствие соударения витков, и, следовательно, выбранная пружина удовлетворяет заданным условиям, но так как пружины класса II относятся к разряду ограниченной выносливости, то следует учитывать комплектацию машины запасными пружинами с учетом опытных данных.

Определение остальных размеров производим по формулам табл. 10.

По формуле (6) находим жесткость пружины

$$c = \frac{F_2 - F_1}{h} = \frac{80 - 20}{30} = 2.0 \text{ H/mm}.$$

Число рабочих витков пружины определя ем по формуле (7):

$$n = \frac{c_1}{c} = \frac{36,58}{2,0} = 18,29 \approx 18,5$$

Уточненная жесткость имеет значение

$$c = \frac{c_1}{n} = \frac{36,58}{18.5} = 1,977 \approx 2.0 \text{ H/MM}.$$

При полутора нерабочих витках полночисло витков находим по формуле (8):

$$n_1 = n + n_2 = 18.5 + 1.5 = 20.$$

По формуле (9) определяем средний диаметр пружины

$$D = 11.5 - 1.40 = 10.1 \text{ MM}.$$

Деформации, длины и шаг пружины вычисляем по формулам [(11)-(18)]:

$$s_1 = \frac{F_1}{c} = \frac{20}{2,0} = 10,0 \text{ mm};$$

$$s_2 = \frac{F_2}{c} = \frac{80}{2,0} = 40,0 \text{ mm};$$

$$s_3 = \frac{F_3}{c} = \frac{95}{2,0} = 47,5 \text{ mm};$$

$$l_3 = (n_1 + 1 - n_3)d =$$

$$= (20 + 1 - 1,5)1,40 = 27,3 \text{ mm};$$

$$l_0 = l_3 + s_3 = 27,3 + 47,5 = 74,8 \text{ mm};$$

$$l_1 = l_0 - s_1 = 74,8 - 10,0 = 64,8 \text{ mm};$$

$$l_2 = l_0 - s_2 = 74,8 - 40,0 = 34,8 \text{ mm},$$

$$t = s_3' + d = 2,6 + 1,40 = 4,0 \text{ mm}.$$

На этом определение размеров пружины и габарита узла (размер l_1) заканчивается.

Следует отметить, что некоторое увеличение выносливости может быть достигнуто при использовании пружины с большей величиной силы F_3 , чем найденная в настоящем примере. С целью выяснения габаритов, занимаемых такой пружиной, проделаем добавочный анализ:

остановимся, например, на витке со слелующими данными по ГОСТ 13770-86 (позиция 313): $F_3 = 106$ H; d = 1,4 мм; $D_1 = 10,5$ мм; $c_1 = 50,01$ H/мм; $s_3' = 2,119$ мм.

Находим $\tau_3 = 1150 \text{ H/мм}^2$ и производим расчет в той же последовательности:

$$\delta = 1 - \frac{F_2}{F_3} = 1 - \frac{80}{106} = 0,245;$$

$$v_K = \frac{1150 \cdot 0,245}{35,1} = 8,05 \text{ m/c},$$

$$\frac{v_{\text{max}}}{v_{\text{max}}} = \frac{5,0}{8.05} = 0,622.$$

Очевидно, что у этой пружины создается большой запас на несоударяемость витков.

Далее в рассмотренном ранее порядке на-ходим

$$n = \frac{50,01}{2,0} = 25,01 \approx 25,0 \ .$$

Уточненная жесткость $c = \frac{50,01}{25,0} \approx 2,0$ H/мм;

$$n_1 = 25,0 + 1,5 = 26,5$$
;
 $D = 10,5 - 1,4 = 9,1$ mm;
 $s_1 = \frac{20}{2,0} = 10$ mm;
 $s_2 = \frac{80}{2,0} = 40$ mm;
 $s_3 = \frac{106}{2,0} = 53$ mm;
 $l_3 = (26,5 + 1 - 1,5)1,4 = 36,4$ mm;
 $l_0 = 36,4 + 53 = 89,4$ mm;
 $l_1 = 89,4 - 10 = 79,4$ mm,
 $l_2 = 89,4 - 40 = 49,4$ mm,

Таким образом, устанавливаем, что применение пружины с более высокой силой F_3 хотя и привело к большему запасу на несоударяемость витков, но оно сопровождается увеличением габарита узла (размер l_1) на 15,3 мм. Можно показать, что если выбрать виток с большим диаметром, например D_1 =

t = 2.1 + 1.4 = 3.5 MM.

= 16 мм (ГОСТ 13770—86, номер позиции 314), то тогда потребуется расширить узел по диаметру, но при этом соответственно уменьшится размер I_1 .

Пример 2. Пружина сжатия. Дано: $F_1 = 100$ H; $F_2 = 250$ H; h = 100 мм; $D_1 = 15 \dots 25$ мм; $\nu_{\rm max} = 10$ м/с·.

Независимо от заданной выносливости на основании формулы (5) можно убедиться, что при значениях δ , меньших 0,25 [формула (1)], все одножильные пружины, нагружаемые со скоростью ν_{max} более 9,4 м/с, относятся к III классу.

По формуле (2) с учетом диапазона значений δ для пружин класса III от 0,1 до 0,4 [формула (1)] находим границы сил F_3 ;

$$F_3 = \frac{F_2}{1 - 0.1} \dots \frac{F_2}{1 - 0.4} =$$

$$= \frac{250}{0.9} \dots \frac{250}{0.6} = 278 \dots 417 \text{ H.}$$

Верхние значения силы F_3 , как видно из табл. 2 ГОСТ 13764—86, не могут быть получены из числа одножильных конструкций, поэтому, учитывая коэффициенты $\delta = 0.15 \div 0.40$ [формула (1)] для трехжильных пружин, устанавливаем новые пределы F_3 , по формуле (2):

$$F_3 = 294 \div 417 \text{ H}.$$

Для указанного интервала в ГОСТ 13774-86 имеются витки со следующими силами $F_{3.:}$ 300; 315; 335; 375 и 400 (табл. 16a).

Исходя из заданных размеров диаметра и наименьших габаритов узла, предварительно останавливаемся на витке со следующими данными (номер позиции 252): $F_3 = 300$ H;

$$d = 1,4$$
 mm; $d_1 = 3,10$; $D_1 = 17$ mm; $c_1 = 50,93$ H/mm; $s_3' = 5,900$ mm.

Согласно ГОСТ 13764—86 для пружин класса III $\tau_3 = 0.6R_m$. Используя ГОСТ 9389-75, определяем напряжение для найденного диаметра проволоки

$$\tau_3 = 0.6 \cdot 2300 = 1380 \text{ M}\Pi a.$$

Принадлежность к классу проверяем путем определения величины отношения $\nu_{\text{max}} / \nu_{\text{K}}$, для чего предварительно находим δ и критическую скорость по формулам (1), (2) и (5a):

$$\delta = 1 - \frac{F_2}{F_3} = 1 - \frac{250}{300} = 0.167:$$

$$v_K = \frac{1380 \cdot 0.167}{32.4} = 7 \text{ M/c},$$

$$\frac{v_{\text{max}}}{v_K} = \frac{10.0}{7.0} = 1.43 > 1.$$

Полученное неравенство свидетельствует о наличии соударения витков и о принадлежности пружины к классу III.

Определение остальных параметров производится по формулам табл. 10.

По формуле (6) находим жесткость

$$c = \frac{F_2 - F_1}{h} = \frac{250 - 100}{100} = 1.5 \text{ H/MM}.$$

Число рабочих витков пружины вычисляют по формуле (7):

$$n = \frac{c_1}{c} = \frac{50.9}{1.5} = 33.9 \approx 34.0$$
.

Уточненная жесткость

$$c = \frac{c_1}{n} = \frac{50.9}{34.0} = 1,49 \approx 1,5$$
 H/MM.

Полное число витков находят по формуле (8):

$$n_1 = n + 1.5 = 34.0 + 1.5 = 35.5$$
.

По формуле (9a) определяют средний диаметр пружины

$$D = D_1 - d_1 = 17 - 3,10 = 13,90$$
 mm.

Деформации, длины и шаг пружины находят по формулам в табл. 10 [формулы (10а), (11)-(18a)]:

$$s_1 = \frac{F_1}{c} = \frac{100}{1,5} = 66,7 \text{ mm};$$

$$s_2 = \frac{F_2}{c} = \frac{250}{1,5} = 166,7 \text{ mm};$$

$$s_3 = \frac{F_3}{c} = \frac{300}{1,5} = 200 \text{ mm};$$

$$i = \frac{D}{d_1} = \frac{13,90}{3,10} = 4,5 :$$

$$l_3 = (n_1 + 1)d_1\Delta =$$

$$= (35,5 + 1)3,10 \cdot 1,021 = 115,5 \text{ mm};$$

$$l_0 = l_3 + s_3 = 115,5 + 200 = 315,5 \text{ mm};$$

$$l_1 = l_0 - s_1 = 315,5 - 66,7 = 248,8 \text{ mm};$$

$$l_2 = l_0 - s_2 = 315,5 - 166,7 = 148,8 \text{ mm};$$

$$t = s_3' + d_1\Delta = 5,9 + 3,10 \cdot 1,021 = 9,19 \text{ mm}.$$

Проанализируем пружины, соответствующие трем ближайшим значениям F_3 , взятым из ГОСТ 13774—86 (пружины класса III, разряда 1) для рассмотренного случая (табл. 16а).

Вычисления, проделанные в аналогичном порядке, показывают, что для трех соседних сил F_3 образуется шесть размеров пружин, удовлетворяющих требованиям по величине наружного диаметра.

Сведения о таких пружинах приведены ниже.

F_3 , H	300		3	15	335		
<i>d</i> , мм	1,4	1,6	1,4	1,6	1,4	1,6	
d_1 , $_{ m MM}$	3,10	3,50	3,10	3,50	3,10	3,50	
D_1 . $_{ m MM}$	17,0	24,0	16,0	22.0	15,0	21,0	
$v_{ m max}/v_{ m K}$	1,43	1,50	1.16	1,21	0,942	0,984	
l_0 , $_{ m MM}$	317,0	273.9	355,1	309.0	405,1	337,0	
$l_{ m l}$, $_{ m MM}$	250,4	207,2	288,4	242,3	338,4	270,3	
l_2 , MM	150,4	107,2	188,4	142,3	238.4	170.3	
n_1	36.0	20,0	44,5	27.0	56,0	31.0	
$V_{\rm c,MM}^3$	57000	93000	58000	92000	60000	93000	

Из этих данных следует, что с возрастанисм F_3 уменьшается отношение $v_{\rm max}/v_{\rm K}$ и. в частности, может быть устранено соударение

витков, но вместе с этим возрастают габариты но размерам l_1 .

С возрастанием диаметров пружив габари-

ты по размерам l_1 уменьшаются, однако существенно возрастают объемы пространств. занимаемые пружинами.

Следует отметить, что если бы для рассматриваемого примера, в соответствии с требованиями распространенных классификаций, была выбрана пружина класса I, то при одинаковом диаметре гнезда ($D_1 \approx 18$ мм) даже самая экономная из них потребовала бы длину гнезда $I_1 = 546$ мм, т. е. в 2,2 раза больше, чем рассмотренная выше. При этом она была бы в 11,5 раза тяжелее и, вследствие малой критической скорости ($v_{\rm K} = 0.7$ м/с), практически неработоспособной при заданной скорости нагружения 10 м/с.

Пример 3. Пружина растяжения. Дано: $F_1=250$ H; $F_2=800$ H; h=100 мм; $D_1=28\div 32$ мм; $N_F\geq 1\cdot 10^5$.

На основании ГОСТ 13764—86 по величине N_F устанавливаем, что пружина относится к классу II (см. табл. 1.) По формуле (2) находим силы F_3 , соответствующие предельной деформации:

$$F_3 = \frac{F_2}{1 - 0.05} \div \frac{F_2}{1 - 0.10} = 842 \div 889 \text{ H}.$$

В интервале сил 842—889 Н в ГОСТ 13770—86 для пружин класса II, разряда 1 (номер пружины 494) имеется виток со следующими параметрами: $F_3=850$ H; $D_1=30$ мм; d=4.5 мм; $c_1=242,2$ H/мм; $s_3'=3,510$ мм (см. табл. 14).

По заданным параметрам с помощью формулы (6) определяем жесткость пружины:

$$c = \frac{F_2 - F_1}{h} = \frac{800 - 250}{100} = 5.5 \text{ H/MM}.$$

Число рабочих витков находим по формуле (7):

$$n = \frac{c_1}{c} = \frac{242.2}{5.5} \approx 44.$$

Деформации и длины пружины вычисляют по формулам[(11)-(17a)]:

$$s_1 = \frac{F_1}{c} = \frac{250}{5.5} = 45.5 \text{ mm};$$

$$s_2 = \frac{F_2}{C} = \frac{800}{5.5} = 145.5 \text{ mm};$$

$$s_3 = \frac{F_3}{C} = \frac{850}{5.5} = 154.5 \text{ MM};$$

$$l'_0 = (n + 1)d = (44 + 1)4.5 = 202.5$$
 mm;

$$l_1 = l_0 + s_1 = 202.5 + 45.5 = 248.0$$
 MM;

$$l_2 = l_0 + s_2 = 202.5 + 145.5 = 348.0 \text{ mm};$$

$$l_3 = l_0 + s_3 = 202.5 + 154.5 = 357.0 \text{ MM}.$$

Размер l_2 с учетом конструкций зацепов определяет длину гнезда для размещения пружины растяжения в узле.

Размер I_3 с учетом конструкций зацепов ограничивает деформацию пружины растяжения при заневоливании.

Трехжильные пружины (уголсвивки 24°).

Жесткость

$$s_1 = \frac{F_1}{s_1} = \frac{F_2}{s_2} = \frac{F_3}{s_3} = \frac{30000 \, d^4 k}{D^3 n} \, \text{H/mm};$$

$$k = \frac{1 + 0.333 \sin^2 2\beta}{\cos \beta};$$

$$\beta = \arctan \frac{0,445 i}{i+1}.$$

$$i=\frac{D}{d_1}.$$

Напряжение
$$\tau_3 = 1.82 \frac{F_3 i}{d^2}$$
 МПа.

Полученные значения жесткости должны совпадать с вычисленными по формуле (6).

Полученные значения напряжений должны совпадать с указанными в ГОСТ 13764—86 для соответствующих разрядов с отклонениями не более ± 10 %.

ПАРАМЕТРЫ ПРУЖИН (табл. 11-18)

11. Пружины сжатия и растяжения 1 класса, разряда 1 (по ГОСТ 13766-86)

Материал: проволока класса 1 по ГОСТ 9389-75 диаметром от 0,2 до 5 мм

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаметр, мм		Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{\mathfrak{l}}$	витка, Н/мм	одного витка s ₃ , мм
78	3,55	0,40	5,2	2,266	1,567
82	3,75	0,40	5,0	2,580	1,454
98	4,75	0,40	4,0	5,386	0,882
117	6,30	0,40	3,0	14,290	0,440
119	6,30	0,50	6,0	3,689	1,708
133	7,50	0,50	5,0	6,730	1,114
139	8,00	0,60	8,0	3,139	2,551
149	9,00	0,60	7,0	4,846	1,859
162	10,6	0,60	6,0	8,074	1,314
176	12,5	0,60	5,0	14,930	0,837
182	13,2	0,80	10,5	4,405	2,997
187	14,0	0,80	10,5	5,160	2,714
194	16,0	0,60	4,0	32,301	0,495
205	18,0	0,80	8,0	10,760	1,673
213	20,0	0,80	7,0	16,850	1,187
219	21,2	1,00	13,0	5,680	3,732
223	22,4	1,00	12,0	7,380	3,041
231	25,0	1,00	11,0	9,810	2,548
236	26,5	1,00	10,5	11,440	2,317
240	20.0	1,00	10,0	13,460	2,081
242	28,0	1,20	16,0	6,272	4,464
247	30,0	1,20	15,0	7,732	3,880
250		1,00	9,0	19,160	1,644
252	31,5	1,20	14,0	9,682	3,253
255		1,00	8,5	23,250	1,441
257	33,5	1,20	13,0	12,380	2,706
260		1,00	8,0	28,600	1,242
262	35,5	1,20	12,0	16,130	2,201
266		1,20	11,5	18,620	2,014
267	37,5	1,40	18,0	8,230	4,557
269		1,00	7,0	45,420	0,881
271	40,0	1,20	11,0	21,570	1,854
272	70,0	1,40	17,0	9,940	4,025
277	42,5	1,40	16,0	12,110	3,511

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаметр, мм		Жесткость Наибольши c_1 одного прогиб	
позипии	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины D_{l}	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ , мм
281		1,20	10,0	29,820	1,509
282	45,0	1,40	15,0	15,000	3,000
286	47,5	1,40	14,0	18,840	2,522
290		1,20	9,0	42,830	1,167
291	50,0	1,40	13,0	24,140	2,071
292		1,60	20,0	20,130	4,845
296	53,0	1,40	12,0	31,660	1,674
300		1,20	8,0	64,630	0,866
301		1,40	11,5	36,580	1,531
302	56,0	1,60	18,0	14,580	3,841
303		1,80	24,0	9,420	5,946
306		1,40	11,0	42,550	1,410
308	60,0	1,80	22,0	12,500	4,802
310		1,20	7,0	104,200	0,605
311	63,0	1,40	10,3	50 ,010	1,260
312	· ·	1,60	16,0	21,530	2,926
315		1,40	10,0	59,250	1,130
316		1,60	15,0	26,720	2,508
317	67,0	1,80	20,0	17,090	3,920
318		2,00	26,0	11,350	5,903
321		1,60	14,0	33,720	2,106
323	71,0	2,00	25,0	12,900	5,504
326		1,60	13,0	43,400	1,728
327	75,0	1,80	18,0	24,220	3,097
328		2,00	24,0	14,740	5,087
330		1,60	12,0	57,160	1,400
332	80,0	2,00	22,0	19,620	4,077
333		2,20	28,0	13,360	5,989

Продолжение табл. 11

Номер	Сила F_3 пружины	Диаметр, мм		Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
334	85,0	1,40	8,0	131,500	0,646
336		1,80	16,0	35,970	2,363
337		2,00	21,0	22,890	3,714
338		2,20	26,0	7,020	4,993
341		1,80	15,0	44,770	2,010
342	90,0	2,00	20,0	26,900	3,345
343		2,20	25,0	19,380	4,643
344		1,40	7,0	214,600	0,442
346	95,0	1,80	14,0	56,650	1,677
348		2,20	24,0	22,150	4,290
349		1,60	10,0	109,100	0,916
351	100.0	2,00	18,0	38,320	2,610
352	100,0	2,20	22,0	29,580	3,381
353		2,50	32,0	14,930	6,697
355	106.0	1,80	12,0	97,050	1,092
358	106,0	2,50	30,0	18,420	5,753
359		1,60	9,0	159,100	0,703
361	112.0	2,00	16,0	57,200	1,958
362	112,0	2,20	20,0	40,710	2,751
363		2,50	28,0	23,110	4,846
366		2,00	15,0	71,450	1,651
368	118,0	2,50	26,0	29,530	3,996
369		2,80	36,0	16,460	7,168
370		1,60	8,0	245,300	0,510
372		2,00	14,0	90,830	1,376
373	125.0	2,20	18,0	58,250	2,146
374	125,0	2,50	25,0	33,640	3,716
375		2,80	34,0	19,860	6,297
376		3,00	40,0	15,680	7,971
377		1,80	10,0	186,200	0,708
380		2,50	24,0	38,550	3,424
381	132,0	2,80	32,0	24,210	5,452
382		3,00	38,0	18,500	7,135

Продолжение табл. 11

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаметр, мм		Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка s ₃ , мм
384		2,00	12,0	157,000	0,892
385		2,20	16,0	87,360	1,603
386	140,0	2,50	22,0	51,680	2,709
387		2,80	30,0	29,960	4,682
388		3,00	36,0	22,090	6,338
391		2,20	15,0	109,400	1,371
393	150,0	2,80	28,0	37,680	3,981
394		3,00	34,0	26,680	5,623
396		2,20	14,0	140,000	1,143
397	160.0	2,50	20,0	71,510	2,238
398	160,0	2,80	26,0	48,280	3,314
399		3,00	32,0	32,520	4,920
403		2,80	25,0	55,110	3,085
404	170,0	3,00	30,0	40,330	4,015
405		3,50	45,0	20,560	8,268
406		2,00	10,0	306,600	0,587
408		2,50	18,0	102,900	1,749
409	180,0	2,80	24,0	63,310	2,843
410		3,00	28,0	50,800	3,543
411		3,50	42,0	25,770	6,984
414		2,80	22,0	85,190	2,230
415	190,0	3,00	26,0	65,240	2,912
416		3,50	40,0	30,230	6,285
418		2,50	16,0	155,800	1,284
420	200,0	3,00	25,0	74,550	2,683
421		3,50	38,0	35,780	5,589
422		2,50	15,0	196,200	1,081
423		2,80	20,0	118,700	1,787
424	212,0	3,00	24,0	85,710	2,473
425		3,50	36,0	42,840	4,949
426		4,00	52,0	22,710	9,335
427		2,50	14,0	251,900	0,889
429	224,0	3,00	22,0	115,900	1,932
430		3,50	34,0	51,830	4,321
431		4,00	50,0	25,800	8,682

Продолжение табл. 11

Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаметр, мм		Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины D_1	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ; мм
	2,80	18,0	171,600	1,375
236,0	3,50	32,0	63,520	3,715
	4,00	48,0	29,480	8,006
	2,50	12,0	446,900	0,560
250.0	3,00	20,0	161,300	1,563
250,0	3,50	30,0	79,030	3,164
	4,00	45,0	36,430	6,861
	2,80	16,0	262,100	1,011
260,0	3,50	28,0	99,960	2,651
	4,00	42,0	45,760	5,791
	3,00	18,0	235,200	1,191
280,0	3,50	26,0	129,100	2,169
	4,00	40,0	53,830	5,202
	2,80	14,0	429,200	0,699
300,0	3,50	25,0	148,200	2,024
	4,00	38,0	63,900	4,694
	3,00	16,0	361,300	0,871
	3,50	24,0	170,400	1,848
315,0	4,00	36,0	76,640	4,110
	5,00	65,0	28,390	11,090
	3,00	15,0	459,400	0,730
335,0	4,00	34,0	93,010	3,601
	5,00	63,0	31,420	10,660
255.0	4,00	32,0	114,400	3,103
333,0	5,00	60,0	36,850	9,635
375.0	4,00	30,0	142,800	2,624
3,5,5	5,00	55,0	49,050	7,645
400,0	4,00	28,0	181,700	2,202
				6,773
425,0				1,802 6,316
	пружины при макси-мальной деформации, Н 236,0 250,0 260,0 300,0 315,0 375,0 400,0 400,0	пружины при макси- мальной деформации, Н 2,80 236,0 3,50 4,00 250,0 3,50 4,00 280,0 3,50 4,00 280,0 3,50 4,00 280,0 3,50 4,00 3,50 4,00 3,50 4,00 3,50 4,00 3,50 4,00 3,50 4,00 3,50 4,00 5,00 355,0 375,0 4,00 5,00 400,0 5,00 400,0 5,00 400,0 5,00	пружины при максимальной пеформации, Н 2,80 236,0 3,50 3,00 3,00 3,50 30,0 4,00 45,0 260,0 3,50 280,0 3,50 280,0 4,00 42,0 3,00 280,0 3,50 28,0 4,00 42,0 3,00 280,0 3,50 28,0 4,00 40,0 280,0 3,50 28,0 4,00 3,50 28,0 4,00 3,50 28,0 4,00 3,50 28,0 4,00 3,50 28,0 4,00 3,50 28,0 4,00 3,50 26,0 4,00 38,0 315,0 315,0 3,50 3,50 24,0 4,00 38,0 315,0 335,0 4,00 30,0 5,00 65,0 375,0 375,0 4,00 30,0 5,00 5,00 60,0 375,0 400,0 375,0 400,0 5,00	пружины при макси- мальной пеформации, Н 2,80 18,0 171,600 236,0 3,50 32,0 63,520 4,00 48,0 29,480 250,0 3,00 20,0 161,300 3,50 30,0 79,030 4,00 45,0 36,430 260,0 3,50 28,0 99,960 4,00 42,0 45,760 280,0 3,50 26,0 129,100 4,00 40,0 53,830 2,80 14,0 429,200 300,0 3,50 25,0 148,200 315,0 30,0 16,0 361,300 315,0 30,0 170,400 4,00 38,0 63,900 315,0 30,0 76,640 5,00 65,0 28,390 335,0 30,0 76,640 5,00 63,0 31,420 355,0 4,00 32,0 114,400 355,0 5,00 63,0 31,420 375,0 4,00 32,0 114,400 375,0 5,00 63,0 31,420 375,0 4,00 30,0 142,800 375,0 5,00 55,0 49,050 400,0 5,00 55,0 49,050 400,0 5,00 55,0 49,050 400,0 5,00 52,0 59,060 425,0 4,00 52,0 59,060 425,0 4,00 50,00 52,0 59,060

Продолжение табл. 11

Номер	Сила F_3 Диаметр, мм пружины		Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб	
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′. мм
485	450.0	4,00	25,0	271,100	1,660
487	450,0	5,00	48,0	77,110	5,836
488		4.00	24,0	313,900	1,513
490	475.0	5,00	45,0	95,800	4,958
491		4,00	22,0	430,700	1,161
493	500,0	5,00	42,0	430,700 121,100	4,130
496	530,0	5.00	40,0	143,000	3,706
497	5(0.0	4,00	20,0	613,100	0,913
499	560.0	5,00	38,0	170,600	3,282
501	0,000	5,00	36,0	205,800	2,915
503	630,0	5,00	34,0	251,400	2.506
505	670.0	5,00	32,0	311,500	2,151
506	710,0		30,0	392,400	1.809
507	750.0		28.0	503,900	1,488
508	800,0	5.00	26,0	662,000	1,208
509	850,0		25,0	766,400	1,109

ГОСТ 13766-86 предусматривает также пружины из проволоки $d=0.2 \div 0.36$, а в пределах приведенной таблицы - другие d и D_1 и соответственно номера пружин, F_3 , c_1 , s_3' .

12. Пружины сжатия и растяжения класса І, разряда 2 (ГОСТ 13767-86)

Материал: проволока класса 2 и 2А по ГОСТ 9389-75 диаметром от 0,4 до 5 мм

Номер	Сила F_3 пружины	Диаме	стр, мм	Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб одного витка s ₃ ,
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	
69	2,80	0,40	5,2	2,266	1,235
74	3,00	0,40	5,0	2,580	1,163
90	3,75	0,40	4,0	5,386	0,696
110	5,00	0,40	3,0	14,290	0,351
112	3,00	0,50	6,0	3,689	1,356
125	6,0	0,50	5,0	6,730	0,892
132	6,3	0,60	8,0	3,139	2,009
142	7,1	0,60	7,0	4,846	1,466
145	7,5	0,50	4,0	14,300	0,524
155	8,5	0,60	6,0	8,074	1,054
169	10,0	0,60	5,0	14,940	0,669
184	11,8	0,80	10,0	5,160	2,286
186	12,5	0,60	4,0	32,310	0,387
201	15,0	0,80	8,0	10,760	1,393
209	17,0	0,80	7,0	16,850	1,009
211	17,0	1,00	13,0	5,680	2,993
215	18,0	1,00	12,0	7,367	2,443
221	20.0	0,80	6,0	28,580	0,699
223	20,0	1,00	11,0	9,810	2,039
232	20.4	1,00	10,0	13,460	1,665
234	22,4	1,20	16,0	6,278	3,571
235	22.6	0,80	5,0	54,240	0,435
239	23,6	1,20	15,0	7,740	3,052
242		1,00	9,00	19,160	1,305
244	25,0	1,20	14,0	9,692	2,582
249	26,5	1,20	13,0	12,380	2,141
252		1,00	8,0	28,600	0,979
254	28,0	1,20	12,0	16,130	1,736
261	31,5	1,00	7,0	45,420	0,693
264		1,40	18,0	8,231	3,827

Продолжение табл. 12

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаметр, мм		Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m i}$	витка, Н/мм	одного витка <i>S</i> ['] ₃ , мм
273	35,5	1,20	10,0	29,820	1,191
274		1,40	16,0	12,110	2,933
276	27.5	1,00	6,0	78,480	0,478
279	37,5	1,40	15,0	15,000	2,501
282	40.0	1,20	9,0	42,830	0,934
283	40,0	1,40	14,0	18,830	2,123
289	42,5	1,60	20,0	10,320	4,118
292	45,0	1,20	8,0	64,630	0,696
293	45,0	1,40	12,0	31,660	1,421
298	47,5	1,60	18,0	14,580	3,258
299		1,80	24,0	9,418	5,044
304	50,0	1,80	22,0	12,500	4,002
308	53,0	1,60	16,0	21,530	2,461
311		1,40	10,0	59,250	0,945
312	56,0	1,60	15,0	26,720	2,096
313		1,80	20,0	17,090	3,277
314		1,20	6,0	183,800	0,327
316	60,0	1,60	14,0	33,720	1,780
318		2,00	26,0	11,350	5,286
321	63,0	1,80	18,0	24,220	2,601
322		2,00	25,0	12,900	4,884
324	67,0	1,60	12,0	57,160	1,172
326	07,0	2,00	24,0	14,740	4,544
327		1,40	8,0	131,500	0,540
329	M 1.0	1,80	16,0	35,960	1,975
330	71,0	2,00	22,0	19,620	3,618
331		2,20	28,0	13,360	5,315
334	75,0	1,80	15,0	44,770	1,675
336		2,20	26,0	17,020	4,406

Продолжение табл. 12

Номер	Сила F_3 пружины	Диаме	тр, мм	Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m I}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ , мм
337		1,40	7,0	214,600	0,373
339	80,0	1,80	14,0	56,650	1,412
340	80,0	2,00	20,0	26,910	2,972
341		2,20	25,0	19,380	4,127
342	85,0	1,60	10,0	109,100	0,779
345	85,0	2,20	24,0	22,150	3,838
347		1,80	12,0	97,050	0,928
348	90,0	2,00	18,0	38,320	2,349
349		2,20	22,0	29,580	3,043
354	95,0	2,50	32,0	14,930	6,363
357		2,00	16,0	57,200	1,748
358	100,0	2,20	20,0	40,720	2,456
359		2,50	30,0	18,420	5,428
360		1,60	8,0	245,300	0,432
362	106,0	2,00	15,0	71,450	1,483
364		2,50	28,0	23,110	4,586
365		1,80	10,0	186,200	0,601
366		2,00	14,0	90,830	1,233
367	112,0	2,20	18,0	58,250	1,922
368		2,50	26,0	29,530	3,793
369		2,80	36,0	16,460	6,804
373		2,50	25,0	33,640	3,508
374	118,0	2,80	34,0	19,860	5,944
375		3,00	40,0	15,680	7,526
377		2,00	12,0	157,000	0,796
378		2,20	16,0	87,360	1,431
379	125,0	2,50	24,0	38,550	3,242
380		2,80	32,0	24,210	5,163
381		3,00	38,0	18,500	6,756
383		2,20	15,0	109,400	1,207
384	132,0	2,50	22,0	51,680	2,555
385	,-	2,80	30,0	29,960	4,406
386		3,00	36,0	22,090	5,976

Продолжение табл. 12

Номер	Сила F_3 пружины	Диаметр, мм		Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	ции при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
388		2,20	14,0	140,000	1,000
390	140,0	2,80	28,0	37,680	3,716
391		3,00	34,0	26,680	5,248
394		2,50	20,0	71,510	2,098
395	150,0	2,80	26,0	48,280	3,107
396		3,00	32,0	32,520	4,613
397		2,00	10,0	306,600	0,522
398		2,20	12,0	243,900	0,656
400	160,0	2,80	25,0	55,110	2,903
401		3,00	30,0	40,330	3,967
402		3, 5 0	45,2	20,560	7,782
404		2,50	18,0	102,900	1,651
405	1,400	2,80	24,0	63,310	2,685
406	170,0	3,00	28,0	50,800	3,346
407		3,50	42,0	25,770	6,596
410		2,80	22,0	85,190	2,113
411	180,0	3,00	26,0	65,240	2,759
412		3,50	40,0	30,230	5,954
413		2,50	16,0	155,800	1,219
415	190,0	3,00	25,0	74,550	2,549
416		3,50	38,0	35,780	5,310
417		2,50	15,0	196,200	1,019
418		2,80	20,0	118,700	1,685
419	200,0	3,00	24,0	85,710	2,334
420		3,50	36,0	42,840	4,669
421		4,00	52,0	22,710	8,806
422		2,50	14,0	251,900	0,841
424	212,0	3,00	22,0	115,900	1,829
425	212,0	3,50	34,0	51,830	4,090
426		4,00	50,0	25,800	8,217
428		2,80	18,0	171,600	1,306
430	224,0	3,50	32,0	63,520	3,526
431	[4,00	48,0	29,480	7,598

Продолжение табл. 12

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	тр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
432		2,50	12,0	446,900	0,528
434		3,00	20,0	161,300	1,463
435	236,0	3,50	30,0	79,030	2,987
436		4,00	45,0	36,430	6,477
437		4,50	60,0	23,550	10,020
438		2,80	16,0	262,100	0,953
440	250,0	3,50	28,0	99,960	2,501
441	250,0	4,00	42,0	44,760	5,463
442		4,50	55,0	31,230	8,004
443		2,80	15,0	332,100	0,804
444		3,00	18,0	235,200	1,127
445	265,0	3,50	26,0	129,100	2,053
446		4,00	40,0	53,830	4,924
447		4,50	52,0	37,530	7,060
448		2,80	14,0	429,200	0,652
450	280,0	3,50	25,0	148,200	1,890
451	200,0	4,00	38,0	63,900	4,381
452		4,50	50,0	42,710	6,556
453		3,00	16,0	361,300	0,831
454		3,50	24,0	170,400	1,760
455	300,0	4,00	36,0	76,640	3,914
456		4,50	48,0	48,820	6,145
457		5,00	65,0	28,390	10,570
458		3,00	15,0	459,400	0,686
459		3,50	22,0	232,300	1,356
460	315,0	4,00	34,0	93,010	3,386
461		4,50	45,0	60,560	5,202
462		5,00	63,0	31,420	10,002
464		4,00	32,0	114,400	2,929
465	335,0	4,50	42,0	76,280	4,391
466		5,00	60,0	36,850	9,092
467		3,50	20,0	327,400	1,085
468	255.0	4,00	30,0	142,900	2,483
469	355,0	4,50	40,0	89,910	3,946
470		5,00	55,0	48,120	7,238

ГОСТ 13767-86 предусматривает также пружины из проволоки $d=0.2\div0.36$, а в пределах приведенной таблицы - другие d и D_1 и соответственно номера пружины, F_3 , c_1 , s_3'

220

13. Пружины сжатия и растяжения класса 1, разряда 3 (по ГОСТ 13768-86)

Материал: проволока по ГОСТ 14963-78 диаметром от 3,0 до 12,0 мм

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диамо	Диаметр, мм		Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины D_1	с ₁ одного витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
1	140,0		40	15,68	8,929
2	150,0		38	18,50	8,107
3	160,0	3,0	36	22,09	7,243
4	170,0		34	26,68	6,372
5	180,0		32	32,52	5,536
6	190,0	3,0	30	40,33	4,711
7		3,5	45	20,56	9,241
8	200,0	3,0	28	50,80	3,937
9	200,0	3,5	42	25,77	7,759
10	212,0	3,0	26	65,24	3,250
11	212,0	3,5	40	30,23	7,012
12	224.0	3,0	25	74,55	3,005
13	224,0	3,5	38	35,78	6,260
14	236,0	3,0	24	85,71	2,753
15	230,0	3,5	36	42,84	5,509
16	250,0	3,0	22	115,90	2,156
17	250,0	3,5	34	51,83	4,823
18		4,0	52	22,71	11,010
20	265,0	3,5	32	63,52	4,171
21	203,0	4,0	50	25,80	10,280
22		3,0	20	161,30	1,736
23	280,0	3,5	30	79,03	3,544
24		4,0	48	29,48	9,498
26	300,0	3,5	28	99,96	3,001
27	300,0	4,0	45	36,43	8,234
28		3,0	18	235,20	1,339
29	315,0	3,5	26	129,10	2,441
30	315,5	4,0	42	45,76	6,883
31		4,5	60	23,55	13,370

Продолжение табл. 13

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка s ₃ , мм
68		4,0	25	271,10	1,954
69	520.0	4,5	36	128,70	4,118
70	530,0	5,0	48	77,11	6,874
71		5,5	63	47,18	11,230
72		4,0	24	313,90	1,784
73	1	4,5	34	156,70	3,574
74	560,0	5,0	45	95,80	5,845
75		5,5	60	55,40	10,110
76		6,0	80	31,37	17,850
77	-	4,0	22	430,70	1,393
78		4,5	32	193,60	3,100
79	600,0	5,0	42	121,10	4,956
80		5,5	55	73,93	8,115
81		6,0	75	38,66	15,520
83		4,5	30	242,20	2,601
84	620.0	5,0	40	143,00	4,405
85	630,0	5,5	52	89,21	7,062
86		6,0	70	48,40	13,020
87		4,0	20	613,10	1,093
88		4,5	28	310,40	2,159
89	670,0	5,0	38	170,60	3,927
90	}	5,5	50	101,70	6,587
91		6,0	65	61,84	10,840
92	710.0	4,5	26	404,80	1,754
93	710,0	5,0	36	205,80	3,450
94	710.0	5,5	48	116,80	6,078
95	710,0	6,0	63	68,60	10,350
96		4,5	25	467,00	1,607
97	750,0	5,0	34	251,40	2,983
98		5,5	45	145,50	5,153
99		6,0	60	80,65	9,299

Продолжение табл. 13

Номер	Сила F_3 пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка s ₃ , мм
100		4,5	24	542,50	1,475
101		5,0	32	311,50	2,569
102	0,008	5,5	42	184,40	4,451
103		6,0	55	107,80	7,421
104		7,0	90	41,12	19,450
105		4,5	22	750,00	1,134
106		5,0	30	392,40	2,166
107	850,0	5,5	40	218,30	3,893
108		6,0	52	130,30	6,521
109		7,0	85	49,62	17,130
110		5,0	28	503,90	1,786
111	000.0	5,5	38	261,30	3,445
112	900,0	6,0	50	149,30	6,027
113		7,0	80	60,47	14,890
114		5,0	26	662,00	1,435
115	050.0	5,5	36	316,10	3,005
116	950,0	6,0	48	171,40	5,543
117		7.0	75	74,83	12,690
118		5,0	25	766,40	1,305
119		5,5	34	387,30	2,582
120	1000,0	6,0	45	214,10	4,670
121		7,0	70	94,10	10,620
122		8,0	105	44,09	22,680
123		5,5	32	482,00	2,199
124	1000.0	6,0	42	272,20	3,894
125	1060,0	7,0	65	120,80	8,772
126		8,0	100	51,60	20,540
127		5,5	30	609,90	1,836
128	1120,0	6,0	40	323,10	3,466
129		7,0	63	134,00	8,360
130		8,0	95	61,02	18,360

Номер	Сила F_3 пружины	Диаметр, мм		Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка s ₃ , мм
164		7,0	38	789,80	2,406
165	1000.0	8,0	55	387,00	4,909
166	1900,0	9,0	80	179,70	10,570
167		10,0	105	114,40	16,620
168		7,0	36	964,80	2,073
169	2000.0	8,0	52	471,70	4,240
170	2000,0	9,0	75	223,90	8,934
171		10,0	100	134,60	14,860
173		8,0	50	542,40	3,908
174	2120,0	9,0	70	283,20	7,485
175		10,0	95	159,70	18,270
177	2240,0	8,0	48	627,80	3,578
178		9,0	65	367,00	6,104
179		10,0	90	191,60	11,690
182		8,0	45	793,20	2,976
184	2360,0	10,0	85	232,50	10,150
187		8,0	42	1022,00	2,445
188	2500,0	9,0	60	485,20	5,153
189		10,0	80	286,00	8,742
192		8,0	40	1226,00	2,161
193	2650,0	9,0	55	661,30	4,007
194		10,0	75	357,30	7,417
197		9,0	52	809,50	3,459
198	2800,0	10,0	70	454,20	6,165
201		9,0	50	933,80	3,213
202	3000,0	10,0	65	589,70	5,088
205	3150,0	9.0	48	1088,00	2,896
209	3350,0	9,0	45	1379,00	2,429
210	1	10,0	60	784,80	4,269

Продолжение табл. 13

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	ины Н/мм	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$		одного витка <i>S</i> ′ ₃ , мм
213	3550,0	10,0	55	1076,00	3,299
216	3750,0	10,0	52	1324,00	2,832
219	4000,0	10,0	50	1532,00	2,611

ГОСТ 13768-86 предусматривает другие d и D_1 и соответственно номера пружин, F_3 , c_1 , s_3^{\prime} .

14. Пружины сжатия н растяжения класса II, разряда 1 (по ГОСТ 13770-86)

Материал: проволока класса 1 по ГОСТ 9389-75 диаметром от 0,2 до 5,0 мм

Номер	Сила F_3 пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины D_1	витка, Н/мм	одного витка s ₃ , мм
81	6,0	0,40	5,2	2,266	2,647
85	6,3	0,40	5,0	2,580	2,441
101	8,0	0,40	4,0	5,386	1,485
119	10,6	0,40	3,0	14,290	0,742
121		0,50	6,0	3,689	2,874
135	12,5	0,50	5,0	6,720	1,857
141	13,2	0,60	8,0	3,139	4,209
151	15,0	0,60	7,0	4,846	3,098
154	16,0	0,50	4,0	14,300	1,118
164	18,0	0,60	6,0	8,074	2,232
176	21,2	0,50	3,0	39,240	0,540
178	21,2	0,60	5,0	14,940	1,419
189	23,6	0,80	10,0	5,160	4,574
196	26,5	0,60	4,0	32,310	0,820
198	26,5	0,80	9,0	7,289	3,636
207	30,0	0,80	8,0	10,760	2,788
215	33,5	0,80	7,0	16,850	1,988

Продолжение табл. 14

	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диам	етр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m i}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ² ₃ ,
217	25.5	0,60	3,0	91,880	0,387
221	35,5	1,00	13,0	5,680	6,250
225	37,5	1,00	12,0	7,367	5,090
227	40,0	0,80	6,0	28,580	1,400
240		0,80	5,0	54,240	0,876
242	47,5	1,00	10,0	13,460	3,529
244		1,20	16,0	6,278	7,573
249	50,0	1,20	15,0	7,740	6,466
254	53,0	1,20	14,0	9,692	5,473
259	56,0	1,20	13,0	12,380	4,524
262	(0.0	1,00	8,0	28,600	2,098
264	60,0	1,20	12,0	16,130	3,719
269	63,0	1,40	18,0	8,231	7,654
271	(7.0	1,00	7,0	45,420	1,475
273	67,0	1,20	11,0	21,570	3,106
279	71,0	1,40	16,0	12,110	5,865
283	-5.0	1,20	10,0	29,820	2,515
284	75,0	1,40	15,0	15,000	5,000
285		1,00	6,0	78,480	1,019
288	80,0	1,40	14,0	18,840	4,248
289		1,60	21,0	8,819	9,071
292		1,20	9,0	42,830	1,985
293	85,0	1,40	13,0	24,140	3,521
294		1,60	20,0	10,320	8,236
298	90,0	1,40	12,0	31,660	2,843
300		1,00	5,0	153,200	0,620
302		1,20	8,0	64,630	1,470
303	95,0	1,40	11,5	36,580	2,597
304		1,60	18,0	14,580	6,517
305		1,80	24,0	9,418	10,090

Продолжение табл. 14

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	тр, мм	Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m I}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ , мм
308	100,0	1,40	11,0	42,550	2,351
310	100,0	1,80	22,0	12,500	8,004
312		1,20	7,0	104,200	1,017
313	106,0	1,40	10,5	50,010	2,119
314		1,60	16,0	21,530	4,923
317		1,40	10,0	59,250	1,890
318	112,0	1,60	15,0	26,720	4,192
319	112,0	1,80	20,0	17,090	6,554
320		2,00	26,0	11,350	9,867
323		1,60	14,0	33,720	3,499
324	118,0	1,80	19,0	20,210	5,839
325		2,00	25,0	12,900	9,147
326		1,20	6,0	183,800	0,681
328	125.0	1,60	13,0	43,400	2,881
329	125,0	1,80	18,0	24,220	5,161
330		2,00	24,0	14,740	8,478
332		1,60	12,0	57,160	2,309
334	132,0	2,00	22,0	19,620	6,728
335		2,20	28,0	13,360	9,882
336		1,40	8,0	131,300	1,065
338	140,0	1,80	16,0	35,960	3,893
340		2,20	26,0	17,020	8,224
343	150,0	1,80	15,0	44,770	3,350
344		2,00	20,0	26,910	5,574
345		2,20	25,0	19,380	7,738
346		1,40	7,0	214,600	0,745
348	160,0	1,80	14,0	56,650	2,824
350		2,20	24,0	22,150	7,224
351		1,60	10,0	109,100	1,559
352		1,80	13,0	73,310	2,319
353	170,0	2,00	18,0	38,320	4,436
354		2,20	22,0	29,580	5,748
355		2,50	32,0	14,930	11,390

Продолжение табл. 14

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диам	Диаметр, мм		Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины <i>D</i> _I	с _і одного витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
357	180,0	1,80	12,0	97,050	1,855
360	100,0	2,50	30,0	18,420	9,771
361		1,60	9,0	159,100	1,194
363	190,0	2,00	16,0	57,200	3,321
364	150,0	2,20	20,0	40,710	4,667
365		2,50	28,0	23,110	8,220
368		2,00	15,0	71,450	2,799
369	200,0	2,20	19,0	48,420	4,131
370	200,0	2,50	26,0	29,530	6,773
371		2,80	36,0	16,480	12,150
372		1,60	8,0	45,300	0,864
374		2,00	14,0	90,830	2,334
375	212,0	2,20	18,0	58,250	3,640
376	1 212,0	2,50	25,0	33,640	6,302
377		2,80	34,0	19,860	10,680
378		3,00	40,0	15,680	13,520
379		1,80	10,0	186,200	1,203
382	224,0	2,50	24,0	38,550	5,810
383	224,0	2,80	32,0	24,210	9,252
384		3,00	38,0	18,500	12,102
386		2,00	12,0	157,000	1,504
387		2,20	16,0	87,360	2,702
388	236,0	2,50	22,0	51,680	4,567
389		2,80	30,0	29,960	7,877
390		3,00	36,0	22,090	10,684
393		2,20	15,0	109,400	2,286
395	250,0	2,80	28,0	37,680	6,635
396		3,00	34,0	26,680	9,371
398		2,20	14,0	140,040	1,892
399	265,0	2,50	20,0	71,510	3,706
400	203,0	2,80	26,0	48,280	5,488
401		3,00	32,0	32,520	8,150

ГОСТ 13770-86 предусматривает также пружины из проволоки $d=0.2\div0.36$, а в пределах приведенной таблицы - другие d и D_1 и соответственно номера пружин, F_3 , c_1 , s_3' .

15. Пружины сжатия н растяжения класса II, разряда 2 (по ГОСТ 13771-86)

Материал: проволока классов 2 и 2A по ГОСТ 9389-75 диаметром от 0,2 до 5,0 мм и по ГОСТ 1071-81 диаметром от 1,25 до 5 мм

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
ПОЗИПИ	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка s_3' , мм
80	5,0	0,40	5,2	2,266	2,206
84	5,3		5,0	2,580	2,054
100	6,7	0,40	4,0	5,386	1,244
118	8,5	0,50	6,0	3,689	2,305
120	9,0	0,40	3,0	14,200	0,630
131	10,0	0,50	5,0	6,730	1,486
138	10,6	0,60	8,0	3,139	3,380
148	11,8	0,60	7,0	4,846	2,438
151	12,5	0,50	4,0	14,300	0,874
162	14,0	0,60	6,0	8,074	1,736
176	17,0	0,60	5,0	14,950	1,138
191	20,0	0,80	10,0	5,160	3,876
193	21,2	0,60	4,0	32,344	0,656
208	25,0	0,80	8,0	10,760	2,323
214		0,60	3,0	91,970	0,305
216	28,0	0,80	7,0	16,850	1,662
218	1	1,00	13,0	5,680	4,930
222	30,0	1,00	12,0	7,367	4,072
228	33,5	0,80	6,0	28,580	1,172
240	27.5	1,00	10,0	13,460	2,786
242	37,5	1,20	16,0	6,278	5,979
243	40.0	0,80	5,0	54,240	0,737
247	40,0	1,20	15,0	7,740	5,173
252	42,5	1,20	14,0	9,692	4,390
257	45,0	1,20	13,0	12,390	3,636
260	47.5	1,00	8,0	28,600	1,662
262	47,5	1,20	12,0	16,150	2,945
263	50,0	0,80	4,0	122,600	0,408
269	52.0	1,00	7,0	45,420	1,167
272	53,0	1,40	18,0	8,231	6,439

Продолжение табл. 15

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диам	етр, мм	Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m i}$	витка, Н/мм	одного витка s ₃ , мм
281	60,0	1,20	10,0	29,850	2,012
282		1,40	16,0	12,110	4,956
284	63,0	1,00	6,0	78,480	0,803
287		1,40	15,0	15,000	4,200
292	67,0	1,40	14,0	18,840	3,558
293		1,60	20,0	10,320	6,492
297	71,0	1,40	13,0	24,140	2,941
299	75,0	1,00	5,0	153,200	0,489
301		1,20	8,0	64,700	1,160
302		1,40	12,0	31,660	2,369
303		1,60	18,0	14,580	5,145
308	80,0	1,80	24,0	9,418	8,494
310	85,0	1,20	7,0	104,300	0,816
311		1,40	11,0	42,550	1,998
312		1,60	16,0	21,530	3,947
313		1,80	22,0	12,500	6,803
315	90,0	1,40	10,5	50,010	1,779
316		1,60	15,0	36,720	3,368
319	95,0	1,40	10,0	59,250	1,603
320		1,60	14,0	33,720	2,818
321		1,80	20,0	17,090	5,560
322	100,0	1,20	6,0	183,900	0,544
326		2,00	26,0	11,350	8,810
328	106,0	1,60	12,0	57,160	1,854
329		1,80	18,0	24,220	4,376
330		2,00	25,0	12,900	8,217
334	112,0	2,00	24,0	14,740	7,596

Продолжение табл. 15

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость с ₁ одного витка, Н/мм	Наибольший прогиб одного витка s ₃ ,
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины $D_{ m l}$		
335		1,40	8,0	131,500	0,897
337	110.0	1,80	16,0	35,960	3,281
338	118,0	2,00	22,0	19,620	6,014
339		2,20	28,0	13,370	8,834
342	125.0	1,80	15,0	44,770	2,792
344	125,0	2,20	26,0	17,040	7,343
345		1,40	7,0	214,600	0,615
346		1,60	10,0	109,100	1,210
347	132,0	1,80	14,0	56,650	2,330
348		2,00	20,0	26,910	4,905
349		2,20	25,0	19,400	6,809
353	140,0	2,20	24,0	22,170	6,321
355	150,0	1,80	12,0	97,930	1,545
356		2,00	18,0	38,320	3,914
357	150,0	2,20	22,0	29,610	5,071
358		2,50	32,0	14,430	10,050
363	160,0	2,50	30,0	18,420	8,685
364		1,60	8,0	245,300	0,693
366	170,0	2,00	16,0	57,200	2,971
367	170,0	2,20	20,0	40,750	3,931
368		2,50	28,0	23,110	7,356
370	180,0	2,00	15,0	71,450	2,520
372	180,0	2,50	26,0	29,530	6,096
373		1,80	10,0	186,200	1,020
374		2,00	14,0	90,830	2,092
375	190,0	2,20	18,0	58,310	3,261
376		2,50	25,0	33,640	5,648
377		2,80	36,0	16,460	11,540
381		2,50	24,0	38,550	5,188
382	200,0	2,80	34,0	19,860	10,070
383		3,00	40,0	15,690	12,760

Продолжение табл. 15

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
385		2,00	12,0	157,000	1,351
386		2,20	16,0	87,450	2,427
387	212,0	2,50	22,0	51,680	4,102
388		2,80	32,0	24,210	8,756
389		3,00	38,0	18,520	11,460
391		2,20	15,0	109,500	2,048
393	224,0	2,80	30,0	29,960	7,476
394		3,00	36,0	22,110	10,140
396		2,20	14,0	140,180	1,686
397	226.0	2,50	20,0	71,510	3,301
398	236,0	2,80	28,0	37,680	6,263
399		3,00	34,0	26,700	8,847
403	250,0	2,80	26,0	48,280	5,177
404	230,0	3,00	32,0	32,550	7,689
405		2,00	10,0	306,600	0,864
406		2,20	12,0	244,200 102,900	1,087
407	265,0	2,50	18,0	55,110	2,575
408	203,0	2,80	25,0	40,370	4,808
409		3,00	30,0	20,580	6,571
410		3,50	45,0		12,890
413		2,80	24,0	63,310	4,422
414	280,0	3,00	28,0	50,850	5,511
415		3,50	42,0	25,800	10,870
417		2,50	16,0	155,800	1,926
418	200.0	2,80	22,0	85,190	3,522
419	300,0	3,00	26,0	65,310	4,598
420	}	3,50	40,0	30,260	9,922
421		2,50	15,0	196,200	1,606
423	315,0	3,00	25,0	74,620	4,226
424		3,50	38,0	35,820	8,804
425	225.0	2,50	14,0	251,900	1,329
426	335,0	2,80	20,0	118,700	2,822

Продолжение табл. 15

Номер	Сила F_3 пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость с ₁ одного витка, Н/мм	Наибольшиі прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$		одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
427		3,00	24,0	85,800	3,908
428	350.0	3,50	36,0	42,880	7,820
429		4,00	52,0	22,710	14,750
432	·	3,00	22,0	116,100	3,061
433	355,0	3,50	34,0	51,890	6,849
434		4,00	50,0	25,800	13,670
435		2,50	12,0	226,900	0,839
436	375,0	2,80	18,0	171,600	2,186
438	3/3,0	3,50	32,0	63,590	5,903
439		4,00	48,0	29,480	12,720
441		3,00	20,0	161,500	2,480
442	400.0	3,50	30,0	79,100	5,062
443	400,0	4,00	45,0	36,430	10,980
444		4,50	60,0	23,550	16,980
445		2,80	16,0	262,100	1,621
447	425.0	3,50	28,0	100,100	4,252
448	425,0	4,00	42,0	45,760	9,290
449		4,50	55,0	31,240	13,610
450		2,80	15,0	332,100	1,355
451		3,00	18,0	235,400	1,913
452	450,0	3,50	26,0	129,200	3,487
453		4,00	40,0	53,830	8,360
454		4,50	52,0	37,530	11,990
455		2,80	14,0	429,200	1,107
457		3,50	25,0	148,300	3,206
458	475,0	4,00	38,0	63,900	7,433
459		4,50	50,0	42,710	11,120
460		5,00	65,0	28,390	16,730
461		3,00	16,0	361,700	1,384
462		3,50	24,0	170,600	2,934
463	500,0	4,00	36,0	76,640	6,524
464		4,50	48,0	48,820	10,240
465		5,00	63,0	31,420	15,910

Продолжение табл. 15

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	стр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб	
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм	
500		4,00	20,0	613,100	1,468	
501	900,0	4,50	26,0	404,800	2,223	
502		5,00	36,0	205,800	4,373	
503		4,50	25,0	467,000	2,035	
504	950,0	5,00	34,0	251,400	3,778	
505		4,50	24,0	542,500	1,843	
506	1000,0	5,00	32,0	311,500	3,211	
507		4,50	22,0	750,000	1,413	
508	1060,0	5,00	30,0	392,400	2,701	
509	1120,0		28,0	503,900	2,222	
510	1180,0	5,00	26,0	662,000	1,783	
511	1250,0		25,0	766,400	1,631	

ГОСТ 13771-86 предусматривает также пружины из проволоки $d=0.2 \div 0.36$, а в пределах приведенной таблицы - другие d и D_1 и соответственно номера пружин, F_3 , c_1 , s_3' .

16. Пружины сжатия и растяжения класса II, разряда 3 (по ГОСТ 13772-86)

Материал: проволока по ГОСТ 14963-78 и проволока по ГОСТ 2771-81 диаметром от 3,0 до 12,0 мм

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	у диаметр, мм		Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб	
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>S</i> ² 3, мм	
1	236,0	3,0	40	15,68	15,050	
2	250,0	3,0	38	18,50	13,510	
3	265,0	3,0	36	22,09	12,000	
4	280,0	3,0	34	26,68	10,500	
5	300,0	3,0	32	32,52	9,227	
6	315,0	3,0	30	40,33	7,811	
7	335,0	3,0	28	50,80	6,594	
8	335,0	3,5	45	20,56	16,300	

Продолжение табл. 16

Uovan	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость	Наибольщий прогиб
Номер позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины <i>D</i> _l	с ₁ одного витка, Н/мм	одного витка s ₃ ', мм
9	255.0	3,0	26	65,24	5,442
10	355,0	3,5	42	25,77	13,780
11	275.0	3,0	25	74,56	5,031
12	375,0	3,5	40	30,23	12,410
13	400.0	3,0	24	85,71	4,667
14	400,0	3,5	38	35,78	11,180
15		3,0	22	115,90	3,665
16	425,0	3,5	36	42,84	9,921
17		4,0	52	22,71	18,720
19	450.0	3,5	34	51,83	8,683
20	450,0	4,0,	50	25,80	17,440
21		3,0	20	161,30	2,945
22	475,0	3,5	32	63,52	7,477
23		4,0	48	29,48	16,120
25	500.0	3,5	30	79,03	6,328
26	500,0	4,0	45	36,43	13,720
27		3,0	18	235,20	2,253
28	530,0	3,5	28	99,96	5,302
29		4,0	42	45,76	11,580
31		3,5	26	129,10	4,339
32	560,0	4,0	40	53,83	10,400
33		4,5	60	23,55	23,770
34		3,0	16	361,30	1,660
35	600.0	3,5	25	148,20	4,049
36	600,0	4,0	38	63,90	9,389
37		4,5	55	31,23	19,200
38		3,0	15	459,40	1,371
39	620.0	3,5	24	170,40	3,697
40	630,0	4,0	36	76,64	8,220
41		4,5	52	37,56	16,790

Продолжение табл. 16

Номер	Сила F_3 пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
42		3,5	22	232,30	2,885
43	670,0	4,0	34	93,01	7,204
44	0,00,0	4,5	50	42,71	15,690
45		5,0	65	28,39	23,600
47		4,0	32	114,40	6,207
48	710,0	4,5	48	48,82	14,540
49		5,0	63	31,42	22,600
50		3,5	20	327,40	2,291
51	750.0	4,0	30	142,90	5,248
52	750,0	4,5	45	60,56	12,390
53		5,0	60	36,85	20,360
55		4,0	28	181,70	4,404
56		4,5	42	76,28	10,490
57	800,0	5,0	55	49,05	16,310
58		5,5	75	26,72	29,950
59		3,5	18	482,40	1,762
60		4,0	26	235,80	3,604
61	850,0	4,5	40	89,91	9,434
62		5,0	52	59,06	14,390
63		5,5	70	33,42	25,440
65		4,0	25	271,10	3,319
66		4,5	38	107,20	8,393
67	900,0	5,0	50	67,29	13,370
68		5,5	65	42,57	21,140
69		4,0	24	313,90	3,026
70		4,5	36	128,70	7,381
71	950,0	5,0	48	77,11	12,300
72		5,5	63	47,18	20,130
73		6,0	80	31,37	30,290
74		4,0	22	430,70	2,322
75		4,5	34	156,70	6,383
76	1000,0	5,0	45	95,80	10,440
77		5,5	60	55,40	18,050
78		6,0	75	38,66	25,870

Продолжение табл. 16

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость с _і одного витка, Н/мм	Наибольши прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$		одного витка <i>S</i> ² ₃ , мм
80		4,5	32	193,60	5,476
81	1060.0	5,0	42	121,10	8,756
82	1060,0	5,5	55	73,93	14,340
83		6,0	70	48,40	21,900
84		4,0	20	613,10	1,827
85		4,5	30	242,20	4,624
86	1120,0	5,0	40	143,00	7,831
87		5,5	52	89,21	12,550
88		6,0	65	61,84	18,110
89		4,5	28	310,40	3,801
90		5,0	38	170,60	6,917
91	1180,0	5,5	50	101,70	11,600
92		6,0	63	68,60	17,200
93		4,5	26	404,80	3,089
94		5,0	36	205,80	6,073
95	1250,0	5,5	48	116,80	10,670
96		6,0	60	80,65	15,500
97		4,5	25	467,00	2,827
98		5,0	34	251,40	5,250
99	1320,0	5,5	45	145,50	9,070
100	ŀ	6,0	55	107,80	12,250
101		7,0	90	41,12	32,100
102		4,5	24	542,50	2,580
103		5,0	32	311,50	4,494
104	1400,0	5,5	42	184,40	7,591
105		6,0	52	130,30	10,750
106		7,0	85	49,62	28,210
107		4,5	22	750,00	2,000
108		5,0	30	392,40	3,823
109	1500,0	5,5	40	218,30	6,869
110		6,0	50	149,30	10,040
111		7,0	80	60,47	24,810
112		5,0	28	503,90	3,175
113		5,5	38	261,30	6,124
114	1600,0	6,0	48	171,40	9,335
115		7.0	75	74,83	21,380

Продолжение табл. 16

Номер позиции	Сила <i>F</i> ₃ пружины при макси- мальной	Диаметр, мм проволоки наружный		Жесткость с ₁ одного витка, Н/мм	Наибольший прогиб одного
	деформации, Н	d	пружины $D_{ m l}$	11/ MM	витка s_3' , мм
116		5,0	26	662,00	2,568
117		5,5	36	316,10	5,378
118	1700,0	6,0	45	214,10	7,939
119]	7,0	70	94,10	18,060
120		8,0	105	44,09	38,560
121		5,0	25	766,40	2,349
122		5,5	34	387,30	4,648
123	1800,0	6,0	42	272,20	6,611
124	, i	7,0	65	120,80	14,900
125	:	8,0	100	51,60	34,880
126		5,5	32	482,00	3,942
127	1000 0	6,0	40	323,10	5,880
128	1900,0	7,0	63	134,00	14,180
129		8,0	95	61,02	31,140
130		5,5	30	610,00	3,279
131	2000 0	6,0	38	388,30	5,151
132	2000,0	7,0	60	158,20	12,640
133		8,0	90	72,88	27,440
134		5,5	28	787,20	2,693
135	2.22	6,0	36	470,40	4,507
136	2120,0	7,0	55	212,50	9,978
137		8,0	85	88,01	24,090
138		9,0	120	47,07	45,040
139	 	6,0	34	578,60	3,871
140		7,0	52	258,10	8,678
141	2240,0	8,0	80	107,60	20,810
142		9,0	[10	62,51	35,830
143	 	6,0	32	722,70	3,265
143		7,0	50	296,40	7,963
144	2360,0	8,0	75	133,30	17,700
145		9,0	105	72,75	32,450
147			30	918,80	2,721
		6,0	48	340,90	7,333
148	2500.0	7,0 8.0	70	168,50	14,830
149 150		8,0 9,0	100	85,44	29,260

ГОСТ 13772-86 предусматривает другие d и D_1 и соответственно номера пружин, F_3 , c_1 , s_3^\prime .

16а. Пружины сжатия III класса, разряда 1 (по ГОСТ 13774-86)

Материал: проволока класса 1 по ГОСТ 9389-75 диаметром 0,3-2,8 мм

Номер позиции	Сила пружины при максимальной деформации F_3 , Н	Диаметр проволоки d_1 , мм	Диаметр троса <i>d</i> ₁ , мм	Наружный диаметр пружины $D_{ m l}$, мм	Жесткость одного витка c_1 , Н/мм	Наибольший прогиб одного витка \$\frac{5}{3}, мм
18		0,30	0,66	3,6	11,330	1,500
19	17,0	0,36	0,79	6,0	4,312	3,943
20	17,0	0,40	88,0	8,5	2,120	8,022
21		0,45	0,99	11,5	1,300	13,030
55		0,40	0,88	5,0	13,070	2,143
56		0,45	0,99	7,0	6,850	4,089
57	28,0	0,50	1,10	10,0	3,250	8,623
58		0,56	1,23	13,0	2,220	12,630
59		0,60	1,32	17,0	1,254	22,330
84		0,45	0,99	5,0	22,540	1,775
85		0,50	1,10	7,0	10,950	3,653
86	40,0	0,56	1,23	9,5	6,330	6,322
87		0,60	1,32	11,5	4,498	8,892
88		0,70	1,60	19,0	1,686	23,730
112		0,56	1,23	6,5	23,870	2,347
113		0,60	1,32	8,5	12,630	4,433
114	56,0	0,70	1,60	13,0	5,900	9,492
115		0,80	1,80	19,0	2,960	18,900
116		0,90	2,00	26,0	1,760	31,890
139		0,70	1,60	9,5	17,410	44,120
140	80,0	0,80	1,80	13,0	10,570	7,572
[4]	00,0	0,90	2,00	19,0	4,900	16,340
142		1,00	2,20	25,0	3,110	25,730
177		0,90	2,00	11,5	27,340	4,572
178		1,00	2,20	16,0	13,810	9,050
179	125,0	1,10	2,40	21,0	8,301	15,060
180		1,20	2,65	26,0	5,978	20,910
181		1,40	3,10	40,0	2,840	44,090
202	_	1,00	2,20	11,5	44,130	3,852
203		1,10	2,40	16,0	20,970	8,106
204	170,0	1,20	2,65	20,0	14,420	11,800
205		1,40	3,10	30.0	7,240	23,490
206		1,60	3,50	42,0	4,250	40,020
231		1,20	2,65	14,0	50,340	4,688
232		1,40	3,10	21,0	24,190	9,755
233	236,0	1,60	3,50	30,0	12,870	18,340
234		1,80	3,95	42,0	7,010	33,640
235		2,00	4,40	55,0	4,570	51,620

Номер позиции	Сила пружины при максимальной деформации F_3 , H	Диаметр проволоки d , мм	Диаметр троса d_1 , мм	Наружный диаметр пружины $D_{ m l}$, мм	Жесткость одного витка c_1 , Н/мм	Наибольший прогиб одного витка s'3, мм
252		1,40	3,10	17,0	50,930	5,890
253		1,60	3,50	24,0	27,520	10,910
254	300,0	1,80	3,95	34,0	14,150	21,200
255		2,00	4,40	45,0	8,790	34,130
256		2,20	4,80	52,0	8,193	36,610
257		1,40	3,10	16,0	63,460	4,963
258		1,60	3,50	22,0	37,190	8,674
259	315,0	1,80	3,95	32,0	17,340	18,170
260	313,0	2,00	4,40	42,0	11,040	28,540
261		2,20	4,80	50,0	9,320	33,800
262	}	2,50	5,50	70,0	6,380	58,380
263		1,40	3,10	15,0	80,460	4,163
264]	1,60	3,50	21,0	43,800	7,648
265	335,0	1,80	3,95	30,0	21,600	15,500
266	333,0	2,00	4,40	40,0	14,940	25,810
267	[2,20	4,80	48,0	10,660	31,420
268		2,50	5,50	65,0	6,850	48,920
269		1,60	3,50	20,0	52,150	6,807
270		1,80	3,95	28,0	27,340	12,990
271	355,0	2,00	4,40	38,0	15,420	23,020
272		2,20	4,80	45,0	13,210	26,880
273]	2,50	5,50	63,0	7,580	46,810
274		1,60	3,50	19,0	62,620	5,989
275		1,80	3,95	26,0	35,310	10,620
276	375,0	2,00	4,40	36,0	18,500	20,270
277	3/3,0	2,20	4,80	42,0	16,620	22,560
278		2,50	5,50	60,0	8,890	42,190
279		2,80	6,10	80,0	5,650	66,360
280	† - · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	1,60	3,50	18,0	76,230	5,247
281	[1,80	3,95	25,0	40,490	9,880
282	400,0	2,00	4,40	34,0	22,460	17,810
283	700,0	2,20	4,80	40.0	19,590	20,420
284		2,50	5,50	55,0	11,830	33,810
285	}	2,80	6,10	75,0	6,960	57,510
286		1,60	3,50	17,0	94,090	4,517
287	425.0	1,80	3,95	24,0	46,700	9,101
288]	2,00	4,40	32,0	27,620	15,380

Номер позиции	Сила пружины при максимальной деформации F_3 , Н	Диаметр проволоки d , мм	Диаметр троса d_1 , мм	Наружный диаметр пружины D_1 , мм	Жесткость одного витка c_1 , Н/мм	Наибольший прогиб одного витка s ₃ , мм
289		2,20	4,80	38,0	23,300	18,230
290	425,0	2,50	5,50	52,0	14,240	29,840
291		2,80	6,10	70,0	8,690	48,900
292		1,80	3,95	22,0	63,630	7,072
293	}	2,00	4,40	30,0	34,480	13,060
294	450,0	2,20	4,80	36,0	28,010	16,060
295		2,50	5,50	50,0	16,230	27,740
296		2,80	6,10	65,0	11,070	40,660
297		1,80	3,95	21,0	75,260	6,311
298		2,00	4,40	28,0	43,770	10,850
299	475,0	2,20	4,80	34,0	34,050	13,950
300		2,50	5,50	48,0	18,610	25,520
301		2,80	6,10	63,0	12,260	38,740
302		1,80	3,95	20,0	89,920	5,561
303		2,00	4,40	26,0	56,820	8,799
304	500,0	2,20	4,80	32,0	41,970	11,910
305		2,50	5,50	45,0	23,130	21,610
306		2,80	6,10	60,0	14,410	34,700
307		2,00	4,40	25,0	65,310	8,114
308	530,0	2,20	4,80	30,0	52,570	10,080
309		2,50	5,50	42,0	29,210	18,140
310		2,80	6,10	55,0	19,250	27,530
311		2,00	4,40	24,0	75,610	7,407
312	560,0	2,20	4,80	28,0	67,020	8,355
313		2,50	5,50	40,0	34,520	16,220
314		2,80	6,10	52,0	23,220	24,120

ГОСТ 13774-86 предусматривает другие d_i d_i и D_i и соответственно номера позиций, F_3 , c_1 , и s_3' .

17. Пружины сжатия класса III, разряда 2 (no FOCT 13775-86)

Материал: проволока по ГОСТ 14963—78 диаметром от 3,0 до 12,0 мм

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	тр, мм	Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ² 3, мм
1	315,0	3,0	40	15,68	20,090
2	335,0	3,0	38	18,50	18,100
3	355,0	3,0	36	22,08	16,070
4	375,0	3,0	34	26,68	14,060
5	400,0	3,0	32	32,52	12,310
6	425,0	3,0	30	40,32	10,540
7		3,0	28	50,80	8,858
8	450,0	3,5	45	20,56	21,890
9		3,0	26	65,24	7,281
10	475,0	3,5	42	25,77	18,430
11		3,0	25	74,55	6,707
12	500,0	3,5	40	30,23	16,540
13		3,0	24	85,71	6,184
14	530,0	3,5	38	35,78	14,820
15		3,0	22	115,90	4,831
16	560,0	3,5	36	42,84	13,070
17	{	4,0	52	22,71	24,660
19		3,5	34	51,83	11,570
20	600,0	4,0	50	25,80	23,250
21		3,0	20	161,30	3,095
22	630,0	3,5	32	63,52	9,916
23		4,0	48	29,40	21,370
25		3,5	30	79,02	8,479
26	670,0	4,0	45	36,43	18,390
27		3,0	18	235,20	3,018
28		3,5	28	99,96	7,103
29	710,0	4,0	42	45,76	15,520
30		4,5	60	23,55_	30,140
32		3,5	26	129,10	5,811
33	750,0	4,0	40	53,83	13,930
34		4,5	55	31,24	24,020

Продолжение табл. 17

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины <i>D</i> _I	витка, Н/мм	одного витка s ₃ , мм
35		3,0	16	361,30	2,214
36		3,5	25	148,20	5,399
37	0,008	4,0	38	63,90	12,520
38		4,5	52	37,53	21,310
39		3,0	15	459,40	1,850
40		3,5	24	170,40	4,983
41	850,0	4,0	36	76,64	11,090
42		4,5	50	42,71	19,900
43		3,5	22	232,30	3,874
44		4,0	34	93,01	9,677
45	900,0	4,5	48	48,82	18,430
46		5,0	65	28,39	31,700
48		4,0	32	114,40	8,306
49	950,0	4,5	45	60,56	15,690
50		5,0	63	31,42	30,230
51		3,5	20	327,40	3,055
52		4,0	30	142,90	6,996
53	1000,0	4,5	42	76,28	13,110
54		5,0	60	36,85	27,140
56		4,0	28	181,70	5,835
57		4.5	40	89,91	11,790
58	1060,0	5,0	55	49,05	21,610
59		5,5	75	26,71	39,680
60		3,5	18	482,40	2,321
61		4,0	26	235,80	4,749
62	1120,0	4,5	38	107,20	10,450
63		5,0	52	59,06	18,960
64		5,5	70	33,42	33,510
66		4,0	25	271,10	4,352
67		4,5	36	128,70	9,168
68	1180,0	5,0	50	67,29	17,530
69		5,5	65	42,57	27,710

CONTRACTOR DESCRIPTION OF A MARKET OF A LOCALITY OF THE CONTRACTOR

Продолжение табл. .

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	етр, мм	Жесткость с ₁ одного	Наибольший прогиб
позипии	при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ′ ₃ ′, мм
70		4,0	24	313,90	3,982
71		4,5	34	156,70	7,979
72	1250,0	5,0	48	77,11	16,210
73		5,5	63	47,18	26,490
74		6,0	80	31,37	39,847
75		4,0	22	430,70	3,065
76		4,5	32	193,60	6,820
77	1320,0	5,0	45	95,80	13,780
78		5,5	60	55,40	23,830
79		6,0	75	38,66	34,140
81		4,5	30	242,20	5,780
82		5,0	42	121,10	11,560
83	1400,0	5,5	55	73,94	18,94
84		6,0	70	48,40	28,920
85		4,0	20	613,10	2,446
86		4,5	28	310,40	4,833
87	1500,0	5,0	40	143,00	10,490
88		5,5	52	89,21	16,820
89		6,0	65	61,84	24,250
90		4,5	26	404,80	3,953
91		5,0	38	170,60	9,379
92	1600,0	5,5	50	101,70	15,720
93		6,0	63	68,60	23,330
94		4,5	25	467,00	3,641
95		5,0	36	205,80	8,260
96	1700,0	5,5	48	116,80	14,550
97		6,0	60	80,65	21,080
98		4,5	24	542,50	3,318
99		5,0	34	251,40	7,159
100	1800,0	5,5	45	145,50	12,370
101		0,8	55	107,80	16,690
102		7,0	60	41,20	43,680

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диам	етр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки <i>d</i>	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ² ₃ ,
103		4,5	22	750,00	2,533
104		5,0	32	311,50	6,100
105	1900,0	5,5	42	184,40	10,310
106		6,0	52	130,30	14,570
107		7,0	85	49,62	38,300
108		5,0	30	392,40	5,097
109	2000.0	5,5	40	218,30	9,160
110	2000,0	6,0	50	149,30	13,390
111		7,0	80	60,47	33,070
112		5,0	28	503,90	4,207
113	2120.0	5,5	38	261,30	8,114
114	2120,0	6,0	48	171,40	12,370
115		7,0	75	74,83	28,330
116		5,0	26	662,00	3,384
117		5,5	36	316,10	7,086
118	2240,0	6,0	45	214,10	10,460
119		7,0	70	94,10	23,810
120		8,0	105	44,09	50,810
121		5,0	25	766,40	3,080
122	2360,0	5,5	34	387,30	6,094
123		6,0	42	272,20	8,668
124		7,0	65	120,80	19,530
125		8,0	100	51,60	45,740
126		5,0	32	481,90	5,187
127	2500 6	6,0	40	323,10	7,737
128	2500,0	7,0	63	133,90	18,660
129		0,8	95	61,02	40,970

Продолжение табл. 1

Номер	Сила <i>F</i> ₃ пружины	Диаме	тр, мм	Жесткость c_1 одного	Наибольший прогиб
позиции	при макси- мальной деформации, Н	проволоки d	наружный пружины $D_{ m l}$	витка, Н/мм	одного витка <i>s</i> ² ₃ , мм
130		5,5	30	609,90	4,345
131	2650.0	6,0	38	388,30	6,824
132	2650,0	7,0	60	158,20	16,750
133		8,0	90	72,88	36,360
134		5,5	28	787,20	3,557
135	2000	6,0	36	470,40	5,952
136	2800,0	7,0	55	212,50	13,184
137		8,0	85	88,02	31,810
138		6,0	34	578,60	5,185
139		7,0	52	258,10	11,620
140	3000,0	8,0	80	107,60	27,880
141		9,0	120	47,07	63,740
142		6,0	32	722,60	4,359
143		7,0	50	296,40	10,630
144	3150,0	8,0	70	133,30	23,630
145		9,0	110	62,51	50,400
146		6,0	30	918,80	3,646
147	3350,0	7,0	48	340,90	9,826
148		8,0	70	168,50	19,880
149		9,0	105	72,75	46,060
150		7,0	45	428,80	8,279
151		8,0	65	215,00	16,360
152	3550,0	9,0	100	85,44	41,550
153		10,0	130	56,77	62,530
154		7,0	42	548,80	6,833
155	}	8,0	63	241,50	15,520
156	3750,0	9.0	95	101,00	37,120
157		10,0	125	64,50	58,130

18. Пружины сжатия для станочных приспособлений (по ГОСТ 13165-67)

Размеры, мм

Направление навивки пружины - правос.

Предсльное отклонение от перпендикулярности опорных поверхностей пружины в свободном состоянии (H_0) к оси пружины не должно превышать 2,0 мм на каждые 100 мм.

Поджатые и прошлифованные участки опорных витков должны составлять не менес 3/4 окружности витка.

Пружины с прошлифованными опорными витками не должны иметь качки при установке пружины на плоскость.

Острые кромки притупить.

Покрытие - Хим. Фос. прм (обозначение покрытия - по ГОСТ 9.306-85). По соглашению сторон цопускается применение других видов защитных покрытий

Обозначение	D,	p	H_0^*	1,	Чи	Число витков	Диаметр	летр	Длина развер-	H*	H*	<i>P</i> ₂ ,	<i>Р</i> ₃ , н (пред.	Macca
пружин	± 0,4			± 0,2	рабо- чих п	пол- нос <i>п</i> 1	по гильзе <i>D</i> г	по стержню <i>D</i> c	нутой прово- локи <i>L</i>			Ξ	откл. ± 10 %)	100 шт., кг
7039-2011		8,0	28	3,2	8,5	0,01		6,14	226	12	8.0	20,8	25,8	0,090
7039-2012			32	(12,0	13,5			384	91	13,5			0,238
2013	c	1,0	20	c'7	19,5	21,0	8,32	9/,5	462	25	21,0	35,7	42,8	0,284
7039-2014	2	0,1	45	,	12,5	14,0		7,68	396	11	14,0	29,4	33,6	0,250
2015	01	1,2	40	5,5	11,0	12,5	10,4	7,29	346	20	15,0	52,9	9'89	0,307
7039-2016	(1	1,2	45	4,5	6,6	11,0	9, 6,	9,21	374	81	13,2	44,1	52,9	0,332
2017	7	1,6	09	3,5	16,5	18,0	12,48	7,99	290	35	28,8	85,3	8,801	0,929

Продолжение табл. 18

Обозначение	D,	p	H_0^*	1,	Число витков	эло ков	Диаметр	четр	Длина развер-	H_2^*	H_3	<i>P</i> ₂ ,	P_3 , H (пред.	Macca
пружин	+ 0,4			± 0,2	рабо- чих <i>п</i>	пол- ное <i>п</i> 1	по гильзе <i>D</i> _г	по стержню $D_{\rm c}$	нутой прово- локи <i>L</i>			I	откл. ± 10 %)	100 шт., кг
7039-2018	14	1.6	51	4.5	11,0	12,5	14,56	11,90	490	32	20,0	58,8	98.1	0,774
7039-2019			20		8,0	9,5			430	22	15,2			0,479
2020	91	91	09	0.9	9,5	0,11	99 91	12.28	200	25	17,6	76.5	05.1	0,790
2021	·	?	70	·	11.5	13,0	20,01	67,71	590	30	20,8	۲,۵/	1,06	0,929
2022			95			17,0			770	40	27,2			1,203
7039-2023	91	2,0	08	0.5	15,5	17,0	99`91	11,52	750	43	34.0	139,2	171,6	1,847
2024	18	2.5	06	· ·	17,5	19,0	18,72	12,48	925	54	47,5	205,9	256,9	3,561
7039-2025			08		0,6	10,5			099	32	21,0			1,630
2026	22	2.0	110	× ×	12,5	14,0	32 28	17 29	880	42	28,0	103.0	3761	2,170
2027	- 	•	138	;	16,0	17,5	7,11	77',1	1100	52	35,0	7,501	۲, ۲۷	2,715
2028			164		19,0	20,5			1290	62	41,0			3,177
7039-2029			56		0,6	10,5			842	38	26,3			3,041
2030	28	2.5	125	10.5	11,5	13,0	20.13	30 66	1042	49	32,5	1510	7 701	4,011
2031	1	<u>;</u>	150	?,	14,0	15,5	77,17	00,22	1242	65	38,8	0,101	104,4	4,781
7039-2032			192		18,0	19,5	:		1562	75	48.8			6,013
* 7.1			ı		h h									

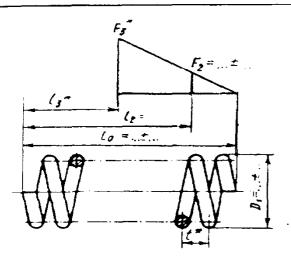
 *H_0 - высота пружины в свободном состоянии; H_2 - высота пружины под осевой нагрузкой P_2 .; H_3 - высота пружины под осевой нагрузкой P_3 .

Пружина 7039-2011 ГОСТ 13165-67 Материал: проволока класса 2 - по ГОСТ 9389-75 или сталь 65Г - по ГОСТ 1050-88. Пример обозначения пружины сжатия размерами D=8 мм, $H_0=28$ мм:

КОНСТРУКЦИЯ ПРУЖИН

Выполнение рабочих чертежей пружин сжатая и растяжения приведено в табл. 19-25.

19. Пружина сжатия из проволоки круглого сечения с неподжатыми н нешлифованными крайними витками



Модуль сдвига G^* ... МПа.

Твердость HRC

Напряжение касательное при кручении (макси-

мальное) τ_3^* ... МПа.

Число рабочих витков п

Направление навивки.

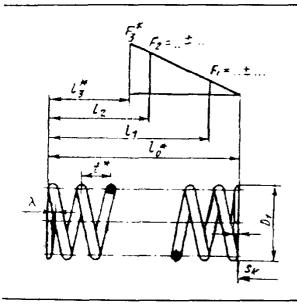
Диаметр контрольного стержня $D_{\rm c}$... мм или диа-

метр контрольной гильзы $D_{
m r}$... мм.

Остальные технические требования по ... (ука-

зывают номер нормативного документа). *Размеры и параметры для справок.

20. Пружина сжатия с поджатыми по 3/4 витка с каждого конца и шлифованными на 3/4 окружности опорными поверхностями



Модуль сдвига G^* ... МПа.

Твердость HRC

Напряжение касательное при кручении (макси-

мальное) т₃ ... МПа.

Число рабочих витков и

Число витков полное n_1

Направление навивки.

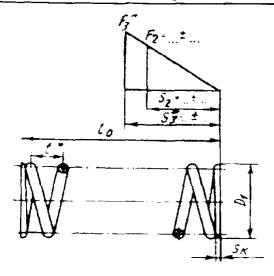
Диаметр контрольного стержня $D_{\rm c}$... мм или диа-

метр контрольной гильзы $\emph{D}_{\!\scriptscriptstyle \Gamma}$... мм.

Остальные технические требования по ... (ука-

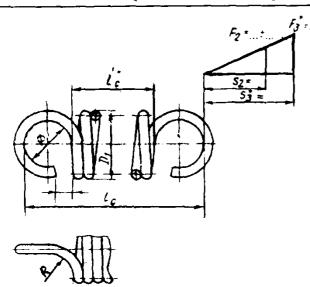
зывают номер нормативного документа). *Размеры и параметры для справок.

21. Пружина сжатия с поджатыми по одному витку с каждого конца и шлифованными на 3/4 окружиости опорными поверхностями



Примечание. Требования под изо. бражением пружины такие же, как в табл. 20

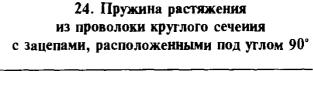
22. Пружины растяжения из проволоки круглого сечения с зацепами, открытыми с одной стороны и расположенными в одной плоскости

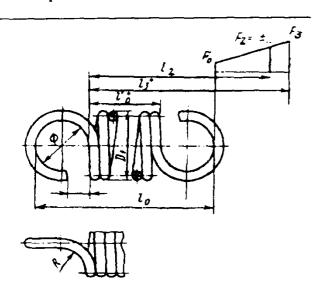


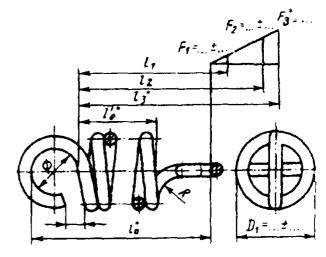
Модуль сдвига G^* ... МПа. Твердость HRC. Напряжение касательное при кручении (максимальное) τ_3^* ... МПа.

Длина развернутой пружины L ... мм. Число рабочих витков n. Направление навивки. Остальные технические требования по (указывают номер нормативного документа). Размеры и параметры для справок.

23. Пружина растяжения с межвитковым давлением из проволоки круглого сечения с зацепами, открытыми с противоположных сторон и расположенными в одной плооскости





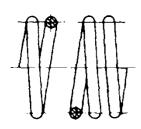


Примечание. Требования под изображением пружины такие же, как в табл. 22.

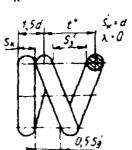
Примечание. Требования под изображением пружины такие же, как в табл. 22.

25. Опорные витки пружины сжатия

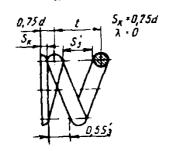
Не поджаты крайние витки



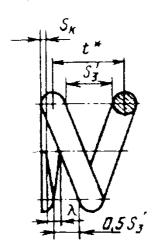
Поджат целый нешлифованный виток; $S_{\kappa} = d$; $\lambda = 0$



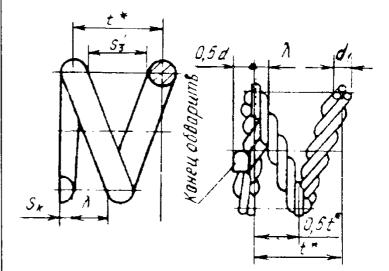
Поджат целый виток; зашлифовано 3/4 дуги окружности; $S_{\kappa} = 0.25d$; $\lambda = 0$



Поджато 3/4 витка, зашлифовано 3/4 дуги окружности; $S_K = 0.25d$; $\lambda = 0.25(t-d)$



Поджато 1/2 витка, зашлифовано 1/2 дуги окружности; $\mathcal{S}_{\rm K}=0.5d$; $\lambda=0.5\left(t-d\right)$



Крайний виток трехжильной пружины сжатия

Длина пружин сжатия

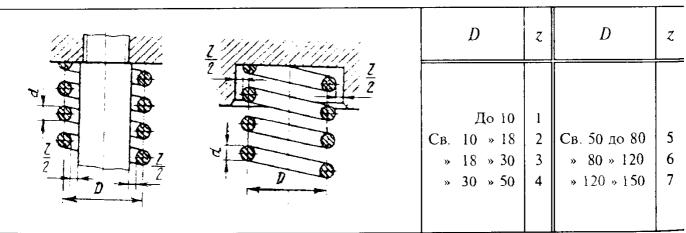
Длину пружин сжатия рекомендуется принимать $l_0 \le (D_1 - d)$.

Можно брать l_0 до 5 (D-d)), но тогда пружины должны работать на направляющем

стержне или в направляющей гильзе. При этом между пружиной и сопрягаемой деталью выдерживают зазор z в зависимости от величины среднего диаметра D пружины (табл. 26).

26. Значение зазора г

Размеры, мм



пружины кручения из круглой проволоки

Пружина кручения и диаграммы силовых испытаний изображены на рис. 1.

На пружину кручения действует пара сил. закручивающая ее в поперечных сечениях.

Пружины применяют в качестве прижимных аккумулирующих и упругих звеньев силовых передач. Примеры применения даны на рис. 2, 3 и 4.

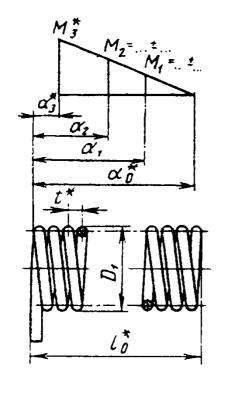
Расчет. Исходные данные: наибольший рабочий крутящий момент M_2 , H_1 мм; наибольший угод закручивания $\alpha \frac{1}{2}$

Находим наибольший рабочий крутящи**й** момент в Н-мм

$$M_2 = \frac{\pi d^3}{32K} [\sigma_{H3}]. \tag{27}$$

Наименьший (установочный) рабочий крутящий момент определяется условиями работы механизма, его значение в Н-мм

$$M_1 = (0.1 \div 0.5) M_2$$
. (27a)



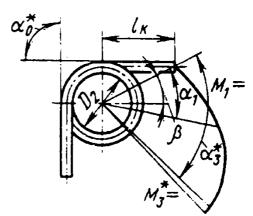
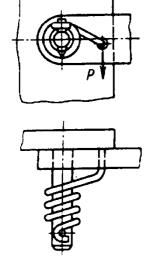
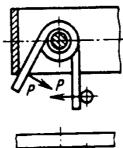


Рис. 1





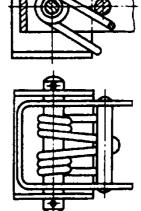


Рис. 2

Рис. 3

Рис. 4

Если установочная нагрузка не предусматривается, то $M_1 = 0$.

Предельно допустимый крутящий момент (для наибольшей испытательной нагрузки) в $H\cdot MM$:

$$M_3 = M_2 \frac{\alpha_3}{\alpha_2}; \qquad (28)$$

$$M_3 = 1,25 M_2$$
 (28a)

Индекс пружины

$$c = \frac{D}{d} \,, \tag{29}$$

здесь D - средний диаметр пружины; рекомендуется принимать $c \ge 5$ (чем меньше d, тем больше следует брать c); в исключительных случаях допустимо c = 4.

Значения индекса пружины с можно принимать в зависимости от диаметра проволоки:

Диаметр проволоки, мм	0,2-0,4 16-8	0,	45-1,0 12-6
Диаметр проволоки, мм	1,1-2,5 10-6	2,8-6 10-4	7-14 8-4

Коэффициент формы сечения и кривизны витка

$$K = \frac{4c - 1}{4c - 4} \,. \tag{30}$$

Диаметр проволоки в мм

$$d = \sqrt[3]{\frac{32M_2K}{\pi[\sigma_{M3}]}}. (31)$$

Напряжение нормальное при изгибе в МПа под нагрузкой M_2

$$\sigma_2 = \frac{32M_2K}{\pi d^3}$$
 (32)

должно быть $\sigma_2 \le [\sigma_{и3}]$.

Предельный угол закручивания в градусах при M_3

$$\alpha_3 = 1,25 \alpha_2. \tag{33}$$

Наибольший рабочий угол закручивания в градусах при M_2

$$\alpha_2 \approx 8 \,\alpha_3$$
 (34)

Наименьший рабочий угол закручивания в градусах при M_1

$$\alpha_1 = \frac{\alpha_2 M_1}{M_2} . \tag{35}$$

Рабочий угол закручивания в градусах от \pmb{M}_1 до \pmb{M}_2

$$\theta = \alpha_2 - \alpha_1 \,. \tag{36}$$

Обычно определяют из условий работы механизма.

Число рабочих витков

$$n = \frac{5450d^3}{(M_2 - M_1)c}; (37)$$

$$n = \frac{1000 K\alpha_2}{1.8c [\sigma_{M3}]}$$
 (37a)

Наименьшее число витков (из условия устойчивости пружины, т. е. постоянства ее оси)

$$n_{\min} = \left(\frac{\alpha_3}{123.1}\right)^4 \tag{38}$$

должно быть $n \ge n_{\min}$

Высота пружины в свободном состоянии в мм

$$l_0 = (n+1)d + n\delta. \tag{39}$$

Зазор между витками в мм

$$\delta = 0.1 \div 0.5 \ . \tag{40}$$

Шаг пружины в мм

$$t = d + \delta. \tag{41}$$

Длина развернутой пружины в мм

$$l \approx 3.2 D_0 n + l_{\Pi D \mu \Pi} \,, \tag{42}$$

 $l_{
m приц}$ - длина проволоки прицепов, мм.

Пример расчета. Дано: наибольший рабочий крутящий момент $M_2 = 11000~{\rm H\cdot mm}$, наибольший рабочий угол закручивания $\alpha_2 = 140^\circ$; пружина класса 1, разряда 3.

Решение. Допускаемое напряжение на изгиб в МПа

$$[\sigma_{\text{M3}}] = 1,25[\tau_3].$$

Из табл. 2 имеем для стали 60C2A. $[\tau_3] = 560 \ M\Pi a$

$$[\sigma_{\text{M3}}] = 1,25 \cdot 560 = 700 \text{ M}\Pi a.$$

Индекс пружины по формуле (29) прини- маем c = 8.

Коэффициент формы сечения и кривизны витков по формуле (30)

$$K = \frac{4c-1}{4c-4} = \frac{4\cdot8-1}{4\cdot8-4} = 1,11$$
.

Диаметр проволоки по формуле (31)

$$d=\sqrt[3]{\frac{32M_2K}{\pi[\sigma_{_{\rm M3}}]}}=$$

$$= \sqrt[3]{\frac{32 \cdot 11000 \cdot 1,11}{3.14 \cdot 700}} = 5,6 \text{ MM},$$

принимаем d = 6 мм.

Диаметр пружины по формуле (29)

$$D = cd = 8 \cdot 6 = 48 \text{ mm}$$
:

$$D_1 = D + d = 48 + 6 = 54$$
;

$$D_2 = D - d = 48 - 6 = 42$$
.

Иногда диаметр пружины приходится принимать по конструктивным соображениям.

Нормальное напряжение при M_2 (т. е. поверочный расчет пружины на прочность) по формуле (32)

$$\sigma_2 = \frac{32M_2K}{\pi d^3} = \frac{32 \cdot 11000 \cdot 1,11}{3,14 \cdot 6^3} \approx 580 \text{ M}\Pi a.$$

Число рабочих витков по формуле (37а)

$$n = \frac{1000 K\alpha_2}{1.8c[\sigma_{M3}]} = \frac{1000 \cdot 1.11 \cdot 140}{1.8 \cdot 8 \cdot 700} = 16.$$

Предельный угол закручивания по формуле (33)

$$\alpha_3 = 1,25\alpha_2 = 1,25 \cdot 140 = 175^\circ$$
.

Наименьшее число витков по формуле (38)

$$n_{\min} = \left(\frac{\alpha_3}{123,1}\right)^4 = \left(\frac{175}{123,1}\right)^4 = 4.1$$

Наименьший рабочий крутящий момент по формуле (27a)

$$M_1 = 0.2 M_2 = 0.2 \cdot 11000 = 2200 \text{ H} \cdot \text{MM}.$$

Наименьший рабочий угол закручивания _в по формуле (35)

$$\alpha_1 = \frac{\alpha_2 M_1}{M_2} = \frac{140 \cdot 2200}{11000} = 28^{\circ}.$$

Зазор между витками по формуле (40)

$$\delta = 0.5 \text{ MM}.$$

Высота пружины по формуле (39)

$$l_0 = (n+1)d + n\delta = (16+1)6 + 16 \cdot 0.5 = 110 \text{ MM}.$$

Предельно допустимый крутящий момент по формуле (28a)

$$M_3 = 1,25 M_2 = 1,25 \cdot 11000 = 13750 \text{ H} \cdot \text{MM}.$$

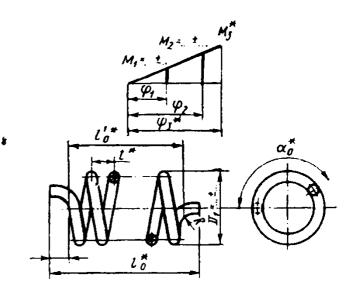
Шаг пружины по формуле (41)

$$t = 6 + 0.5 = 6.5$$
 MM.

Длина развернутой проволоки - по формуле (42).

Примечание. Если конструкция пружины окажется не совсем удачной, расчет следует повторить, исходя из иного, вновь выбранного индекса пружины.

27. Пружина кручения с прямыми концами, расположенными вдоль оси пружины



Модуль упругости E ... МПа.

Твердость HRC ...

Напряжение нормальное при изгибе (мак-

симальное) о из ... МПа

Число рабочих витков и

Направление навивки ... -

Остальные технические требования по ... (указывают номер нормативного документа).

Размеры для справок.

ПЛАСТИНЧАТЫЕ ПРУЖИНЫ ИЗГИБА (рис. 5)

Расчет. Принятые обозначения: F_1 , F_2 , F_3 - деформации пружины, мм, при нагрузке соответственно P_1 , P_2 , P_3 ; L_0 - длина пружины, мм; P_1 и P_2 - рабочие нагрузки, H; P_3 - максимально допустимая нагрузка на пружину, H; σ_{u_3} - допустимое напряжение при изгибе, МПа; E - модуль упругости (для стали 210000 МПа).

Максимально допустимая нагрузка в Н

$$P_3 = \frac{bs^2[\sigma_{\text{M3}}]}{6L_0}$$

Деформация пружины в мм

$$F_3 = 4 \frac{L_0^3 P_3}{h s^3 F} = \frac{2 L_0^2 [\sigma_{\text{M3}}]}{3s E}$$

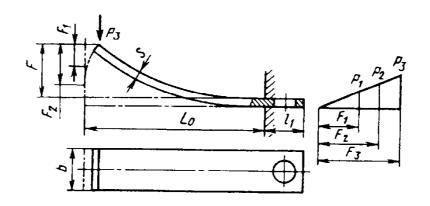


Рис. 5

Пример расчета. Дано: $P_3 = 10$ H; $L_0 = 70$ мм.

Определить размеры сечения пружины и деформацию.

Берем холоднокатаную ленту из стали 65 с допускаемым напряжением при изгибе $[\sigma_{\rm H3}] = 700$ МПа (для пружин из ленты тол-шиной 4 мм и более применяют сталь 65Г с $[\sigma_{\rm H3}] = 700$ МПа); $E \approx 210000$ МПа.

1. Толщину ленты s по конструктивным соображениям и согласно сортаменту на пружинную ленту выбираем равной $0,8\,$ мм, тогда ширина ленты

$$b = \frac{6P_3L_0}{s^2[\sigma_{\text{trail}}]} = \frac{6\cdot 10\cdot 70}{0.8^2\cdot 700} = 9.4 \text{ MM}.$$

Принимаем b = 10 мм.

2. Определяем максимально допусти**мую** деформацию

$$F_3 = \frac{2L_0^2[\sigma_{\text{M3}}]}{3sE} = \frac{2 \cdot 70^2 \cdot 700}{3 \cdot 0.8 \cdot 210000} = 5.84$$

Максимально допустимое напряжение на изгиб для стали принимаем равным 1,25 $[\sigma_{\rm kp}]$, где $[\sigma_{\rm kp}]$ - максимально допускаемое напряжение кручения.

Выполнение рабочих чертежей. Для пластинчатой пружины с контролируемыми силовыми параметрами кроме диаграмм на чертеже приводят схему закрепления пружины и указывают размеры от точки приложения нагрузки до места закрепления (табл. 28).

28. Пример выполиения чертежа пластинчатой пружины изгиба



ПЛОСКИЕ СПИРАЛЬНЫЕ ПРУЖИНЫ

Плоские спиральные пружины применяют в качестве заводных; их обычно заключают в барабан для обеспечения смазки и придания им определенных внешних размеров. В неответственных случаях используют спиральные пружины и без барабанов. Внутренний конец

пружины крепят к заводному валику, наружный - к барабану (рис. 6).

КПД спиральных пружин определяется отношением работы, производимой пружиной при развертывании, к работе, затраченной на се заводку.

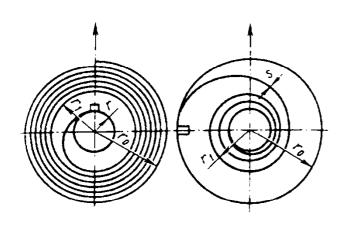


Рис. 6

КПД в зависимости от смазки (%):
Касторовое масло с графитом ... 70,4
Машинное масло 68,6
Чистое касторовое масло 61,2
Без смазки 60,0

Следует избегать толстых пружин, так как они работают неплавно, что ведет к перенапряжению в материале пружины и ее поломке.

Толщину *s* пружины выбирают из условия $s \le \frac{r}{15}$, где r - радиус валика, на который наматывается пружина.

Условие $s \le \frac{r}{15}$ учитывает, что наибольшие напряжения изгиба испытывают первые к валику витки пружины.

При расчете пружин рекомендуется придерживаться также соотношения

$$r=\frac{r_0}{3}\;,$$

где r_0 - внутренний радиус барабана.

Расчет. Принятые обозначения:

 r_0 - внутренний радиус барабана, мм;

r – радиус валика пружины, мм;

 r_{l} - внешний радиус заведенной пружины, равный внутреннему радиусу спущенной, мм;

5 - толщина пружины, мм;

у - рабочее число оборотов барабана;

 n_1 - число витков свободной пружины (вне барабана);

п - число витков спущенной пружины (в барабане);

 n_2 - число витков заведенной пружины (в барабане);

 $n_{\rm p}$ - расчетное число витков пружины;

 \hat{L} - длина развернутой пружины, мм;

b - ширина пружины, мм;

 $M_{\rm max}$ - максимальный момент на валике пружины, ${
m H\cdot mm};$

 M_{\min} - минимальный момент на валике пружины, $H \cdot \text{мм}$;

[σ_{из}] - допускаемое напряжение на изгиб, МПа;

E - модуль упругости, МПа;

η - КПД в зависимости от смазки.

Формулы для расчета плоской спиральной пружины:

$$M_{\text{max}} = \frac{\pi E b s^3 n_{\text{p max}} \eta}{6L};$$

$$\frac{M_{\text{max}}}{r b s} \le [\sigma_{\text{M3}}];$$

$$M_{\text{min}} = \frac{\pi E b s^3 n_{\text{p min}} \eta}{6L} =$$

$$= M_{\text{max}} \frac{n_{\text{p min}}}{n_{\text{p max}}};$$

$$b = \frac{6L M_{\text{min}}}{\pi E s^3 n_{\text{p min}} \eta};$$

$$L = \pi (r_0 + r_1) n + 2\pi r.$$

Для пружины с нормальным соотношением $\frac{r_0}{r}$, т. е. $r = \frac{r_0}{3}$, длина пружины

$$L = \pi r_0 (1,745n + 0,67) .$$

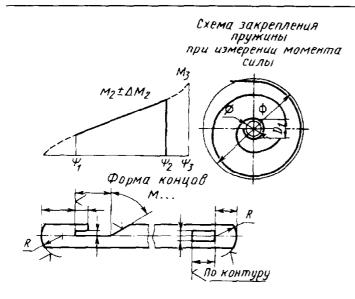
 $n_{\text{p max}} = n_2 - n_1$ для заведенной пружины;

 $n_{\text{p min}} = n - n_1$ для спущенной пружины;

$$n_1 = (0.3 \div 0.372)n_2$$
;

$$n = 0.255 \frac{r_0}{s}$$
; $n_2 = 0.412 \frac{r_0}{s}$;
 $s = 0.157 \frac{r_0}{\psi}$; $s \le \frac{r}{15}$;
 $r_1 = 0.745 r_0$; $r = \frac{1}{3} r_0$.

29. Спиральная плоская пружина из заготовки прямоугольного сечения с креплениями на валу и к барабану



- 1. Модуль упругости ... E МПа.
- 2. Твердость HRC
- Напряжение нормальное при изгибе (максимальное) о_{из} ... МПа.
- 4. Длина развернутой пружины $L \dots {\sf мм}$.
- 5. Число витков пружины в свободном состоянии $n \dots$
- 6. Направление спирали.
- 7. Остальные технические требования по ... (указывают номер нормативного документа).

Величинами r_0 и ψ обычно задаются по конструктивным соображениям.

Рабочее число оборотов барабана при расчете следует увеличивать на 0,5-1,5 для покрытия потерь на трение.

Пример расчета. Заводная пружина должна иметь: $r_0 = 21$ мм, $M_{\min} = 500~{\rm H\cdot MM}$ и $\psi = 7$ оборотов.

Материал: сталь с модулем упругости $E = 2.1 \cdot 10^5 \text{ M}\Pi \text{a}.$

Смазка: касторовое масло с графитом.

1. Берем пружину с нормальным соотношением $\frac{r_0}{r}$:

$$r = \frac{1}{3} r_0 = \frac{21}{3} = 7$$
 MM.

2. Толщина пружины

$$s = 0.157 \frac{r_0}{\Psi}$$
.

Учитывая трение в начале и конце работы, добавляем один оборот, следовательно,

$$w = 7 + 1 = 8$$
.

тогда

$$s = 0.157 \frac{21}{8} = 0.4 \ .$$

Толщина пружины *s* должна быть меньше. чем $\frac{r}{15}$, т. е. $0.4 < \frac{r}{15}$, в противном случае необходимо изменить исходные данные для расчета.

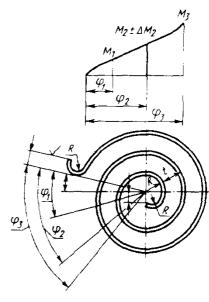
3. Число витков спущенной пружины в барабане

$$n = 0.255 \frac{r_0}{s} = 0.255 \frac{21}{0.4} = 13.4.$$

4. Число витков заведенной пружины в барабане

$$n_2 = 0.412 \frac{r_0}{s} = 0.412 \frac{21}{0.4} = 21.6.$$

30. Спиральная плоская пружина из заготовки прямоугольного сечения с отогнутыми зацепами



Примечание. Требования под изображением пружины такие же, как в табл. 29.

- 5. Число витков пружины в свободном состоянии (вне барабана) $n_1 = (0.3 \div 0.372) n_2$ принимаем $n_1 = (0.3 \cdot 21.6) = 6.5$ витка.
 - 6. Длина пружины

$$L = \pi r_0 (1.745n + 0.67) = 3.14 \times$$

$$\times 21 (1.745 \cdot 13.4 + 0.67) = 1587 \text{ MM}.$$

7. Расчетное число витков

$$n_{\text{p max}} = n_2 - n_1 = 21.6 - 6.5 = 15$$
;
 $n_{\text{p min}} = n - n_1 = 13.4 - 6.5 = 7$.

8. Ширина пружины

$$b = \frac{6M_{\min}L}{\pi n_{\min}E \, s^3 \eta} =$$

$$= \frac{6 \cdot 500 \cdot 1587}{3,14 \cdot 7 \cdot 2,1 \cdot 10^5 \cdot 0.4^3 \cdot 0.704} = 24 \text{ MM}.$$

КПД η принят равным 0,704 в зависимс сти от смазки.

Примеры выполнения рабочих чертеже спиральных плоских пружин приведены табл. 29 и 30.

ТАРЕЛЬЧАТЫЕ ПРУЖИНЫ (по ГОСТ 3057-90)

Тарельчатые пружины из рессорнопружинной стали работают при температуре от минус 60 до плюс 120 °С. Стандарт не распространяется на пружины, предназначенные для работы в агрессивных или иных средах, когда необходимо применять специальные материалы.

Основные параметры и размеры. По виду нагружения тарельчатые пружины подразделяют на классы, указанные в табл. 31.

По исполнению пружины подразделяют на типы: 1 - пружины с наклонными кромками: 2 - пружины с наклонными кромками и опорными плоскостями при толшине пружин более 1 мм; 3 - пружины с параллельными кромками по наружному и внутреннему диаметру; 4 - пружины с параллельными кромками по наружному и внутреннему диаметру и опорными плоскостями при толшине пружин более 1.0 мм.

Пружины типов 3 и 4 изготовляют только по согласованию с изготовителем.

31. Вид нагружения и классы пружин

Класс пружин	Нагружение	Выносливость в μ циклах N , не менее
1	Циклическое и Статическое и пиклическое	2 · 10 ⁶ 10 ⁴

По точности на контролируемые силы или деформации пружины подразделяют на группы:

- 1 пружины с предельными отклонения ми сил или деформаций $\pm 5\%$. Пружины пер вой группы точности изготовляют толщиной более 3 мм;
- 2 пружины с предельными отклонениями сил или деформаций $\pm 10\%$. Пружинь второй группы точности изготовляют толщиной более 1 мм;
- 3 пружины с предельными отклонениями сил или деформаций \pm 20%. Пружины этой группы изготовляют любой толщины.

Основные параметры и размеры пружин приведены в табл. 32, 33.

Критерий отказа пружины - разрушение. Критерий предельного состояния - возникновение остаточной деформации более 10%.

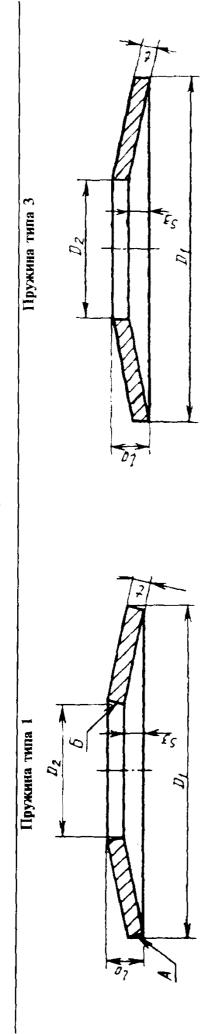
Пример обозначения тарельчатой пружины класса 1, типа 1, второй группы точности с размерами D=50 мм, $D_1=20$ мм, s=1.8 мм $f_3=1.4$ мм с покрытием Хим. Окс. прм. по ГОСТ 9.306-85.

Пружина тарельчатая 1-1-2-50 × 20 × 1,8 × 1,4 Хим. Окс. прм.

ГОСТ 3057-90

32. Основные параметры и размеры тарельчатых пружин типов 1 и 3

Размеры, мм



А и Б - поверхности по наружному и вңутреннему диаметрам

еформации Масса,	0,6 s ₃ 0.8 s ₃	569 691 0,0021	549 712 0,0005	603 741 0,0017	778 851 0,0051	630 816 0,0009	777 944 0,0015	700 856 0,0028	812 993 0.0024	955 1040 0.0073	0000 1001 00030
Сила F . Н при деформации	0,4 s3	421	379	441 (635	435 (576	515	3 265	783 6	3 757
Сила	0,2 s ₃	236	197	244	387	227	322	287	332	479	147
3	- 3	8.0	0,4	8,0	1.3	0,4	8.0	8,0	8.0	1,3	ж С
Высота	пружины I ₀	1,45	1.00	1,40	2,05	1,15	1,45	1,60	1,60	2,30	1.80
Макси- мальная	деформа- ция S ₃	0,65	0,30	09'0	1,15	0,35	0,65	0,70	0,70	1,30	0.80
Толщина	пружины t	0,80	0,70	08'0	06'0	08'0	08.0	06.0	06'0	1.00	1 00
Внутрен- ний	диаметр пружины D_2	9,00	6,30	12.50	18,30	6,00	10,00	10,50	14,00	20,40	00 61
Наруж- ный	диаметр пружины D_1	22,4	12,5	22,4	35,5	16,0	20.0	25,0	25,0	40.0	28.0
Сила	F_3 , H	800		006			1000			1120	1250
Номер	пружины	037	038	039	040	041	042	043	044	045	046

Продолжение табл. 32

ૡૼ		9	32	54		0;	00	13	[]	92	52	02	38	85	17	42	69	20	t s	22		5
Macca,	7	0,0016	0,0032	0,0054	0,0012	0,0020	0,0030	0,0143	0,0017	0,0026	0,0052	0,0020	0,0038	0,0085	0,0117	0,0042	6900'0	0,0250	0,0045	0,0157	0,0173	0,0215
мации	0,8 53	1123	1145	1246	1245	1290	1324	1586	1462	1565	1571	1630	1650	1695	1939	1728	2130	2392	2375	2489	2385	2685
и дефор	0,6 53	916	923	1057	947	1005	1051	1450	1139	1285	1285	1250	1286	1374	1773	1326	1739	2214	1825	2103	2044	2470
Сила F , H , при деформации	0,4 53	672	899	807	643	101	749	1184	795	950	947	098	268	1000	1447	606	1277	1827	1253	1598	1575	2022
Сила	0,2 53	373	366	464	328	370	404	722	419	531	527	446	473	552	883	470	602	1124	648	917	915	1237
ı	<u> </u>	8,0	0,7	1,0	6,3	0,5	9,0	1,3	6,5	8,0	8,0	6,4	0,5	2,0	1,3	0,4	8'0	1,3	6,4	6,0	1,0	1,3
Высота	пружины <i>l</i> ₀	1,50	1,70	2,05	1,30	1,50	1,70	2,85	1,50	1,80	2,05	1,55	1,80	2,25	2,85	1,80	2,30	3,50	1,95	2,90	3,00	3,45
Макси- мальная	деформа- иия s_3	0,65	0,70	1,00	0,30	0,50	9,0	1,60	0,50	0,80	06'0	0,45	09'0	0,95	1,60	0,50	1,00	2,00	0,55	1,40	1,50	1,95
Толщина	пружины t	0,85	1,00	1,05	1,00	1,00	1,05	1,25	1,00	1,00	1,15	1,10	1,20	1,30	1,25	1,30	1,30	1,50	1,40	1,50	1,50	1,50
Внутрен- ний	диаметр пружины D_2	10,0	10,0	12,5	8,0	0,6	12,5	25,4	11,2	14,0	16,0	10,2	10,0	14,0	22,4	10,0	20,0	30,0	10,0	18,0	25,0	28,5
Наруж- ный	диаметр пружины $D_{ m l}$	20,0	25,0	31,5	16,0	20,0	25,0	50,0	20,0	25,0	31,5	20,0	25,0	35,5	45,0	25,0	35,5	0,09	25,0	45,0	50,0	56,0
Сила	F_3 , H		1400			,	1600			1800				2000		2240		2500		1	2800	
Номер	пружины	047	048	049	020	051	052	053	054	055	950	057	850	650	090	061	062	063	064	90	990	290

Продолжение табл. 32

								_												
Macca,	ΚΓ	0,0051	0,0092	0,0111	0.0141	0.0037	0,0059	0,0111	0,0105	0,0129	0,0059	0,0091	0,0099	0,0138	0,0233	0,0042	0,0208	0,0334	0,0082	0,0190
лации	$0.8 \ s_3$	2653	2856	2730	2820	2795	3043	3060	2980	3160	3273	3330	3596	3490	3383	3760	3830	4340	4115	4300
и деформ	0,6.83	2067	2287	2230	2400	2145	2360	2342	2400	2710	2550	2565	2874	2910	2767	2867	3150	3990	3150	3560
Сила F_{\cdot} H, при деформации	0,4 s3	1442	1645	1635	1835	1470	1640	1600	1740	2087	1780	1765	2063	2190	2035	1947	2332	3280	2150	2650
Сила	0,2 s3	160	895	910	1060	762	858	824	955	1213	937	916	1120	1239	1132	966	1304	2007	1110	1490
C	<u> </u>	0,5	0,7	8.0	1,0	0,4	6.5	0,4	0,7	1,0	0.5	0,4	0,7	6.0	0,8	6,3	8.0	1,3	0,4	0,8
Высота	пружины l_0	2,10	2,50	2,65	2,95	1.95	2,20	2,45	2,90	3,0	2,25	2,40	2,65	3,00	3,20	2.10	3,25	4,15	2,45	3,30
Макси- мальная	деформа- пия §3	0.70	1.00	1.15	1,45	0.55	0,70	0,65	1,20	1.50	0,75	0.70	1,05	1,40	1,40	0.50	1,45	2,35	0,65	1,50
Толидина	пружины <i>t</i>	1.40	1,50	1,50	1,50	1,40	1,50	1.80	1,70	1,50	1,5	1,7	1,6	1.6	1,8	9,1	1.8	1,8	1.8	1,8
Внутрсн- ний	диаметр пружины D_2	14,0	15,0	20,0	22,4	14.0	12,0	16,0	18,0	25,0	12,0	11.0	16.0	25,0	20,0	14,0	25.0	31,0	16.0	28,0
Наруж- пай	диаметр пружины $D_{ m l}$	28.0	35.0	40,0	45,0	25.0	28.0	35.5	45.0	45.0	28,0	31,5	35,5	45,0	50,0	25.0	50,0	63,0	31,5	50,0
Citita	F_3 . II		3150					3550					4000				4500		2000	
Помер	пружины	890	690	070	071	072	073	074	075	076	077	078	070	080	081	082	083	084	985	080

Примечания: 1. ГОСТ 3057-90 предусматривает также пружины типов 1 и 3 силой F_3 от 132 до 800 Н (номера пружин 001-036) и от 5600 до 710000 И (номера пружин 087-274).

2 Характеристика "сила-деформация" линейна при отношении $s_3 \ / \ t < 0.6$, нелинейна при $s_3 \ / \ t \ge 0.6$.

3 Помер пружины является составной частью кода ОКП для конкретного типоразмера.

33. Основные параметры н размеры тарельчатых пружин типов 2 и 4

		Thyww.			1							
		пружина типа 2	7 e					Пружина типа	типа 4			
 			TES .	(2)2		07		n'a	10 F2		(1)7	
	Сила <i>F</i> 3, H	Наруж- ный диаметр пружины D,	Внутрен- ний диаметр	Толщина пружины 1	Макси- мальная деформа-	Высота	\$33	Сила	F, H, np	Сила F, H, при деформации	апии	Macca, KT
	1200	- 000	7 - 7 - 7 - 7		56 833	~ ii		0,2 33	0,4 33	0,0 33	0,8 53	
	1700	28.0	20.4	1,00	1,30	2.30	1,3	530	867	1057	1151	0,0073
	1400	25.0	12.0	1,00 1,00	0,80	1,80	0,8	393	704	952	1159	0,0039
	1600	31,5	12,5	1,05	1,00	2,05	1,0	512	688	1165	1373	0.0054
		16,0	0,0	1.00	0,30	1,30	0,3	382	748	1103	1450	0,0012
	1800	25,0	9,0	1,00	0,50	1.50	0,5	410	778	1114	1430	0,0020
		50,0	25,4	1,25	1,60	2,85	1,3	781	1280	1568	1715	0,0030
	0000	20,0	11,2	1,00	0,50	1,50	0,5	483	917	1313	1686	0,0017
	0007	25,0	14,0	1,00	0,80	1,80	8,0	593	1062	1437	1750	0,0026
		20.00	10.0	1,13	0,90	2,05	0,8	109	1079	1466	1791	0,0052
		25.0	7,01	1,10	0,45	1,55	0,4	503	970	1410	1830	0,0000
	2240	35.5	10,0	1,20	0,00	1,80	2,0	508	964	1381	1773	0,0038
		45,0	22,4	1.25	1,60	2,23	7,7	009	1089	1494	1844	0,0085
	2360	25,0	10,0	1,30	0,50	1,80	0.4	504	926	1424	1856	0.0042
	2800	35,5	20,0	1,30	1,00	2,30	8,0	811	1460	1988	┼	0,0069
		0.00	0.00	1,30	2,00	3,50	1,3	1230	1999	2424	-	0,0250

Продолжение табл. 33

			-			_																			
	Macca,	KI.	0,0045	0,0157	0,0173	0,0215	0,0051	0,0092	0,0111	0,0141	0,0037	0,0059	0,0111	0,0105	0,0129	0,0059	0,0091	0,0099	0,0138	0,0233	0,0042	0,0208	0,0334	0,0082	0,0190
	4ации	0,8 53	2552	2657	2580	2959	2879	3138	3007	3072	3122	3262	3376	3180	3495	3509	3629	3967	3860	3590	4209	4148	4718	4692	4710
-	и деформ	0,6 53	1960	2244	2212	2718	2243	2512	2454	2613	2399	2530	2584	2565	2996	2734	2794	3170	3219	2935	3205	3411	4340	3591	3895
	Сила F , H , при деформации	0,4 53	1345	1706	1705	2228	1565	1807	1801	2000	1646	1756	1766	1860	2309	1908	1923	2276	2417	2159	2178	2523	3561	2454	2899
	Сила и	0,2 s3	969	676	166	1363	825	983	1000	1155	852	616	606	1020	1342	1005	866	1235	1371	1201	1113	1412	2181	1263	1631
	٥	4	0,4	6,0	1,0	1,3	5,0	0,7	8,0	1,0	0,4	0,5	0,4	0,7	1,0	6,5	0,4	0,7	6,0	0,8	0,3	8,0	1,3	6,4	0,8
	Высота	пружины <i>l</i> 0	1,95	2,90	3,0	3,45	2,10	2,50	2,65	2,95	1,95	2,20	2,45	2,90	3,00	2,25	2,40	2,65	3,00	3,20	2,10	3,25	4,15	2,45	3,30
	Макси- мальная	деформа- ция s_3	0,55	1,40	1,50	1,95	0,70	1,00	1,15	1,45	0,55	0,70	0,65	1,20	1,50	0,75	0,70	1,05	1,40	1,40	0,50	1,45	2,35	0,65	1,50
	Толщина	пружины f	1,40	1,50	1,50	1,50	1,40	1,50	1,50	1,50	1,40	1,50	1,80	1,70	1,50	1,5	1,7	9,1	1,6	8,1	1,6	8,1	8,1	8,1	8,1
	Внутрен- ний	диаметр пружины D_2	0,01	18,0	25,0	28,5	14,0	15,0	20,0	22,4	14,0	12,0	16,0	18,0	25.0	12,0	0,11	16,0	25,0	20,0	14,0	25,0	31,0	16,0	28,0
	Наруж- ный	диаметр пружины $D_{ m l}$	25,0	45,0	50,0	56,0	28,0	35,0	40,0	45,0	25,0	28,0	35,5	45,0	45,0	28,0	31,5	35,5	45,0	50,0	25,0	50,0	63,0	31,5	50,0
	Сила	F_3 , H		3150				3550)))			1	4000					4500				2000		5600	2
	Номер	пружины	319	320	321	322	323	324	325	326	327	328	329	330	331	332	333	334	335	336	337	338	339	340	341

Примечания: 1. ГОСТ 3057-90 предусматривает также пружины типов 2 и 4 силой F_3 от 6300 до 750000 Н (номера пружин 342-529).

^{2.} Характеристика "сила-деформация" линейна при отношении s_3 / t < 0,6, нелинейна при s_3 / $t \ge 0,6$. 3. Номер пружины является составной частью кода ОКП для конкретного типоразмера.

^{4.} Номинальная ширина опорной плоскости $b_{\text{H o M}} = 0.5 b_{\text{max}}$, где b_{max} определяют по табл. 34.

То же, без покрытия при максимальной рабочей температуре 100 °C:

Пружина тарельчатая 1-1-2-50× ×20×1,8×1,4 - 100 °C ГОСТ 3057-90

Технические требования. Пружины должны изготовлять из стали марки 60C2A по ГОСТ 14959-79.

По согласованию между потребителем и изготовителем допускается изготовление пружин из сталей марок 60C2, $51X\Phi A$, 60C2XA, 60C2H2A, 65C2BA, 70C2XA по ГОСТ 14959-79.

Твердость материала готовых пружин должна соответствовать 46 ... 52 HRC или 420 ... 512HB.

На поверхности пружин не допускаются трешины, раковины, расслоения, ржавчина, следы разъедания, электроожоги.

Параметр шероховатости механически обработанных поверхностей $Ra \le 6,3$ мкм.

Параметр шероховатости поверхносте и B для пружин 3-й группы точно $Ra \le 25$ мкм.

Ширина опорных плоскостей пруг приведена в табл. 34.

Указания по применению. Пружины ка са II, длительно пребывающие в деформи ванном состоянии и периодически нагружимые, обеспечивают неограниченную са кость при остаточных деформациях не бо 10 % максимальной деформации.

Величина одностороннего зазора ме направляющим стержнем и внутренним д метром пружин при сборке их в пак должна составлять 2-3 % минимального вреннего диаметра пружин типов 1 и 2 3-4% минимального внутреннего диаме пружин типов 3 и 4. Под односторонним ром подразумевают разность между размер диаметров направляющего стержня и ми мального внутреннего диаметра пружины.

34. Ширина опорных плоскостей, допуски соосности диаметров $\,D_1\,$ и $\,D_2\,$, параллельности опорных плоскостей

			Значени	е парамет	ра для D	₁ и D_2		
Параметр	До 10	Св. 10 до 30	Св. 30 до 50	Св. 50 до 80	Св. 80 до 125	Св. 125 до 180	Св. 180 до 250	Св.
Ширина опорной плоскости по D_1 :								
b_{\min}	-	0,2	0,3	0,4	0,5	0,6	0,7	0,{
$b_{ m max}$	-	0,6	1,0	1,4	1,6	2,0	2,4	3,(
Лопуск соосности диаметров D_1 и D_2 , не более ullet	_	0,2	0,3	0,3	0.4	0,5	0,6	0,1
Лопуск парал- лельности опор- ных плоскостей, не более"	0.1	0,2	0,3	0,4	0,5	0,5	0,5	0,:
Зазор между опорной плоскостью и контрольной плитой (по D_1), не более**	-	0,1	0,15	0,15	0,2	0.2	0.3	0.4

^{&#}x27;Определяют в зависимости от наружного диаметра.

[&]quot;Определяют в зависимости от внугреннего диаметра.

35. Влияние схемы сбо	орки пружин в пакеты на характер	истику "сила-деформация"
Схема сборки	Параметр пакета пружин	Вид характеристики
Одиночная	F_3 s_3 l_0	<i>F</i>
Последовательная	$F_{\Pi 3} = F_3;$ $S_{\Pi 3} = ns_3:$ $L_0 = l_0 n;$ $\Delta L_0 = \Delta l_0 n$	F_n $\longrightarrow S_n$
Параллельная 1) двухпараллельная 2) трехпараллельная	$F_{\Pi 3} = KF_3 n_1;$ $S_{\Pi 3} = s_3;$ $L_0 = l_0 + (n_1 - 1)t;$ $\Delta L_0 = \Delta l_0 + \Delta t(n_1 - 1)$	F _n 2 / 1 / 1 / 1 / 1 / 2 / 1 / 2 / 1 / 2 / 1 / 2 / 2
Параллельно-после довательная	$F_{113} = KF_3n_1$; $S_{113} = ns_3$; $L_0 = n[l_0 + (n_1 - 1)t]$; $\Delta L_0 = n[\Delta l_0 + \Delta t(n_1 - 1)]$	S_n
Пружины различной толшины $\frac{F_n}{2}$	$F_{\Pi 3} = F_{3}:$ $S_{\Pi 3} = \sum_{i=1}^{n} s_{3i}:$ $L_{0} = \sum_{i=1}^{n} l_{0i}:$ $\Delta L_{0} = \sum_{i=1}^{n} \Delta l_{0i}$	F_n P_3 $1.2.3$ S_n

Направляющий стержень рекомендуется применять с параметром шероховатости поверхности $Ra \le 2,5$ мкм и с твердостью поверхности не менее 56 HRC.

Для снижения влияния трения на кинематико-силовые характеристики пружин, работающих в пакете, рекомендуется применение рабочеконсервированных смазок типа ЛИТОЛ-24, МС-70 или твердосмазочных антифрикционных покрытий.

Рекомендации по проектированию комплектов тарельчатых пружин. 1. Тарельчатые пружины применяют в изделиях по одной или в пакетах. Схема сборки пружин в пакеты, а также изменение характеристики "сила - деформация" в зависимости от схемы сборки пружин показаны в табл. 35.

Используя различные схемы сборки пружин в пакеты, можно, не увеличивая номенклатуры пружин, менять характеристику "силадеформация".

- 2. Параметры пакета пружин в табл. 35 обозначены: $F_{\Pi 3}$ сила при максимальной деформации пакета; n число пружин при последовательной сборке; n_1 число пружин при параллельной сборке; K коэффициент, учитывающий сухое трение при параллельной сборке (K=1,06 при двухпараллельной, K=1,12 при четырехпараллельной сборке); $S_{\Pi 3}$ максимальная деформация пакета пружин; L_0 высота пакета в свободном состоянии; ΔL_0 допускаемое отклонение на свободную высоту пакета.
- 3. При цилиническом нагружении следует отдавать предпочтение последовательной сборке, так как влияние контактной и фрикционной коррозии при параллельной сборке снижает циклическую стойкость пружин.
- 4. При использовании в пакете пружин различной толщины необходимо учитывать возможность перенапряжения пружин, первыми вступающих в работу. Для предотвращения перенапряжения отдельных пружин применяют промежуточные упоры, ограничивающие их деформацию.
- 5. Число пружин в пакете для обеспечения их равномерной деформации рекомендуется подбирать таким образом, чтобы высота пакета в свободном состоянии не превышала $3.0D_1$.

Вид характеристики - "сила деформаци определяется отношением s_3 / t (рис. 9).

При отношении $s_3 / t < 0,6$ зависимо "сила - деформация" практически линейна.

При отношении $s_3 / t \ge 0,6$ зависимо "сила - деформация" нелинейна.

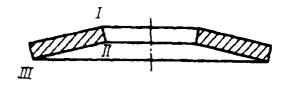


Рис. 7. Напряженные кромки *I, II, III* тарельчатой пружины

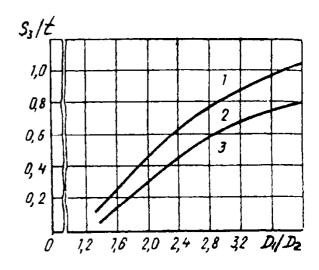


Рис. 8. Напряжения σ_{II} , σ_{III} в зависимост от отношений параметров D_1 / D_2 и s_3 / t Области: I - σ_{III} > σ_{II} ; 2 - σ_{III} = σ_{II} ; 3 - σ_{III} < σ_{II}

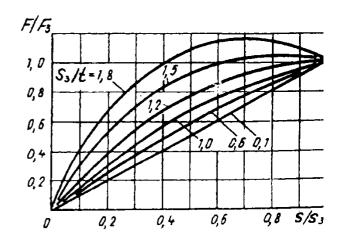


Рис. 9. Зависимость характеристики "сила - деформация" от отношения s_3 /

(Продолжение рекомендаций см. с. 270)

МЕТОДИКА ОПРЕДЕЛЕНИЯ ПАРАМЕТРОВ ТАРЕЛЬЧАТЫХ ПРУЖИН 36. Формулы для расчета

30. 0	Рормулы для расчета
Наименование параметра	Расчетная формула или значение
Сила пружины при рабочей деформации F , Н	Для пружин: без опорной плоскости
	$F = \frac{4Es}{(1-\mu^2)YD_1^2} \left[(s_3 - s) \left(s_3 - s \right) \right]$
	$-\frac{s}{2}t + t^{3}; (1)$ с опорной плоскостью
	$F = \frac{4Es}{(1-\mu^2)Y(D_1-2b)^2} \left[(s_3-s)($
	$-\frac{s}{2}t + t^{3};$ (2) с радиусным скруглением кромок
	$F = \frac{4Es}{(1-\mu^2)Y(D_1-2R)^2} \left[(s_3-s)(s_3-s) \right]$
	$-\frac{s}{2}\left(t+t^3\right),\tag{3}$
	где R - радиус скругления кромок
Сила пружины при максимальной деформации F_3 , Н	Для пружин: без опорной плоскости
деформации 13, 11	$F_3 = \frac{4Es_3t^3}{(1-\mu^2)YD_1^2};$ (4)
	с опорной плоскостью $F_3 = \frac{4Es_3t^3}{(1-\mu^2)Y(D_1-2b)^2};$ с радиусным скруглением кромок
	$F_3 = \frac{4Es_3t^3}{(1-\mu^2)Y(D_1-2R)^2} \tag{6}$
Напряжение сжатия в кромке I	Для пружин: без опорной плоскости
(рис. 7) σ_I , МПа (Напряжение сжатия в кромке I является определяющим для пружин	$\sigma_1 = \frac{4Es}{(1-\mu^2)YD_1^2} \left[-\left(s_3 - \frac{s}{2}\right)C_1 - C_2t\right];$ (7)
статического нагружения)	(7) с опорной плоскостью
	$\sigma_1 = \frac{4Es}{(1-\mu^2)Y(D_1-2b)^2} \left[-\left(s_3 - \frac{s}{2}\right)C_1 - C_2t \right]; $ (8)
	с радиусным скруглением кромок
	$\sigma_1 = \frac{4Es}{(1-\mu^2)Y(D_1-2R)^2} \left[-\left(s_3 - \frac{s}{2}\right)C_1 - C_2t \right] $ (9)

	Продолжение табл. 36
Наименование параметра	Расчетная формула или значение
Напряжение растяжения в кромке II σ_{II} . МПа (Напряжения растяжения в кромках II и III являются определяющими при	Для пружин: без опорной плоскости $\sigma_{II} = \frac{4Es}{(1-\mu^2)YD_I^2} \left[-\left(s_3 - \frac{s}{2}\right)C_1 + C_2t \right]; (10)$ с опорной плоскостью
циклическом нагружении)	$\sigma_{II} = \frac{4Es}{(1 - \mu^2)Y(D_1 - 2b)^2} \times \left[-(s_3 - \frac{s}{2})C_1 + C_2t \right]; \qquad (11)$ с радиусным скруглением кромок $\sigma_{II} = \frac{4Es}{(1 - \mu^2)Y(D_1 - 2R)^2} \times \left[-(s_3 - \frac{s}{2})C_1 + C_2t \right] \qquad (12)$
	$\times \left[-(s_3 - \frac{3}{2})C_1 + C_2 t \right] \tag{12}$
Напряжение растяжения в кромке III σ_{III} . МПа (При расчете определяют максимальные напряжения $[\sigma_{II}]_3$ или $[\sigma_{III}]_3$ в зависимости от отношения параметров $\frac{D_1}{D_2}$ и $\frac{s_3}{t}$ (рис. 8).)	Для пружин: без опорной плоскости $\sigma_{\text{III}} = \frac{4Es}{(1-\mu^2)YD_1^2} \frac{D_2}{D_1} \times \left[(2C_2 - C_1) \left(s_3 - \frac{s}{2} \right) + C_2 t \right]; \qquad (13)$ с опорной плоскостью $\sigma_{\text{III}} = \frac{4Es}{(1-\mu^2)Y(D_1 - 2b)^2} \frac{D_2 + 2b}{D_1 - 2b} \times \left[(2C_2 - C_1) \left(s_3 - \frac{s}{2} \right) + C_2 t \right]; \qquad (14)$ с радиусным скруглением кромок $\sigma_{\text{III}} = \frac{4Es}{(1-\mu^2)Y(D_1 - 2R)^2} \frac{D_2 + 2R}{D_1 - 2R} \times \left[(2C_2 - C_1) \left(s_3 - \frac{s}{2} \right) + C_2 t \right] \qquad (15)$
Модуль упругости E . МПа	$E = 2.06 \cdot 10^5$
Предварительная деформация пружины S_1 , мм	$s_1 = (0.2 \dots 0.4) s_3$
Рабочая деформация пружины s ₂ , мм	$s_2 = (0.3 \dots 0.6) s_3$ - для пружин і класса; $s_2 = (0.6 \dots 0.8) s_3$ - для пружин II класса
Максимальная деформация пружины $\frac{s_3}{s_4}$, мм $\frac{s_5}{s_4}$ Толіцина пружины t , мм t 4 Наружный t 7 и внутренний t 7 t 8	Выбирают по табл. 32 и 33
лиаметр пружины	
Коэффициент Пуассона µ	$\mu = 0.3$ (для сталей)

Наименование параметра	Расчетная формула или значение	
Ширина опорной плоскости b , мм	Выбирают по табл. 34. Номинальная ширина опорной пл	юскости
	$b_{\text{Hom}} = 0.5 b_{\text{max}}$	
Расчетные коэффициенты:	$Y = \frac{1}{\pi} \frac{6}{\ln A} \left[\frac{A-1}{A} \right]^2$	(16
Y	$I = \frac{1}{\pi} \frac{1}{\ln A} \left[\frac{A}{A} \right]$	(10
C_1	$C_1 = \frac{1}{\pi} \frac{6}{\ln A} \left[\frac{A-1}{\ln A} - 1 \right]:$	(17
C_2	$C_2 = \frac{3(A-1)}{\pi \ln A}:$	(18
	Для пружин: без опорной плоскости	
	$A = \frac{D_1}{D_2} :$	(19
A	с опорной плоскостью	
	$A = \frac{D_1 - 2b}{D_2 + 2b};$	(20
(Коэффициенты Y , C_1 , C_2 допуска- ется определять по табл. 37)	с радиусным скруглением кромок	
ется определять по таол. 57)	$A = \frac{D_1 - 2R}{D_2 + 2R}$	(2)
Жесткость пружины с. Н/мм	Для пружин: без опорной плоскости	
	$c = \frac{4E}{1 - \mu^2} \frac{s^3}{YD_1^2} \left[\left(\frac{s_3}{t} \right)^2 - \frac{s_3}{s} \frac{s}{s} \frac{3}{s} \left(\frac{s}{s} \right)^2 \right]$	
	$-3\frac{s_3}{t}\frac{s}{t}+\frac{3}{2}\left(\frac{s}{t}\right)^2+1$	(22
	с опорной плоскостью	
	$c = \frac{4E}{1 - \mu^2} \frac{s^3}{Y(D_1 - 2b)^2} \left[\left(\frac{s_3}{t} \right)^2 - \right]$	
	$-3\frac{s_3}{t}\frac{s}{t}+\frac{3}{2}\left(\frac{s}{t}\right)^2+1$;	(23
	с радиусным скруглением кромок	
	$c = \frac{4E}{1-\mu^2} \frac{s^3}{Y(D_1-2R)^2} \left[\left(\frac{s_3}{t} \right)^2 - \right]$	
	$-3\frac{s_3}{t}\frac{s}{t} + \frac{3}{2}\left(\frac{s}{t}\right)^2 + 1$	(24
Масса пружины <i>т.</i> кг	$m \cong \frac{\rho \pi}{4} \left(D_1^2 - D_2^2 \right) t .$	(25
	$rac p = 7.85 \cdot 10^{-6} \text{ kg/mm}^3$	

37. Зиачение коэффициентов Y, C_1 , C_2 в зависимости от отношения $A = \frac{D_1}{D_2}$

	,	T	T				
A	Y	C_1	<i>C</i> ₂	A	Y	C_1	C_2
1,30	0,385	1,042	1,091	2,16	0,714	1,255	1,435
1,32	0.402	1,050	1,099	2,18	0,717	1,259	1,444
1,34	0.417	1,053	1,108	2,20	0,719	1,263	1,452
1,36	0,433	1,060	1,116	2,22	0,721	1,268	1,460
1,38	0,448	1,065	1,124	2,24	0,724	1,273	1,469
1.40	0,461	1,071	1,132	2,26	0,726	1,277	1,473
1,42	0,474	1,076	1,141	2,28	0,729	1,281	1,481
1,44	0,487	1,083	1,149	2,30	0,732	1,285	1,489
1,46	0,500	1,088	1,157	2,32	0,733	1,289	1,498
1,48	0,511	1,093	1,166	2,34	0,735	1,293	1,502
1,50	0,521	1,097	1,174	2,36	0,737	1,298	1,510
1,52	0,531	1,103	1,186	2,38	0,739	1,302	1,518
1.54	0,541	1,108	1,195	2,40	0,741	1,306	1,526
1,56	0,550	1,113	1,203	2,42	0,743	1,310	1,531
1,58	0,563	1,118	1,209	2,44	0,745	1,315	1,539
1,60	0,571	1,123	1,216	2,46	0,746	1,319	1,547
1,62	0,579	1,129	1,224	2,48	0,747	1,323	1,556
1,64	0,587	1,133	1,232	2,50	0,750	1,327	1,560
1.66	0,594	1,138	1,240	2,52	0,751	1,331	1,568
1,68	0,601	1,143	1,249	2,54	0,752	1,335	1,577
1,70	0,608	1,148	1,257	2,56	0,753	1,340	1,585
1,72	0,615	1,153	1,265	2,58	0, 75 5	1,344	1,589
1,74	0,622	1,158	1,274	2,60	0,756	1,348	1,597
1.76	0,629	1,163	1,282	2,62	0, 75 7	1,351	1,606
1,78	0,635	1,168	1,290	2,64	0,758	1,356	1,610
1,80	0,640	1,173	1,2 9 8	2,66	0,758	1,360	1,618
1,82	0,645	1,178	1,307	2,68	0,760	1,364	1,626
1,84	0,651	1,182	1,315	2,70	0.761	1,368	1,635
1.86	0,657	1,186	1,323	2,72	0,762	1,372	1,639
1.88	0,662	1,191	1,328	2,74	0,763	1,376	1,647
1,90	0,667	1,196	1,336	2,76	0,764	1,380	1,655
1.92	0,672	1,202	1,344	2,78	0,764	1,384	1,660
1.94	0,675	1.206	1,352	2,80	0,765	1,388	1,668
1.96	0,678	1,210	1,361	2,82	0,766	1,392	1.676
1.98	0,682	1,215	1,369	2.84	0.766	1.396	1,680
2.00	0.687	1.219	1,377	2.86	0,767	1.391	1 . 68 9
2.02	0,690	1.224	1,383	2,88	0,768	1.403	1.697
2.04	0.694	1,229	1.390	2,90	0,768	1,407	1.701
2.06	0.698	1,233	1,398	2,92	0,769	1,411	1,709
2.08	0,701	1,237	1,406	2,94	0.769	1,415	1,718
2,10	0,704	1,242	1,415	2,96	0,770	1,418	1,722
2,12	0,707	1,246	1,423	2,98	0,771	1,422	1,730
2.14	0,710	1,251	1,431	3,00	0,771	1,426	1,738

В случае выполнения пружин с опорными плоскостями (тип 2 или 4) в формуле для расчета сил учитываются опорные наружный и внутренний диаметры, т. е. наружный диаметр уменьшается на 2b, а внутренний диаметр увеличивается на ту же величину. При выборе коэффициентов по табл. 37 исходят из

отношения $A = \frac{D_1 - 2b}{D_2 + 2b}$, где b - ширина

опорной плоскости.

Для пружин из сталей, приведенных на с. 263, допустимые напряжения при максимальной деформации составляют $[\sigma_I]_3 = 2940 \,\mathrm{M}\Pi\mathrm{a}, [\sigma_{II}(\sigma_{III})]_3 = 1760 \,\mathrm{M}\Pi\mathrm{a}.$

Расчетные величины напряжений в табл. 32 и 33 не превышают 10 % номинальных значений.

Характер изменения жесткости зависит от отношения s_3 / t и соответствует характеру изменения силы.

При циклическом нагружении средством регулирования выносливости служит изменение разности между напряжением растяжения при максимальной деформации и напряжением при рабочей деформации. Возрастание разности обусловливает увеличение выносливости и стойкости пружин при одновременном возрастании размеров узлов.

Уменьшение разности сопровождается обратным изменением служебных свойств и размеров пространств в механизмах для размещения пружин. При этом необходимо предусматривать пакеты запасных пружин.

Пример выбора пружин класса II. Исходными величинами для определения размеров пружин являются силы F_1 и F_2 , величины предварительной $S_{\Pi \ 1}$ и рабочей $S_{\Pi \ 2}$ деформаций или рабочий ход $S_{\Pi \ 2} - S_{\Pi \ 1}$ пакета, режим нагружения, выносливость в циклах. Ориентировочно задаются габариты пружинного узла.

По условию максимально допустимой рабочей деформации $s=0.8s_3$ определяется сила, соответствующая максимальной дефор-

мации,
$$F_3 = \frac{F_2}{0.8}$$
.

В табл. 32 и 33 отыскивают силу, близкую к найденному значению F_3 , и выбирают размеры геометрических параметров, наиболее удовлетворяющих заданным условиям.

По силам F_1 и F_2 из табл. 32 и 33 определяют деформации s_1 и s_2 , при этом s_2 не должно превышать величину $0.8 \ s_3$.

По найденным величинам s_1 и s_2 и по заданным $S_{\pi 1}$ и $S_{\pi 2}$ определяют число пружин в пакете:

$$\frac{S_{\pi 2}}{s_2} = \frac{S_{\pi 1}}{s_1} = \frac{S_{\pi 2} - S_{\pi 1}}{s_2 - s_1}$$

По известным геометрическим параметрам соответственно найденному числу пружин в пакете определяют свободную высоту пакета пружин при последовательной сборке $L_0 = l_0 n$ (см. табл. 35), а также высоту при рабочей и предварительной деформации $L_1 = L_0 - S_{\pi,1}; \ L_2 = L_0 - S_{\pi,2}.$

Высота пакета пружин при максимальной деформации $L_3 = tn$. Расчет на этом заканчивается.

Проверочных расчетов не требуется, так как сортамент пружин в табл. 32 и 33 рассчитан в соответствии с максимально допустимыми напряжениями.

Пример выбора пружин класса I. Исходные величины такие же, как для пружин класса II.

Из условия максимально допустимой рабочей деформации $s_2 = 0.6s_3$ определяем примерно силу при максимальной деформа-

ции
$$F_3 = \frac{F_2}{0.6}$$
. По найденному значению

силы F_3 в табл. 32 и 33 находим пружину, геометрические параметры которой наиболее удовлетворяют заданным условиям.

Из табл. 32 и 33 определяют величины s_1 и s_2 соответственно заданным величинам сил F_1 и F_2 .

Число пружин в пакете и габариты пакета определяются, как для пружин класса II, согласно табл. 35.

Дополнительные источники

Пружины винтовые цилиндрические сжатия и растяжения из специальных сталей и сплавов, ГОСТ P50753-95.

Пружины винтовые цилиндрические сжатия 1 класса, разряда 4 из стали круглого сечения. Основные параметры витков: ГОСТ 13769-86.

Пружины винтовые цилиндрические сжатия II класса, разряда 4 из стали круглого сечения. Основные параметры витков: ГОСТ 13773-86.

Пружины винтовые цилиндрические сжатия III класса, разряда 3 из стали круглого сечения. Основные параметры витков: ГОСТ 13776-86.

Глава III УПЛОТНИТЕЛЬНЫЕ УСТРОЙСТВА

УПЛОТНЕНИЯ НЕПОДВИЖНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

УПЛОТНЕНИЯ ДЛЯ ТРУБ И РЕЗЬБОВЫХ СОЕДИНЕНИЙ

1. Материалы для прокладок

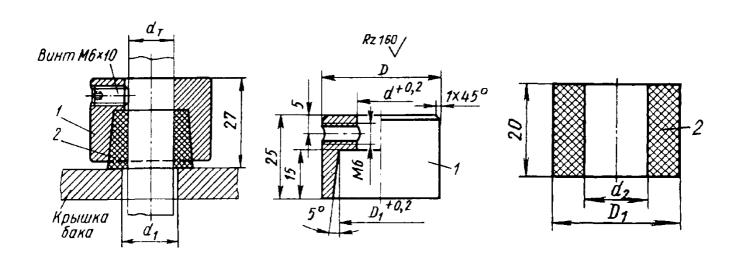
Материалы	Рабочая среда	Температура среды, °С	Рабочее давле- ние среды, МПа	
		не	более	
Свинец	Кислоты	-	0,2	
Резина сплошная	Вода, воздух, вакуум	30	0,3	
Картон технический промасленный	Вода, нефть, масло	40	I	
Паронит	Воздух	60	5	
Паронит ПОН	Бензин, керосин, масло	100	2	
	Вода, пар	200	5	
	Водяной пар	450	5	
Резина:				
с парусиновой про- слойкой	Вода, возлух	60	0,6	
с металлической сеткой	Вода, воздух	90	1	
Полихлорвинил	Кислоты, бензин	60	4	
Полотно армированное	Вода, воздух	150	-	
Медь	Пар	250	3.5	
	Вода	250	10	
Асбометаллические про- кладки с оболочкой:				
медной	Пар	250	3,5	
никелевой	Пар	300	2	
¥люминий	Пар	300	2	
	Нефть, масло	300-400	3-6	
Асбест	Пар, горячие тазы	450	0,15	
Мягкая стадь	Вода, пар	470.	10	

2. Уплотиения для труб

Размеры, мм

Втулка 1

Сальник 2



Условный проход трубы, мм ГОСТ 3262-75*	d_{T}	d_1	D	D_1	d	d_2
6	14	17	36	27	15	13,6
10	18	21	40	31	19	17,6
15	22	25	44	35	23	21,6
20	28	32	50	41	29	27,6
25	34	38	56	47	35	33,6
32	42	47	65	56	44	42,5
40	50	53	72	63	51	48,5
50	63	68	85	76	64	63

Материал: втулки I - сталь 20; сальника 2 - войлок технический.

3. Уплотнительные прокладки для резьбовых соединений

	d	D		d	D		d	D							
Эскиз	(по Н14)	(по h12)	S	(по H14)	(по h12)	S	(по Н14)	(по h12)	S						
∀(∨)	3,2	6,5	,	8,2	12,5	1,0	14,2	18,5							
Rz 80/	4,2	0,5		0,2	14,5	1,0	14,2	20,5							
RZ 80	5.3	8,5	1,0	10,2	14,5		16,2	20,5	1,5						
A B 7200	5,2	3,2	3,2	3,2	3,2	3,2	3,2	10,5	1,0	10,2	16,5		10,2	22.5	1,5
	6,2	10,5		12,2	16,5	1,5	18,2	24.7							
4 1 5	0,2	12,5		12,2	18,5	.,5	13,2								

	d	D		d	D		d	D	Ī
Эскиз	(по H14)	(по h12)	s	(по H 14)	(по h12)	S	(по H14)	(по h12)	s
Материал прокладок:	20,2	26,7		32,3	38,7		45.2	53	
алюминий, медь, па-	20,2	28,7		52,5	40,7		45,3	55	<u> </u>
ронит, картон, фибра, резина	22,2	28,7	1,5	34,3	40,7		48,3	57	2.0'
pes	<i>LL</i> , <i>L</i>	30,7		34,3	42,7		40,3	59	2,0'
,	24,3	30,7		36,3	42,7	2,0*	50,5	64	
♥'(∨) Rz 80/		32,7			45,7			64	
KZ 80/	26,3	32,7	2,0*	0* 38,3	45,7		52,5	64	
RZ80	20,3	34,7	2,0	20,3	46,7		32,3	66	
a Ha a	28,3	34,7		40,3	48,7		56,5	66	2,5**
5	20,3	36,7		40,3	51				2,3
	30,3	36,7		12.3	51		60.5	69	
	ر,0د	38,7	:	42,3	53		60,5	71	!

^{*}Для фибры s = 2,1 мм.

РЕЗИНОВЫЕ УПЛОТНИТЕЛЬНЫЕ КОЛЬЦА КРУГЛОГО СЕЧЕНИЯ ДЛЯ ГИДРАВЛИЧЕСКИХ

И ПНЕВМАТИЧЕСКИХ УСТРОЙСТВ

Резиновые уплотнительные кольца для гидравлических и пневматических устройств предназначены для работы при температуре от -60 до +200 °C в зависимости от группы резины и при давлении:

до 50 МПа - в неподвижных соединениях и до 32 МПа - в подвижных соединениях в минеральных маслах, жидких топливах, эмульсиях, смазках, пресной и морской воде;

до 40 МПа - в неподвижных соединениях и до 10 МПа - в подвижных соединениях в сжатом воздухе.

Скорость перемещения - до 0,5 м/с в любой указанной рабочей среде.

Кольца изготовляют следующих групп точности: 1 - для подвижных соединений: 2 для подвижных и неподвижных соединений.

Кольца группы точности І изготовляют по согласованию потребителя с изготовителем.

4. Группы точности колец (ГОСТ 9833-73)

Номинальный диаметр сечения	Предельные отклонения для групп точности				
	1	2			
1,4	± 0,07				
1,9	± 0,08	± 0,10			
2,5	± 0,09				
3,0	± 0,10	± 0,20			
3,6	_ 5,15	- 0,10			
4,6					
5,8	± 0,14	± 0,30			
7,5	± 0,15	- 0,15			
8,5	± 0,20	± 0,30			
,,,		- 0,20			

^{**} Для фибры s=2,4 мм: для паронита s=3,0 мм.

5. Группы резины в завнеимости от рабочей температ	уры (ГОСТ 18829-73)
--	---------------------

Группа резины	Темпера	тура. °С	Группа резины	Температура, °С		
(марка резины)	Нижний предел	Верхний предел	(марка резины)	Нижний предел	Верхний предел	
0 (KP-360-3)	- 15		5 (ИРП-1314,		150	
1 (7-9831)	- 30	130	ИРП-1225А)	- 20		
2 (7-B-14)	- 50		6 (ИРП-1287,			
3 (7-B-14-1)	- 60		ИРП-1345)		200	
4 (7-ИРП-1078А,	- 30	120	7 (ИРП-1401)	- 50]	
7-ИРП-1269)			8 (51-3029)	- 40	100	

Примечания:

- 1. Резина группы 3 рекомендуется для работы в маслах при температуре до минус 60 °C, а в остальных средах до минус 50 °C.
- 2. Резина группы 7 рекомендуется для работы в неподвижных соединениях на воздухе при давлении до 6,3 МПа в указанных температурных пределах и в воде до 120 °C; допускается ее применение при ограниченном количественном воздействии минеральных масел.

Обозначение

типоразмера

кольца

026-030-25

027-031-25

028-032-25

029-033-25

030-034-25

Продолжение табл. 6

Масса 1000 шт.,

ΚГ

0,42

0,45 0.46

0,48

0.49

 d_1 , мм

Пред.

откл.

-0.5

Номин.

25,5

26,5

27,5

28.5

29,5

6. Сечения н внутренние диаметры
уплотнительных колец (ГОСТ 9833-73)

Кольца сечением 2.5 мм

Ø2,5	. 1
7	
	B

)		032-036-25	31,0	1	0.52
	(034-038-25	33,0		0,55
Обозначение	d ₁	MM	Macca	036-040-25	35,0	-0,6	0,57
типоразмера			1000 шт.,	037-041-25	36,0		0,59
кольца	vozvuo	откл.	кг	038-042-25	37,0		0,61
				040-044-25	39,0		0.64
020-024-25	19,5		0,34	041-045-25	40.0		0,66
021-025-25	20,5		0.35	042-046-25	41,0	-0,7	0,67
021 023 23	20,5		0.55	043-047-25	42,0		0,68
022-026-25	21.5	-0.4	0,37	044-048-25	43,0		0.70
022 027 25	22.5		0.70	045-049-25	44,0		0,72
023-027-25	22.5		0.39	046-050-25	45.0		0,73
024-028-25	23.5		0,40	048-052-25	47,0	-0,8	0.76
				050-054-25	49.0		0.79
025-029-25	24.5		0,41	051-055-25	50,0		0.81

Продолжение табл. 6

Продолжение табл.				Продолжение таол. 0			
Macca	ММ	d_1 .	Обозначение	Macca	ММ	d_1 .	Обозначение
1000 ш кг	Пред. Откл.	Номин.	типоразмера кольца	1000 шт кг	Пред. откл.	1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	
1,50		63,5	065-070-30				
1,55	-1.1	64,5	066-071-30	ам	нием 3:	па сече	Коль
1,60	-1.1	68.5	070-075-30				
1,65		69,5	071-076-30			Ø3 , 0	
1,70	-1.2	73,5	075-080-30			-	
1,80	-1,3	78,5	080-085-30			<u> </u>	
1,90	-1,4	83,5	085-090-30			- d,	
2,00	ļ	88,5	090-095-30				
2,10	-1,5	93,0	095-100-30				
2,20		98,0	100-105-30		Τ		
2,29	-1,6	100,0	102-108-30		ı		,
2,35	<u> </u>	103,0	105-110-30	0,50		19,5	020-025-30
6 мм	нием 3,6	па сечен	Коль	0,54		21.5	022-027-30
		Ø3,6		0,57	-0,4	22,5	023-028-30
	&	**		0.59		23,5	024-029-30
		A		0,61		24.5	025-030-30
		4,		0.66		26,5	027-032-30
				0,68	-0,5	27.5	028-033-30
		1		0,72		29,5	030-035-30
1 000	· I	عرج ا	022 020 24	0.75		31.0	032-037-30
0,80	0.4	21,5	022-028-36 023-029-36	0,78		32,0	1133-038-30
0,83	-0,4	22,5 23,5	023-029-30	0,81	-0,6	34.0	035-040-30
0,90		24.5	025-031-36	0,84		35,0	1136-041-30
0,93		25,5	026-032-36	0.87		36,0	938-042-30
0.96		26,5	027-033-36	0,92		39,0	114()-()45-30
0.99	-0,5	27,5	028-034-36		0.5	ľ	042-048-30
1,02		28,5	029-035-36	0,98	-0,7	41,0	
1,06		29,5	030-036-36	1.04		44.0	045-050-30
1.13		31.0	032-038-36	1,20	-0,8	49,0	050-055-30
1.17	-0.6	33.0	034-040-36 035-041-36	1,25		50.0	151-056-30
1.21	-0.0 	34,0 35,0	036-042-36	1,30	-0.9	54.0	1155-060-30
1.30		37.0	038-044-36	1.35		55.0	056-061-30
1,33		38.,0	039-045-36	1.38		57,0	1158-1)63-30
1,36	-0,7	39,0	040-046-36	1,40	-1,0	59.0	116(1-1)65-3()
1.43		41,0	042-048-36	1,48		62.0	063-068-30
1 1 10	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	40 11 1	0.44 0.50 37	4 , 711	i		1. 17(1) 11 11 11 1

1,48

044-050-36

43.0

1,49

62,0

063-068-30

Продолжение табл. 6

Обозначение	$\overline{d_1}$,	MM	Macca	Обозначение	d_1 ,	мм	Macca
типоразмера қольца	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., кг	типоразмера кольца	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., кг
045-051-36	44.0	-0,7	1,52	092-098-36	90,5		3.01
046-052-36	45.0		1,55	094-100-36	92,0		3,06
048-054-36	47.0	-0.8	1,62	095-101-36	93,0	1.5	
049-055-36	48.0		1,65		·	-1,5	3,09
050-056-36	49,0		1,68	096-102-36	94,0		3.12
052-058-36	51.0		1,74	098-104-36	96,0		3.18
054-060-36	53,0		1,81	099-105-36	97,0		3.22
055-061-36	54.0	-0.9	1.84	100-106-36	98,0		3,25
056-062-36	55,0		1,87		ŕ	1.6	
057-063-36	56.0		1,90	102-108-36	100,0	-1,6	3,31
058-064-36	57,0		1,94	104-110-36	102,0		3,38
059-065-36	58,0	_	1,97	105-111-36	103,0		3.41
060-066-36	59,0	-1,0	2,00	106-112-36	104,0		3,44
062-068-36 063-069-36	61,0		2,07	108-114-36	106,0	-1,7	3,50
063-069-36	62.0 62.5		2,10	109-115-36		1,7	
065-071-36	63,5		2,14	-	107,0		3,54
066-072-36	64,5		2,14	110-116-36	0,801		3,57
068-074-36	66,5	-1,1	2,16	112-118-36	110,0		3,66
069-075-36	67,5	• • • • • • • • • • • • • • • • • • • •	2,27	114-120-36	112,0	-1.8	3,70
070-076-36	68,5		2,31	115-121-36	113.0		3,73
071-077-36	69,5		2,35	118-124-36	116,0		3,82
072-078-36	70,5		2,37		· ·		-
074-080-36	72.5		2,43	120-126-36	118.0	-1,9	3,89
075-081-36	73,5	-1,2	2,47	125-130-36	121,5	-2,0	4,00
076-082-36	74,5		2,50	130-135-36	126,5	-2.0	4,16
078-084-36	76,5		2,56	. 135-140-36	131,5		4,32
079-085-36	77,5		2,59			2.2	
080-086-36	78.5	-1.3	2,63	140-145-36	136,5	-2.2	4,48
082-088-36	80,5		2,69	145-150-36	141.5		4,66
084-090-36	82,5		2,75	150-155-36	146.5	-2,4	4,80
085-091-36	83,5		2.79	155-160-36	151.0	~4. 1	4.94
086-092-36	84,5	_	2,82	160-165-36	156.0		5.10
088-094-36	86.5	-1.4	2.88	165-170-36	161,0	-2,6	5.26
089-095-36	87,5		2,91	170-175-36	166,0	2,0	5.42
()9()-()96-36	88,5		2,95	1/0-1/3-30	100,0		3.42

Обозначение	d_{1}	MM	Macca	Обозначение	d_{1}	MM	Max
типоразмера кольца	Номин.	Пред. откл.	1000 шт.,	типоразмера кольца	Номин.	Пред. откл.	Масі 1000 г кг
175-180-36	171,0		5,58	058-066-46	57.0		3,22
180-185-36	176.0	-2.8	5.74	060-068-46	59,0		3,32
185-190-36	181.0		5.90	062-070-46	61.0	-1,0	3,42
190-195-36	186,0		6,06	063-071-46	62,0		3,46
195-200-36	191,5	-3,0	6,24	064-072-46	62,5		3,50
200-205-36	195,5		6,37	065-073-46	63,5		3,56
Коль	ца сече	нием 4,6	MM	067-075-46	65,5	-1,1	3.66
	Ø 4,6	·		068-076-46	66,5		3,71
	201,0	. 1		070-078-46	68,5		3,82
				072-080-46	70,5		3,92
	lack			074-082-46	72,5		4,02
	d,	Ш		075-083-46	73,5	-1,2	4.08
				077-085-46	75.5		4,18
	<u>¥</u>			078-086-46	76,5		4,23
	_	Ψ	•	080-088-46	78,5		4,33
028-036-46	27,5	-0,5	1,68	082-090-46	80,5	-1,3	4,44
030-038-46	29.5	-,0	1.78	085-092-46	82,5		4,55
032-040-46	31,0		1,86	088-095-46	85.5	-1,4	4,70
034-042-46	33,0		1.96	090-098-46	88,5		4,86
035-043-46	34.0	-0,6	2,02	092-100-46	90,5	<u></u>	4,96
036-044-46	35,0	•	2,07	095-102-46	92,5	-1.5	5,04
037-045-46	36,0		2.12	098-105-46	95.5		5,20
038-046-46	37,0		2,17	100-108-46	98,0		5,36
040-048-46	39,0		2,28	102-110-46	100,0	-1,6	5,46
042-050-46	41,0	-0,7	2,38	105-112-46	102,0		5,56
044-052-46	43.0		2,48	108-115-46	105,0		5,72
045-053-46	44.0		2,54	110-118-46	108.0	-1.7	5,88
047-055-46	46.0		2.64	112-120-46	110,0		5.98
048-056-46	47.0	-0.8	2,69	115-122-46	112.0	-1,8	6,09
050-058-46	49.0		2.80	118-125-46	115.0		6,24
052-060-46	51,0		2,90	120-128-46	118.0		6,40
054-062-46	53,0	-0,9	3.01	122-130-46	120.0	-1.9	6,50
955-063-46	54.0		3.06	125-135-46	122.5		6.64
057-065-46	56.0		3.16	130-140-46	127,5	-2.()	6,90

Продолжение табл. 6

0.5	d_1 .	MM	Macca	Обозначение	d_1	MM	Macca	
Обозначение типоразмера кольца	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., Кг	типоразмера кольца	Номин.	Пред. откл.	1000 шт кг	
135-145-46	132,5		7,16	053-063-58	52,0		4,80	
140-150-46	137,5	-2,2	7,42	055-065-58	54.0	-0,9	4,96	
145-155-46	142,5		7,68	056-066-58	55,0	- 1,7	5,05	
150-160-46	147,5	-2,4	7.94					
155-165-46	152,0		8,18	060-070-58	59,0		5,38	
160-170-46	157,0		8,48	061-071-58	0,06	-1,0	5.46	
165-175-46	162,0	-2,6	8,70	063-073-58	61,0		5,54	
170-180-46	167,0		8,96	065-075-58	63,5		5,75	
175-185-46	172,0		9,22					
180-190-46	177,0	-2.8	9,48	070-080-58	68.5	-1.1	6,17	
185-195-46	182,0		9,74	071-081-58	70.0		6.29	
190-200-46	187,0		10.00	075-085-58	73,5		6,58	
195-205-46	191.5	-3,0	10,24	078-088-58	76,5	-1,2	6.83	
200-210-46	196,5		10,50		<u> </u>	. 2		
205-215-46	201.5	-3,2	10,76	080-090-58	78,5	-1.3	7,00	
210-220-46	206,5		11,02	_ 085-095-58	83,5	-1,4	7,41	
215-225-46	211.5	2.4	11.28	090-100-58	88.5	1. '	7,83	
220-230-46	216,0	-3,4	11.52	095-105-58	93,0	-1,5	8,20	
225-235-46	221,0		11,78		 	1,7		
230-240-46	226,0	-3,6	12,30	100-110-58	98,0	-1.6	8,62	
235-245-46 240-250-46	236,0	0,0	12,56	105-115-58	103,0		9,03	
245-255-46	241,0		12,82	110-120-58	108.0	-1,7	9,45	
250-260-46	245.0	-3,8	13.06	115-125-58	113,0	-1,8	9,86	
Ko	льца сечени	тем 5.8 мм	-	120-130-58	118,0	-1.9	10,28	
110		0 (0)		125-135-58	122.5	-2.0	10,65	
	<u>\$5,8</u>	.		130-140-58	127.5	2,0	11.06	
	$\overline{\mathbf{A}}$			135-145-58	132,5		11.48	
	a_{\prime}			140-150-58	137,5	-2,2	11.89	
				145-155-58	142.5		12,31	
		 		150-160-58	147.5	-2,4	12.72	
050-060-58	49,0	-0,8	4,55	155-165-58	152,0		13,10	
						• — —		

Продолжение табл. 6

Обозначение	d_1	мм	Macca	Обозначение	d_1 ,	ММ	Macci
типоразмера кольца	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., кг	типоразмера Кольца	Номин	Пред. откл.	1000 ш кг
160-170-58	157.0		13.51	290-300-58	285.0		24,14
165-175-58	162,0	-2,6	12.02	295-305-58	290,0	-4,5	24,55
103-173-36	102,0	-2,0	13,93	300-310-58	294,5	1 7,5	24,92
170-180-58	167,0		14.34	305-315-58	299,5		25,34
175-185-58	172.0		14,76	310-320-58 315-325-58	304,5	5.0	25,75
180-190-58	177,0	-2,8	15,17	320-330-58	309,5 314,5	-5,0	26,17 26,58
185-195-58	182,0		15,59	Коль	на сече	нием 8.5	-
190-200-58	187,0		16,00		Ø 8,5		
195-205-58	191,5	-3,0	16,38		\$ 0,0	_	
200-210-58	196,5		16,79			*	
205-215-58	201.5	2.2	17,21		a_1	+	
210-220-58	206,5	-3,2	17.62		V		
215-225-58	211,5		18.04			} _	
220-230-58	216,0	-3,4	18,41	185-200-85	180,0	-2,8	33,61
225-235-58	221,0		18,82	190-205-85 195-210-85	185,0 191,5	-3,0	34,50 35,66
23()-240-58	226,0		19,24	200-215-85	196,5	-5,0	36,55
235-245-58	231,0	-3,6	19,65	205-220-85 210-225-85	201,5	-3,2	37,44 38,33
240-250-58	236,0		20,07	215-230-85	206,5		39,23
	<u> </u>		20,07	220-235-85	216,5	-3,4	40,12
245-255-58	241,0	-3,8	20,48	225-240-85	221,0		40,92
250-260-58	245,5	,	20,86	230-245-85	226,0		41,81
255-265-58	250,5		21,27	235-250-85	231,0	-3,6	42.70
			-	240-255-85	236.0	· · · · · ·	43.59
260-270-58	255,5	-4.0	21.69	245-260-85 250-265-85	241,0 245,5	-3,8	44,49 45,29
265-275-58	260,5		22,10	255-270-85	250.5		46,18
210-280-58	265.5		22,52	260-275-85	255,5	-4.0	4 7.07
\$				265-280-85	260,5		47,96
275-285-58	270.5	-4,3	22.93	280-295-85	275,0	-4.3	50,55
280-290-58	275,5	Τ,~!	23,31 _	285-300-85	280.0	1.~	51,44
285-295-58	280.0		23,72	300-315-85	294,5	-4.5	54,02
2/3/30				305-320-85	299,5		54,92

ГОСТ 9833-73 предусматривает размеры колец сеченнем: 1,4; 1,9; 7,5 мм.

Масса (табл. 6) указана для справок при условной плотности резины 1000 кг/м³. Допускается уточнять массу 1000 шт. колец в зависимости от плотности резины конкретной марки и предельных отклонений размеров колец.

Плотность конкретных марок резин, из которых изготавливают кольца, $1200...2100 \text{ кг/м}^3$.

Пример обозначения кольца для штока диаметром 20 мм, цилиндра диаметром 25 мм, диаметр сечения кольца 3 мм. группы точности 2 из резины группы 4:

> Кольцо 020-025-30-2-4 ГОСТ 9833-73/ГОСТ 18829-73

ТЕХНИЧЕСКИЕ ТРЕБОВАНИЯ К КОЛЬЦАМ

Отклонение от геометрической формы сечения колец (смещение по плоскости разъема пресс-форм, овальность и др.) не должны выходить за пределы допускаемых отклонений по диаметру сечения кольца и не должны превышать 0,15 мм.

Шероховатость формующей поверхности пресс-форм, определяющей поверхность колец, не грубее *Ra* 0,32 мкм.

Срок сохраняемости колец с момента изготовления, включая время работы, должен составлять не менее: для резин групп 0, 1, 2 и 3 - 9 лет; для резин группы 4 - 10 лет; для резин групп 5, 6 и 7 - 14 лет.

Гарантийные сроки и наработка колец для неподвижных соединений гидравлических устройств при статическом давлении до 32 МПа и пневматических устройств (для резин групп 0, 1, 2, 3, 4) при статическом давлении до 6,3 МПа указаны в табл. 7.

Физико-механические показатели резины, применяемой для изготовления колец, приведены в табл. 9.

Способы установки резиновых колец и требования к сопрягаемым деталям. Способы установки показаны на рис. 1.

Предельные отклонения диаметров сопрягаемых деталей по системе отверстия в зависимости от давления и вида соединения выбирают по табл. 8. Предельные отклонения на размеры канавок должны соответствовать табл. 8a.

Шероховатость поверхности сопрягаемых деталей с учетом покрытий должна быть не ниже указанной на рис. 2.

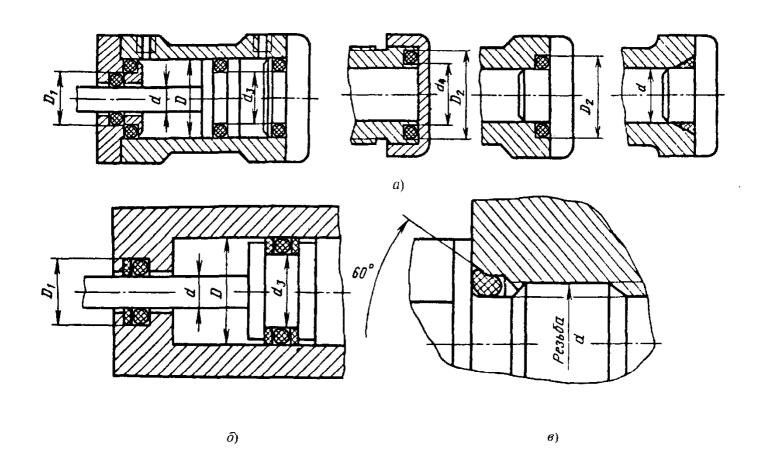


Рис. 1. Способы установки резиновых колец:

a - без защитных колец; δ - с защитными кольцами; θ - для резьбовых соединений

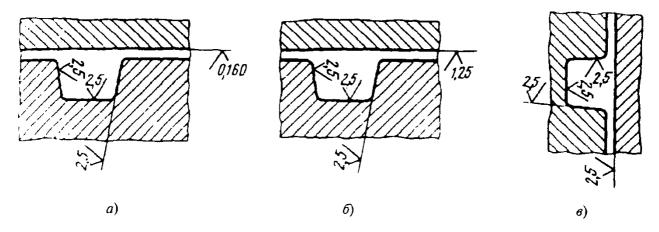


Рис. 2. Шероховатость поверхности сопрягаемых деталей. Соединение: a - подвижное; δ - неподвижное; δ - торцовое

Для повышения долговечности резиновых колец рекомендуется применять покрытия поверхностей штоков: стальных - твердое хромирование; из алюминиевых сплавов - хромово-кислое анодирование или другие методы поверхностного упрочнения.

Размеры канавок и посадочных мест под резиновые кольца без защитных колец рекомендуется выбирать для уплотнений:

радиальных - по табл. 10—15; торцовых - табл. 16- 21; по конусной фаске - табл. 22; резьбовых соединений - табл. 23.

В подвижных пневматических устройствах должна обеспечиваться смазка трущихся поверхностей.

Рекомендацин по монтажу колец. 1. При установке резиновые кольца следует предохранять от перекосов, скручивания, механических повреждений и порезов. Поверхности сопрягаемых деталей должны быть чистыми, не содержать абразивных продуктов и продуктов коррозии. Поверхность рекомендуется смазывать смазкой, инертной к материалу

колец, или рабочими жидкостями, обладаюшими хорошими смазывающими свойствами.

2. Для облегчения монтажа необходимо предусмотреть заходные фаски в цилиндре, на поршне и штоке, указанные на рис. 3, a и δ .

Для уплотнения штока кольцами с внутренними диаметрами d_1 , мм, более указанных ниже

$$d_{2}$$
... 1,4 1,9 2,5 3,0 3,6 4,6 5,8 7,5 8,5 d_{1} ... 30 30 30 45 55 65 80 110 130

рекомендуется применять открытые канавки (рис. 3, θ).

- 3. Если в процессе монтажа кольцо проходит по отверстию, то во избежание среза делают кольцевые проточки (рис. 4). Если невозможно выполнить кольцевую проточку, то притупляют острые кромки.
- 4. Для установки уплотнительных колец в наружные канавки рекомендуется применять конусные оправки (рис. 5). В случае, когда кольцо при монтаже проходит по резьбе, слетует применять оправки, прикрывающие резьбу. (Продолжение рекомендаций см. с. 298).

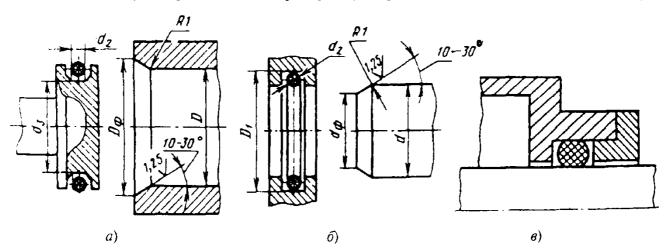


Рис. 3. Заходные фаски: a - для шилиндра $D_{\Phi}=d_3+2d_2+1\;;\;\; \delta$ - для штока $d_{\Phi}=D_1-2d_2-1\;;\;\;$ θ - Открытые канавки

7. Гарантийные сроки и наработка колец, ч

Группа резины	Гарантийный срок эксплуа- тации в составе изделия при		В том числе при температуре, °С, до								
	температуре 25 °C, лет	50	70	100	120	150	200				
0	6	2400	600	50	-	-	-				
2 3		3700	720	70	-	-	_				
4	7	8500	1800	240	70	-	-				
5	11	6 лет	2 года	1 год	1000	300	-				
6; 7		O ACI	2 года	1 100	1400	700	120				
8	10	10000	2050	250	-	-	-				

Примсчание. Нижние температурные пределы для каждой группы резины должны соответствовать указанным в табл. 5.

8. Предельные отклонения диаметров сопрягаемых деталей Размеры, мм

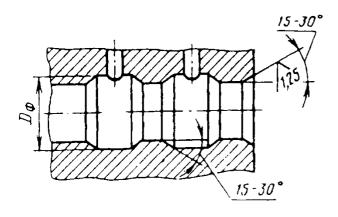
			Предел	тьные (отклонения при давлении, МПа (кгс/см ²)								
Номинальные диаметры		до 5	5 (50)				5 (50) 0 (100)			св. 10	(100)		
					Д	ля сое,	динени	й					
		виж- ых	1	юд- ных	поді Ні	зиж- ых	неп виж	ОД- НЫХ		зиж- ых	неп виж	4	
От 3 до 30					Н9	f9			Н9	f9	H10		
Св. 30 до 50	Н9	f9	H10				H10		H8				
Св. 50 до 80				h9	Н8	f7		h9		f7		h9	
Св. 80 до 120		f7							H 7		Н9		
Св. 120 до 180	H8	17	H9			g6	Н9			a6			
Св. 180		g6			H7					g6			

8а. Предельные отклонения размеров канавок

b	h	D_1	D_2	d_3	d_4	d_5	d_6	d_7
Н	13	Н9	HII	h9	h13	H11	Hii	hll

9, Физико-мехапические показатели резины

				H	орма для р	Норма для резины групп	111			
Показатели	_					•	5			
	0	-	7		4	подгр	подгруппы	9	7	×
						_	7			
Условная прочность при растяжении,	12,3	8,6	8.6	11,8	8,01	9,61	13.7	8,11	6,4	8,8
МПа (кгс/см²), не менее	(125)	(100)	(100)	(120)	(110)	(200)	(140)	(120)	(65)	(06)
Относительное удлинение при разрыве, од не менее	250	300	091	140	150	001	130	120	200	150
Относительная остаточная деформация после разрыва, %, не более	20	20	∞	∞	∞	10	15	10		∞
Коэффициент морозостойкости по здастичному восстановлению после сжатия при температуре, °С, не менее:							_			
01-	0,2	1	ı	•	ı	0,2	0,2	0,2	ı	,
-20	ı	0,2	1	1	0,2	ı	1	,	1	ı
-45	ı	,	0,2	0,2	1	ı	•	ı	ı	9.0
-50	ı	1	ı	,	ı	1	+	1	0,45	(-40 °C)
Температура хрупкости при заморажи- вании, °С, не выше	-15	-30	-50	-50	-30	-25	-25	-25	09-	-50
Сопротивление истиранию, Дж/мм ³ , пе менее	6	10	9	9	7	01	10	10	,	ı
Тверлость, сдиницы Шор А	75-85	55-70	70-80	75-85	75-85	75-85	75-90	08-59	60-75	70-85
Твердость по ИСО, международные сдиницы	75-90	55-70	70-85	75-90	70-85	70-85	70-85	08-89	60-75	70-85



1 15 0.16 Ronupodamb

R2 20, □ □ □

L

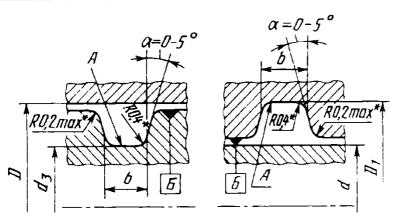
Рис. 4

Рис. 5

посадочные места для радиальных уплотнений (гост 9833-73)

(ГОСТ 9833-73 предусматривает посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2=1,4$ мм в неподвижных соединениях и с диаметрами d_2 : 1,9; 2,5; 3,0; 3,6; 4,6; 5,8; 7,5 и 8,5 мм)

10. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 2,5$ мм



* Размер обеспечивается инструментом.

Обозначение типоразмера	d	D		одвижн единен			подвиж единен		Радиальное биение по- верхности А относительно
кольца			d_3	D_1	b	d_3	D_1	b	поверхности Б
009-013-25	9	13	9	13		9,3	12,7		
010-014-25	10	14	10	14	!	10,3	13,7		
011-015-25	11	15	11	15		11,3	14,7	,	
012-016-25	12	16	12	16	3,3	12,3	15,7	3,6	0,04
013-017-25	13	17	13	17		13,3	16,7		
014-018-25	14	18	14	18		14,3	17,7		
015-019-25	15	19	15	19		15,3	18,7		
020-024-25	20	24	20	24		20,3	23,7		
021-025-25	21	25	21	25		21,3	24,7	'	
022-026-25	22	26	22	26		22,3	25,7	,	
023-027-25	23	27	23	27		23,3	26,7		
024-028-25	24	28	24	28		24,3	27,7	 	
025-029-25	25	29	25	29		25,3	28,7		
026-030-25	26	30	26	30		26,3	29,7		_
027-031-25	27	31	27	31		27,3	30,7		0,06
028-032-25	28	32	28	32		28,3	31,7		
029-033-25	29	33	29	33	3,3	29.3	32,7	3,6	
030-034-25	30	34	30	34		30,3	33,7		
032-036-25	32	36	32	36		32,3	35,7	į	
034-038-25	34	38	34	38		34,3	37,7		
036-040-25	36	40	36	40	l	36,3	39,7		

Продолжение табл. 10

Обозначение типоразмера	d	D	1	одвижное единение		1	подвиж рединен		Радиальное биение по- верхности А относительно
кольца			d_3	D_1	b	d_3	D_1	b	поверхности Б
037-041-25	37	41	37	41		37,3	40,7		
038-042-25	38	42	38	42		38,3	41,7		
040-044-25	40	44	40	44		40,3	43,7		
041-045-25	41	45	41	45		41,3	44,7		
042-046-25	42	46	42	46	<u> </u>	42.3	45,7		
043-047-25	43	47	43	47		43.3	46,7		
044-048-25	44	48	44	48	3,3	44,3	47.7	3,6	0,06
045-049-25	45	49	45	49		45,3	48,7		
046-050-25	46	50	46	50		46,3	49,7		
048-052-25	48	52	48	52		48,3	51,7		
050-054-25	5 0	54	50	54		50,3	53,7		
051-055-25	51	55	51	55		51,3	54,7		

11. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2=3,0\,$ мм (см. эскиз к табл. 10)

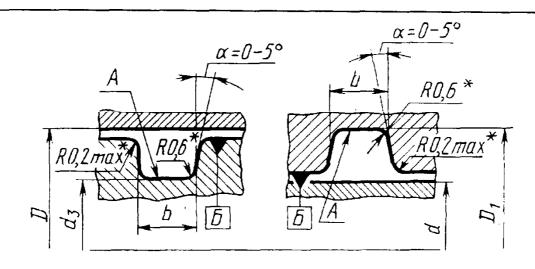
Размеры, мм

Типоразмер кольца	d	D		одвижн Эединен			подвиж рединен		Радиальное биение по- верхности <i>А</i> относительно
	<u> </u>	<u> </u>	d_3	D_1	Ь	d_3	D_1	b	поверхности Б
020-025-30	20	25	20	25		20,3	24,7		
022-027-30	22	27	22	27	•	22,3	26,7		
023-028-30	23	28	23	28		23,3	27,7		
024-029-30	24	29	24	29		24,3	28,7		
025-030-30	25	30	25	30	3,7	25,3	29,7	4,0	0.04
027-032-30	27	32	27	32		27,3	31,7		
()28-033-30	28	33	28	33		28.3	32,7		
030-035-30	30	35	30	35		30,3	34,7	<u> </u>	
032-037-30	32	37	32	37		32,3	36,7		
033-038-30	33	38	33	38		33,3	37,7		
035-040-30	35	40	35	40		35,3	39,7		
036-041-30	36	41	36	41		36,3	40,7	:	
038-042-30	38	42	37	42		37,3	42,7		
040-045-30	40	45	40	45		40,3	44.7		
042-048-30	42	48	43	48		43,3	46,7		
1)45-050-30	45	50	45	50		45,3	49,7		
050-055-30	50	55	50	55	3.7	50.3	54,7	4,0	0.06
051-056-30	51	56	51	56		51.3	55,7		
055-060-30	55	60	55	60		55,3	59.7		
056-061-30	56	6 1	56	61		56,3	60.7		
058-063-30	58	63	58	63		58,3	62.7		
060-065-30	60	65	60	65		60,3	64.7		
063-068-30	63	68	63	68		63,3	67,7		
065-070-30	65	70_	65_	70		65,3	69,7		

Продолжение табл. 11

Типоразмер кольца	d	D				подвиж единен		Радиальное биение по- верхности А относительно		
	<u> </u>	<u> </u>	d_3	D_1	b	d_3	D_1	b	поверхности Б	
066-071-30	66	71	66	71		66,3	70,7			
070-075-30	70	75	70	75		70,3	74,7	İ		
071-076-30	71	76	71	76		71,3	75,7			
075-080-30	75	80	75	80		75,3	79,7	•	}	
080-085-30	80	85	80	85	3,7	80,3	84,7	4,0	0,06	
085-090-30	85	90	85	90		85,3	89,7	! !		
090-095-30	90	95	90	95		90,3	94,7			
095-100-30	95	100	95	100		95,3	99,7	[
100-105-30	100	105	100	105		100,3	104,7			

12. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 3,6$ мм Размеры, мм



* Размер обеспечивается	инструментом.
-------------------------	---------------

Типоразмер кольца	d	D	1	одвижн единен		Неподвижное соединение			Радиальное биение по- верхности А относительно
	<u> </u>	<u></u>	d_3	D_1	b	d_3	D_1	Ь	поверхности $\emph{\textit{Б}}$
022-028-36	22	28	22	28		22,4	27,6		
023-029-36	23	29	23	29		23,4	28,6		
024-030-36	24	30	24	30	ł	24,4	29,6	1	
025-031-36	25	31	25	31		25,4	30,6		
026-032-36	26	32	26	32	4,4	26,4	31,6	4,7	0,04
027-033-36	27	33	27	33		27,4	32,6		
028-034-36	28	34	28	34		28,4	33,6		
029-035-36	29	35	29	35		29,4	34,6		
030-036-36_	30	36	30	36		30,4	35,6		
032-038-36	32	38	32	38		32,4	37,6		
034-040-36	34	40	34	40		34,4	39,6	ĺ	
035-041-36	35	41	35	41	4,4	35,4	40,6	4,7	0,06
036-042-36	36	42	36	42	į	36,4	41,6		
038-044-36	38	44	38	44		38,4	43,6		

Продолжение табл. 12

Типоразмер кольца	d	1 / 1		Подвижное оединение			подвиж рединен		Радиальное биение по- верхности А относительно
•••			d_3	D_1	Ь	d_3	D_1	Ь	поверхности Б
039-045-36	39	45	39	45		39,4	44,6		
040-046-36	40	46	40	46		40,4	45,6		
042-048-36	42	48	42	48		42,4	47,6		
044-050-36	44	50	44	50	}	44,4	49,6		
045-051-36	45	51	45	51		45,4	50,6		
046-052-36	46	52	46	52]	46,4	51,6		
048-054-36	48	54	48	54		48,4	53,6		
049-055-36	49	55	49	55		49,4	54,6		
050-056-36	50	56	50	56		50,4	55,6		
052-058-36	52	58	52	58		52,4	57,6		
054-060-36	54	60	54	60		54,4	59,6		
055-061-36	55	61	55	61		55,4	60,6		
056-062-36	56	62	56	62		56,4	61,6		
057-063-36	57	63	57	63	İ	57,4	62,6		
058-064-36	58	64	58	64	4,4	58,4	63,6	4.7	0,06
059-065-36	59	65	59	65		59,4	64,6		
060-066-36	60	66	60	66		60,4	65,6		
062-068-36	62	68	62	68		62,4	67,6		
063-069-36	63	69	63	69		63,4	68,6		
064-070-36	64	70	64	70		64,4	69,6		
065-071-36	65	71	65	71		65,4	70,6		
066-072-36	66	72	66	72		66,4	71,6		
068-074-36	68	74	68	74		68,4	73,6		
069-075-36	69	75	69	75		69,4	74,6		
070-076-36	70	76	7 0	76		70,4	75,6		
071 -077-36	71	77	71	77		71,4	76,6	,	
072-078-36	72	78	72	78		72,4	77,6		
074-080-36	74	80	74	80		74,4	79,6		
075-081-36	75	81	75	81		75,4	80,6		
076-082-36	76	82	7 6	82		76,4	81,6		
078-084-36	78	84	78	84		78,4	83,6		
079-08 5-36	79	85	79	85		79,4	84,6		
080-086-36	80	86	80	86		80,4	85,6		
082-088-36	82	88	82	88		82,4	87,6		
084-090-36	84	90	84	90		84,4	89,6	İ	
085-091-36	85	91	85	91		85,4	90,6		
086-092-36	86	92	86	92		86,4	91,6		
088-094-36	88	94	88	94		88,4	93,6		
089-095-36	89	95	89	95	4,4	89,4	94,6	4,7	0,06
090-096-36	90	96	90	96		90,4	95,6		
092-098-36	92	98	92	98		92,4	97,6		
094-100-36	94	100	94	100		94,4	99,6		
095-101-36	95	101	95	101		95.4	100,6		
096-102-36	96	102	96	102	İ	96,4	101,6		
098-104-36	98	104	98	104		98,4	103,6	ļ	
099-105-36	99	105	99	105		99,4	104,6		
100-106-36	100	106	100	106		100,4	105,6		

Продолжение табл. 12

Типоразмер	d	D	l .	Іодвижное		Неподвижное			Радиальное биение по-
кольца	"			единен			единен		верхности А относительно
	<u> </u>	<u> </u>	d_3	D_1	<u>b</u>	<i>d</i> ₃	D_1	b	поверхности Б
102-108-36	102	108	102	i	108	102,4	107,6		
104-110-36	104	110	104	110		104,4	109,6		
105-11-36	105	111	105	111		105,4	110.6		
106-112-36	106	112	106	112		106,4	111,6		
108-114-36	108	114	108	114		108,4	113.6	'	
109-115-36	109	115	109	115		109,4	114,6		
110-116-36	110	116	110	116		110,4	115,6		
112-118-36	112	118	112	118		112.4	117,6	:	
114-120-36	114	120	114	120		114,4	119,6		
115-121-36	115	121	115	121		115,4	120,6		
118-124-36	118	124	118	124 126 131	118,4	123,6			
120-126-36	120	126	120		120,4	125.6			
125-130-36	125	130	124		125,4	130,6			
130-135-36	130	135	129	136	4,4	129,4	135,6	4,7	0,06
135-140-36	135	140	134	141		134,4	140,6		
140-145-36	140	145	139	146		139,4	145,6		
145-150-36	145	150	144	151	ļ	144,4	150,6		
150-155-36	150	155	149	156		149,4	155,6		
155-160-36	155	160	154	161]	154,4	160,6		
160-165-36	160	165	159	166		159,4	165,6		
165-170-36	165	170	164	171		164,4	170,6]	
170-175-36	170	175	169	176		169.4	175.6		
175-180-36	175	180	174	181		174.4	180,6		
180-185-36	180	185	179	1	186 191	179,4	185,6		
185-190-36	185	190	184	1		184,4	190,6		
190-195-36	190	195	189	196		189,4	195,6		
195-200-36	195	200	194	201		194,4	200,6		_
200-205-36	200	205	199	206		199,4	205,6	4,7	0,07

13. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 4,6$ мм (см. эскиз к табл. 12)

Типоразмер кольца	d	D	Подвижное соединение			ļ	подвиж единен		Радиальное биение по- верхности А относительно
			d_3	D_1	b	d_3	D_1	b	поверхности $\it B$
028-036-46	28	36	28	36		28,6	35,4		0.04
030-038-46	30	38	30	38		30.6	37,4		0.04
032-040-46	32	40	32	40	5.2	32.6	39,4	5.6	
034-042-46	34	42	34	42		34,6	41,4		
035-043-46	35	43	35	43		35,6	42,4		0,06
036-044-46	36	44	36	44		36.6	43,4		
037-045-46	37	45	37	45		37,6	44,4		

Продолжение табл. 13

Типоразмер кольца	d	D	4	одвижн оединен			Неподвижное соединение		Радиальное биение по- верхности А относительно
			d_3	D_{\perp}	b	d_3	D_1	Ь	поверхности Б
038-046-46	38	46	38	46		38,6	45,4	Ī	
040-048-46	40	48	40	48		40,6	47,4		l l
042-050-46	42	50	42	50		42,6	49,4	1	ŀ
044-052-46	44	52	44	52		44,6	51,4		
045-053-46	45	53	45	53		45,6	52,4	}	
047-055-46	47	55	47	55	ľ	47,6	54,4	·	1
048-056-46	48	56	48	56	İ	48,6	55,4	į	
050-058-46	50	58	50	58		50,6	57,4		
052-060-46	52	60	52	60	Ì	52,6	59,4		
054-062-46	54	62	54	62	1	54,6	61,4		
055-063-46	55	63	55	63		55,6	62,4		
057-065-46	57	65	57	65	ĺ	57,6	64,4		
058-066-46	58	66	58	66		58,6	65,4		
060-068-46	60	68	60	68	<u>;</u> 	60,6	67,4		
062-070-46	62	70	62	70		62,6	69,4		
063-071-46	63	71	63	71		63,6	70,4		
064-072-46	64	72	64	72		64,6	71,4	İ	
065-073-46	65	73	65	73		65,6	72,4]	
067-075-46	67	75	67	75		67,6	74,4	i	
068-076-46	68	76	68	76		68,6	75,4		
070-078-46	70	78	70	7 8		70,6	77,4		
072-080-46	72	80	72	80		72,6	79,4		
074-082-46	74	82	74	82		74,6	81,4	}	
075-083-46	75	83	75	83		75,6	82,4		
077-085-46	77	85	77	85		77,6	84,4		
078 -086-46	78	86	78	86	5,2	78,6	85,4	5,6	0,06
080-088-46	80	88	80	88		80,6	87,4		
082-090-46	82	90	82	90		82,6	89,4		
085-092-46	85	92	84	93		84,6	95,4		
088-095-46	88	95	87	96		87,6	95,4		
090 -098-46	90	98	90	98		90,6	97,4		
09 2-100-46	92	100	92	100		92,6	99,4		
095-102-46	95	102	94	103		94,6	102,4		
098-105-46	98	105	97	106		97,6	105,4		
100-108-46	100	108	100	108		100,6	107,4	1	
102-110-46	102	110	102	110		102,6	109,4		
105-112-46	105	112	104	113		104,6	112,4		
108-115-46	108	115	107	116		107,6	115,4	}	
110-118-46	110	118	110	118		110,6	117,4		
112-120-46	112	120	112	120		112,6	119,4		
115-122-46	115	122	114	122		114,6	122,4		
118-125-46	118	125	117	126		117,6	125,4	İ	
120-128-46	120	128	120	128		120,6	127,4		
122-130-46	122	130	122	130		122,6	129,4		
125-135-46	125	135	127	133		127,6	132,4	į	
130-140-46	130	140	132	138		132,6	137,4	1	
135-145-46	135	145	137	143		137,6	142,4		
_140-150-46	140	150	142	148	i	142,6	147,4	Į.	

Продолжение табл. 13

Типоразмер кольца	d	D	l	одвижн единен		Неподвижное соединение			Радиальное биение по- верхности А относительно
			d_3	D_1	Ь	d ₃	D_1	Ь	поверхности Б
145-155-46	145	155	147	153		147,6	152,4		
150-160-46	150	160	152	158		152,6	157,4		
155-165-46	155	165	157	163		157,6	162,4		
160-170-46	160	170	162	168		162,6	167,4		
165-175-46	165	175	167	173		167,6	172,4		
170-180-46	170	180	172	178		172,6	177,4		0,06
175-185-46	175	185	177	183		177,6	182,4		
180-190-46	180	190	182	188		182,6	187,4		
185-195-46	185	195	187	193		187,6	192,4		
190-200-46	190	200	192	198		192,6	197,4	,	·
195-205-46	195	205	197	203		197,6	202,4		
200-210-46	200	210	202	208	5,2	202,6	207,4	5,6	
205-215-46	205	215	207	213		207,6	212,4		
210-220-46	210	220	212	218		212,6	217,4		
215-225-46	215	225	217	223	•	217,6	222,4	'	
220-230-46	220	230	222	228		222,6	227,4		
225-235-46	225	235	227	233		227,6	232,4		
230-240-46	230	240	232	238		232,6	237,4		0,07
235-245-46	235	245	237	243		237,6	242,4		
240-250-46	240	250	242	248		242,6	247,6		
245-255-46	245	255	247	253		247,6	252,4		
250-260-46	250	260	252	258		252,6	257,4		

14. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 5,8$ мм (см. эскиз к табл. 12)

Типоразмер кольца	d	D	Подвижное соединение		Неподвижное соединение			Радиальное биение по- верхности А относительно				
	<u> </u>	<u></u>	d_3	D_1	b	d_3	D_1	b	поверхности Б			
050-060-58	50	60	50	60		50,8	59,2					
053-063-58	53	63	53	63	}	53,8	62,2					
055-065-58	55	65	55	65	ĺ	55,8	64,2					
056-066-58	56	66	56	66		56,8	65,2					
060-070-58	60	70	60	70		60,8	69,2					
061-071-58	61	71	61	71	6,5	61,8	70,2	7,0	0,06			
063-073-58	63	73	63	73	•	63,8	72,2					
065-075-58	65	75	65	75		65,8	74,2	ļ				
070-080-58	70	80	70	80		70,8	79,2					
071-081-58	71	81	71	81		71,8	80,2					
075-085-58	75	85	75	85	<u> </u>	75,8	84,2					

Продолжение табл. 14

Типоразмер		T _	Подвижное 1			Не	еподвиж	ное	Радиальное биение по-
кольца	d			оединен			оединен		верхности А относительно
			d_3	D_1	b	d_3	D_1	<i>b</i>	поверхности Б
078-088-58	78	88	78	88		78,8	87,2		
080-090-58	80	90	80	90		80,8	89,2		
085-095-58	85	95	85	95		85,8	94,2		
090-100-58	90	100	90	100	[90,8	99,2		
095-105-58	95	105	95	105		95,8	104,2		
100-110-58	100	110	100	110		100,8	109,2		
105-115-58	105	115	105	115		105,8	114,2	!	
110-120-58	110	120	110	120		110,8	119,2		
115-125-58	115	125	115	125		115,8	124,2		
120-130-58	120	130	120	130		120,8	129,2		
125-135-58	125	135	125	135		125,8	134,2	-	
130-140-58	130	140	130	140		130,8	139,2		
135-145-58	135	145	135	145		135,8	144,2		
140-150-58	140	150	140	150		140,8	149,2		
145-155-58	145	155	145	155		145,8	154,2		
150-160-58	150	160	150	160		150,8	159,2		
155-165-58	155	165	155	165		155,8	164,2		
160-170-58	160	170	160	170		160,8	169,2		
165-175-58	165	175	165	175		165,8	174,2		
170-180-58	170	180	170	180		170,8	179,2		
175-185-58	175	185	175	185		175,8	184,2		
180-190-58	180	190	180	190		180,8	189,2		
185-195-58	185	195	185	195		185,8	194,2		
190-200-58	190	200	190	200	6,5	190,8	199,2	7,0	0,06
195-205-58	195	205	195	205		195,8	204,2	,	,
200-210-58	200	210	200	210		200,8	209,2		
205-215-58	205	215	205	215		205,8	214,2		
210-220-58	210	220	210	220		210,8	219,2		
215-225-58	215	225	215	225		215,8	224,2		
220-230-58	220	230	220	230		220,8	229,2		
225-235-58	225	235	225	235		225,8	234,2		
230-240-58	230	240	230	240		230,8	239,2		
235-245-58	235	245	235	245		235,8	244,2		
240-250-58	240	250	240	250		240,8	249,2		
245-255-58	245	255	245	255		245,8	254,2		
250-260-58	250	260	250	260		250,8	259,2		
255-265-58	255	265	255	265		255,8	264,2		
260-270-58	260	270	260	270		260,8	269,2		
265-275-58	265	275	265	275		265,8	274,2		
270-280-58	270	280	270	280		270,8	279,2	ł	
275-285-58	275	285	275	285		275,8	284,2		
280-290-58	280	290	280	290		280,8	289,2		
285-295-58	285	295	285	295		285,8	294,2		
290-300-58	290	300	290	300		290,8	299,2	}	
295-305-58	295	305	295	305		295,8	304,2		
300-310-58	300	310	300	310		300,8	309,2		
305-315-58	305	315	305	315		305,8	314,2	ļ	
310-320-58	310	320	310	320		310,8	319,2		

15. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2=8,5\,$ мм (см. эскиз к табл. 12)

Размеры, мм

Типоразмер кольца	d	D	Į.		одвижное Неподвижное единение соединение			Радиальнос биение по- верхности А относительно	
	<u> </u>		<i>d</i> ₃	D_1	b	<i>d</i> ₃	D_1	b	поверхности Б
180-195-85	180	195	180	195		181,4	193,6		
185-200-85	185	200	185	200		186,4	198,6		
190-205-85	190	205	190	205		191,4	203,6		
195-210-85	195	210	195	210		196,4	208,6		
200-215-85	200	215	200	215		201,4	213,6		
205-220-85	205	220	205	220	9,4	206,4	218,6	10,3	0,06
210-225-85	210	225	210	225		211,4	223,6	<u>.</u>	
215-230-85	215	230	215	230		216,4	228,6		
220-235-85	220	235	220	235		221,4	233,6		
225-240-85	225	240	225	240		226,4	238,6		
230-245-85	230	245	230	245		231,4	243,6		
235-250-85	235	250	235	250		236,4	248,6		
240-255-85	240	255	240	255		241,4	253,6		
245-260-85	245	260	245	260		246,4	258,6		
250-265-85	250	265	250	265		251,4	263,6	İ	
255-270-85	255	270	255	270		256,4	268,6	Ì	
260-275-85	260	275	260	275		261,4	273,6		
265-280-85	265	280	265	280	9,4	266,4	278,6	10,3	0,07
280-295-85	280	295	280	295		281,4	293,6		
285-300-85	285	300	285	300		286,4	298,6		
300-325-85	300	315	300	315		301,4	313,6		
305-320-85	305	320	305	320		306,4	318,6		
320-335-85	320	335	320	335		321,4	333,6		

ПОСАДОЧНЫЕ МЕСТА ДЛЯ ТОРЦОВЫХ УПЛОТНЕНИЙ (ГОСТ 9833-73)

16. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 2,5$ мм

Размеры, мм

Продолжение табл. 16

7,85+0,1 R0,7 R0,4*	1,85+Q7 R0,7

* Размер обеспечивается инструментом

Типоразмер кольца	d_4	D_2
020-024-25	17	24
021-025-25	18	25
022-026-25	19	26
023-027-25	20	27
024-028-25	21	28
025-029-25	22	29
026-030-25	23	30
027-031-25	24	31
028-032-25	25	32
029-033-25	26	33
030-034-25	27	34
032-036-25	29	36

Типоразмер

кольца 030-035-30

032-037-30

033-038-30

034-039-30

035-040-30

036-041-30

038-042-30

040-045-30

042-048-30

045-050-30

048-052-30

050-055-30

051-056-30

055-060-30

056-061-30

058-063-30

060-065-30

063-068-30

065-070-30

066-071-30

070-075-30

071-076-30

075-080-30

080-085-30

082-088-30

085-090-30

088-092-30

090-095-30

092-098-30

Продолжение табл. 16

Продолжение табл. 17

 D_2

35

37

37

39

39

40

41

44

46

49

52

54

55

59

60

63

65

68

69

70

74

75

79

84

87

89

92

94

97

 d_4

26

28

28

30

30

31

32

35

37

40

43

45

46

50

51

54

56

59

60

61

65

66

70

75

78

80

83

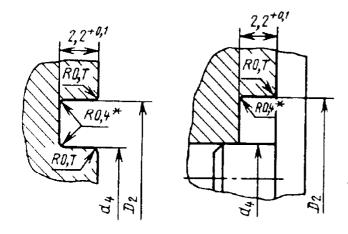
85

88

Типоразмер кольца	d_4	D_2
034-038-25	31	38
036-040-25	33	40
037-041-25	34	41
038-042-25	35	42
040-044-25	37	44
041-045-25	38	45
042-046-25	39	46
043-047-25	40	47
044-048-25	41	48
045-049-25	42	49
046-050-25	43	50
048-052-25	45	52
050-054-25	47	54

17. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 3$ мм

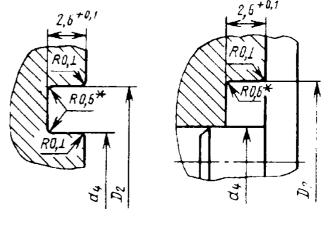
Размеры, мм



^{095-100-30 89 98} 098-102-30 92 101 100-105-30 94 103 18. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 3,6$ мм Размеры, мм

• Размер обеспечивается инструментом.

<u>-</u>		
Типоразмер кольца	d_4	D_2
020-025-30	16	25
021-0 26-3 0	18	27
022-027-30	18	27
023-028-30	19	28
024-029-30	20	29
025-030-30	21	30
026-031-30	23	32
027-032-30	23	32
028-033-30	24	33
()29-034-30	26	35



* Размер обеспечивается инструментом

Продолжение табл. 18

Продолжение табл. 18

Типоразмер кольца	d_4	<i>D</i> ₂	Типоразмер кольца	d ₄	D_2
022-028-36	19	29	084-090-36	79	89
023-029-36	20	30	085-091-36	80	90
024-030-36	21	31	086-092-36	81	91
025-031-36	22	32	088-094-36	83	93
026-032-36	23	33			
027-033-36	24	34	089-095-36	84	94
028-034-36	25	35	090-096-36	85	95
029-035-36	26	36	092-098-36	87	97
030-036-36	27	37	094-100-36	88	98
032-038-36	28	38	095-101-36	89	99
034-040-36	30	40 41	096-102-36	90	100
035-041-36 036-042-36	31 32	42	098-104-36	92	102
038-044-36	34	44	099-105-36	93	103
039-045-36	35	45		Į į	
040-046-36	36	46	100-106-36	94	104
042-048-36	38	48	102-108-36	96	106
044-050-36	40	50	104-110-36	98	108
045-051-36	41	51	105-111-36	99	109
046-052-36	42	52	106-112-36	100	110
048-054-36	44	54	108-114-36	101	111
049-055-36	45	55	_ 109-115-36	103	113
050-056-36	46	56	110-116-36	104	114
052-058-36	48	58			
054-060-36	50	60	112-118-36	106	116
055-061-36	51	61	114-120-36	108	118
056-062-36	52	62	115-124-36	109	119
057-063-36	54	63	118-124-36	112	122
058-064-36	54	64	120-126-36	114	124
059-065-36	55	65	125-130-36	118	128
060-066-36	56	66	130-135-36	123	133
062-068-36	58	68		ì	138
063-069-36	58	68	135-140-36	128	
064-070-36 065-071-36	59	69	140-145-36	133	143
066-072-36	60 61	70 71	145-150-36	138	148
068-074-36	63	73	150-155-36	143	153
069-075-36	64	74	155-160-36	147	157
070-076-36	65	75	160-165-36	152	162
071-077-36	67	76	165-170-36	157	167
072-078-36	67	77	170-175-36	162	172
074-080-36	69	79	175-180-36	167	177
075-081-36	70	80	180-185-36		182
076-082-36	71	81		172	
078-084-36	73	83	185-190-36	177	187
079-085-36	74	84	190-195-36	182	192
080-086-36	75	85 85	195-200-36	188	198
082-088-36] 77	87	200-205-36	192	202

19. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 4,6$ мм

065-073-46

067-075-46

068-076-46

070-078-46

072-080-46

Продолжение табл. 19

	Размеры, мм	1	Типоразмер	d_4	n
	r asmepsi, wiv		кольца	"4	D_2
			074-082-46	69	81
	n 1	+01	075-083-46	70	82
3,3+4	4,7	3,3+0,7	077-085-46	72	84
			078-086-46	73	85
RQ.N		ROL	080-088-46	75	87
		1/23/	082-090-46	77	89
RO	<u>5*</u>	ROB*	085-092-46	79	91
1/1/10/			088-095-46	82	94
		^	090-098-46	85	97
RUL	↑ \		092-100-46	87	99
and the same		† • • 	095-102-46	88	100
•	D 22	B2 4	098-105-46	91	103
		4-1-1-1	100-108-46		
			100-108-46	94 96	106
* n-= -			105-112-46	98	108 110
Размер об	еспечивается ин	струментом.	108-115-46	101	
			110-118-46	104	113
Типоразмер	d_4	D_2	112-120-46	104	116
кольца					118
028-036-46	25	37	115-122-46	108	120
030-038-46	27	39	118-125-46	111	123
032-040-46	28	40	120-128-46	114	126
034-042-46	30	42	122-130-46	116	128
035-043-46	31	43	125-135-46	119	131
036-044-46	32	44	130-140-46	124	136
037-045-46	33	45	135-145-46	129	141
038-046-46	34	46	140-150-46	134	146
040-048-46	36	48	145-155-46	139	151
042-050-46	38	50	150-160-46	144	156
044-052-46	40	52	155-165-46	148	160
045-053-46	41	53	160-170-46	153	165
047-055-46	43	55	165-175-46	158	170
048-056-46	44	56	170-180-46	163	175
050-058-46	46	58	175-185-46	168	180
052-060-46	48	58 60	180-190-46	173	185
054-062-46	50		185-195-46	178	190
055-063-46	50 51	62	190-200-46	183	195
057-065-46		63	195-205-46	188	200
058-066-46	53	65	200-210-46	193	205
060-068-46	54	66	205-215-46	198	210
	56	68	210-220-46	202	215
062-070-46	58	70	215-225-46	208	220
063-071-46	59	71	220-230-46	212	224
064-072-46	59	71 72	225-235-46	217	229

230-240-46

235-245-46

240-250-46

245-255-46

250-260-46

20. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 5,8$ мм

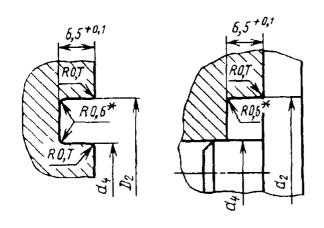
Продолжение табл. 20

	Размеры, мм		Типоразмер кольца	d_4	D_2
			130-140-58	123	138
	,	4,2+0,1	135-145-58	128	143
4,2+0,1	•	√ √ →	140-150-58	133	148
		ROT	145-155-58	138	153
ROJ		1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	150-160-58	143	158
11/1/1		ROS*	155-165-58	148	163
RO,	<u>6</u> *		160-170-58	153	168
	_ \	7	165-175-58	158	173
ROTA		 	170-180-58	163	178
		┝╍┼┼┼┼	175-185-58	168	183
	4 2 4		180-190-58	173	188
7	1 D2	d4 D2	185-195-58	178	193
			190-200-58	183	198
* Dansey of	- amalumpagrag ulu		195-205-58	187	202
Размер об	еспечивается инс	прументом.	200-210-58	192	207
Типоразмер	d_4	D_2		197	212
кольца	4	D ₂	205-215-58		
050-060-58	45	60	210-220-58	202	217
053-063-58	48	63	215-225-58	207	222
055-065-58	50	65	220-230-58	211	226
056-066-58	51	66	225-235-58	216	231
060-070-58	55	70	230-240-58	221	236
061-071-58	57	71	235-245-58	226	241
063-073-58	57	72	240-250-58	231	246
065-075-58	60	75	245-255-58	236	251
070-080-58	65	80	250-260-58	241	256
071-081-58	66	80	255-265 - 58	246	261
075-085-58	70	85	260-270-58	251	266
078-088-58	73	88	265-275-58	256	271
080-090-58	75	90	270-280-58	261	276
082-092-58	76	92	275-285-58	266	281
085-095-58	80	95	280-290-58	270	285
088-098-58	82	98	285-295-58	275	290
090-100-58	85	100	290-300-58	280	295
092-102-58	86	102	295-305-58	285	300
095-105-58 098-108-58	89	104	300-310-58	290	305
100-110-58	92	108	305-315-58	295	310
102-112-58	94 96	109 112	310-320-58	300	315
105-115-58	90	114	315-325-58	305	320
108-118-58	102	118	320-330-58	310	325
110-120-58	102	119	325-335-58	315	330
112-122-58	106	122	330-340-58	320	335
115-125-58	109	124	335-345-58	325	340
118-128-58	112	128	340-350-58	329	344
120-130-58	114	129	345-355-58	334	349
125-135-58	118	133	350-360-58	339	354

21. Посадочные места под кольца с диаметром сечения $d_2 = 8,5$ мм

Продолжение табл. 21

Размеры,	ММ
----------	----



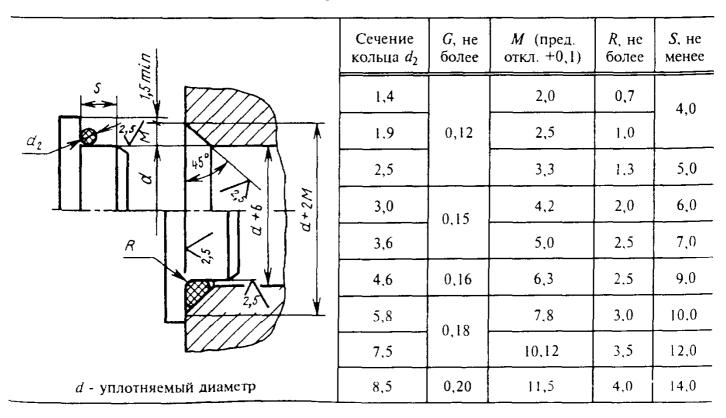
	_	
* Размер	обеспечивается	инструментом.

Типоразмер кольца	d_4	D_2
190-205-85	180	201
195-210-85	187	208
200-215-85	192	213
205-220-85	197	218

Типоразмер кольца	d_4	D_2
210-225-85	202	223
215-230-85	207	228
220-235-85	212	233
225-240-85	216	237
230-245-85	221	242
235-250-85	226	247
240-255-85	230	251
245-260-85	236	257
250-265-85	241	262
255-270-85	246	267
260-275-85	251	272
265-280-85	256	277
280-295-85	270	291
285-300-85	275	296
300-315-85	290	311
305-320-85	295	316
320-335-85	310	331
325-340-85	315	336
340-355-85	329	350
345-360-85	334	355
360-375-85	349	370

ПОСАДОЧНЫЕ МЕСТА ДЛЯ УПЛОТНЕНИЙ ПО КОНУСНОЙ ФАСКЕ (ГОСТ 9833-73)

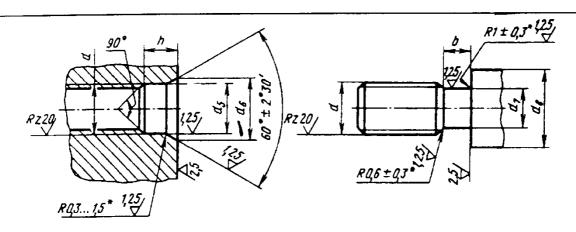
22. Размеры посадочных мест, мм



ПОСАДОЧНЫЕ МЕСТА ДЛЯ УПЛОТНЕНИЙ РЕЗЬБОВЫХ СОЕДИНЕНИЙ (ГОСТ 9833-73)

23. Посадочные места для уплотнений резьбовых соединений

Размеры, мм



^{*} Размер обеспечивается инструментом.

Обозначение типоразмера	d	d_5	d_6	d_7	d_8	ь	h
005-007-14	M6	6,5	7,8	4,4	11	2,1	3,0
006-008-14	M8×1	8,5	9,8	6,4	13	2,1	
009-012-19	M12×1,5	12,5	13,8	9,7	17		
011-014-19	M14×1,5	14,5	15,8	11,7	19		
013-016-19	M16×1,5	16,5	17,8	13,7	21		
015-018-19	M18×1,5	18,5	19,8	15,7	23	3,2	4,0
017-020-19	M20×1,5	20,5	21,8	17,7	25		
019-022-19	M22×1,5	22,5	23,8	19,7	27		
021-024-19	M24×1,5	24,5	25,8	21,7	29		, <u></u>
024-028-25	M27×2	27,5	28,8	24,0	32		
025-031-25	M30×2	30,5	31,8	27,0	35		
030-034-25	M33×2	33,5	35,3	30,0	39		
034-038-25	M36×2	36,5	38,3	33,0	42		
037-041-25	M39×2	39,5	41.3	36,0	45		
040-044-25	M42×2	42,5	44,3	39.0	48	4,5	5,0
043-047-25	M45×2	45,5	47,3	42,0	51		
046-050-25	M48×2	48,5	50,3	45,0	54		
050-054-25	M52×2	52,5	54,3	49,0	58		
054-058-25	M56×2	56,5	58,3	53,0	62		

Диаметр оправки D устанавливают в зависимости от диаметра штока или поршня, а L_1 - от расположения гнезд в соединении, в которые будет монтироваться уплотнительное кольцо. Толшину стенок конусной оправки

$$\left(\frac{D_3-D}{2}\right)$$
 выбирают равной 0,5-2 мм.

5. Монтаж уплотнительных колец во внугренние канавки производят:

- а) без применения инструментов, если внутренний диаметр цилиндра достаточно велик:
- б) с помощью инструментов типа прямых отверток или отверток с концом, согнутым под углом 90°, при небольшом диаметре цилиндра или глубоком расположении канавки.

Инструменты для монтажа колец изготовляют из пластмассы или мягкого металла (например, алюминия или латуни) с загруглениыми краями.

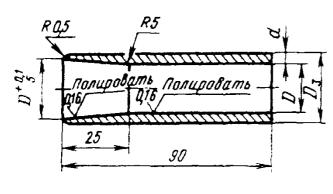


Рис. 6

6. Если монтаж колец во внутреннюю канавку затруднен, то рекомендуется применять имлиндрический ограничитель, который следует вводить в цилиндр до канавки со стороны, противоположной направлению ввода кольца в цилиндр.

Ограничитель представляет собой сплошной цилинар с наружным диаметром, равным диаметру цилиндра, в который монтируется кольцо. Длину ограничителя выбирают в зависимости от расстояния до канавки (под уплотнительное кольцо) со стороны, противоположной направлению ввода кольца.

7. Кольца после демонтажа уплотнительного узла, находившегося в эксплуатации, повторно не применять.

Рекомендации по применению и монтажу защитных колец. 1. Защитные кольца следует применять для предохранения от выдавливания резины в зазор под влиянием давления рабочей среды.

Зашитные кольца устанавливают со стороны, противоположной направлению давления, а при двустороннем давлении - с обеих сторон уплотнительного кольца.

Защитные кольца применяют при радиальных зазорах свыше 0,02 мм при следующих Условиях работы:

в подвижных соединениях при давлении «выше 10 MПа:

в неподвижных соединениях при давлении свыше 20 МПа:

при пульсирующем давлении свыше 10 МПа;

в неподвижных соединениях с уплотнительными кольцами из резин на основе кремнипорганических и фторсиликоновых каучуков при давлении свыше 1 МПа.

Лопускается применять зашитные кольца при меньших давлениях.

Ширина канавок под кольца должна быть уве шчена на максимальную толшину защитных колен. 2. Защитные кольца должны изготавливаться из фторопласта по ГОСТ 10007-80, полиамидной смолы по ГОСТ 10589-87 или других материалов цельными, разрезными или спиральными по технической документации, утвержденной в установленном порядке. Толщина цельных защитных колец из фторопласта должка быть не менее 1-0,1 мм.

При уплотнении цилиндра или штока один из диаметров фторопластового кольца должен равняться номинальному диаметру цилиндра или штока, а другой - соответственно равняться номинальному диаметру канавки d_3 и D_1 .

3. Неразрезные защитные фторопластовые кольца монтируют в наружные канавки таким же способом, как уплотнительные кольца, но с последующим механическим осаживанием для устранения остаточного удлинения.

Кольца осаживают при помоши конусной втулки (рис. 6) и двух полуколец (рис. 7).

Внутренние поверхности конусной втулки должны иметь параметр шероховатости не более Ra 0,16 мкм. Размеры втулки необходимо выбирать в зависимости от диаметра штока или поршня, в канавку которого монтируют защитные фторопластовые кольца. Внутренний диаметр конусной втулки равен диаметру штока или поршня. Диаметр $D_5 = D + 2h$, где h - толщина фторопластового кольца. Толшина стенки должна быть не более 8 мм.

Диаметр D (рис. 6) равен диаметру штока или поршня, в гнезде которого устанавливают зашитное кольцо; диаметр d (рис. 7) выбирают равным диаметру штока или поршня по диаметру канавки

Ширина полуколец H должна быть равна ширине канавки без ширины фторопластового кольца.

Зашитные кольца *1* и полукольца *2* устанавливают в канавки поршня (рис. 8), протаскивают несколько раз через конусную втулку до тех пор, пока они не будут проходить через нее свободно. После этого полукольца снимают и вместо них устанавливают уплотнительные кольца.

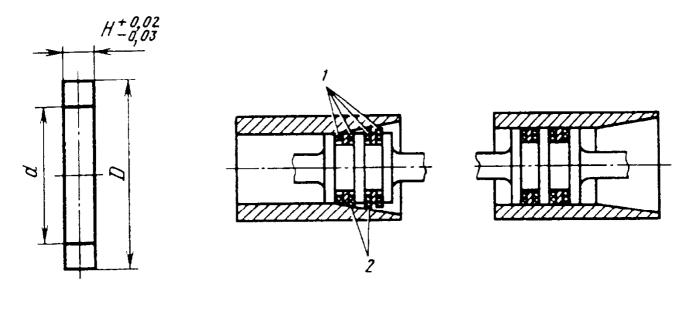


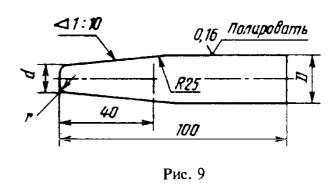
Рис. 7

Рис. 8

Защитное кольцо после монтажа должно плотно прилегать к рабочей поверхности уплотнительного соединения (щтока или цилиндра).

4. Зашитные кольца, установленные во внутренние канавки, расправляют конусными оправками (рис. 9).

Диаметр оправки D равен диаметру уплотняемого щтока.



УПЛОТНЕНИЯ ПОДВИЖНЫХ СОЕДИНЕНИЙ

24. Ориентировочный выбор уплотнения для валов

Окружающая среда	Смазка	Окружная скорость. м/с	Уплотнительные устройства		
Чистая и сухая	Пластичная	До 5	Проточки, лабиринты, войлочные кольца		
	Жидкая	Св. 5	Проточки. лабиринты. маслоотража- тельные устройства		
	Пластичная		Войлочные кольца		
Загрязненная	Жидқая	До 5	Войлочные кольца в комбинации с проточками и лабиринтами		
	Пластичная и жидкая	До 8	Резиновые манжеты		

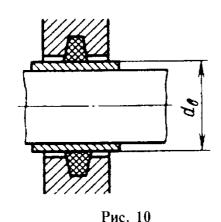
Продолжение табл. 24

Окружающая среда	Смазка	Окружная скорость. м/с	Уплотнительные устройства	
	Пластичная	До 5	Лабиринты	
Сильно загрязнен- ная и влажная	Пластичная и жидкая	От 5 до 9	Сложные лабиринты. кожаные уплот- нения	
	Жидкая	Любые скоро- сти	Сложные лабиринты комбинирован- ного типа	

Тип уплотнения подвижных соединений гтабл. 24) определяется скоростью и направдением относительного перемещения уплотняемых деталей, видом, температурой и давдением уплотняемой среды, состоянием окружающей среды, допускаемой утечкой жидкости и газа.

САЛЬНИКОВЫЕ ВОЙЛОЧНЫЕ КОЛЬНА

из кольца (табл. 25) Сальниковые грубошерстного войлока, изготовляемого по ГОСТ 6418-81, и полугрубощерстного - по ГОСТ 6308-71*, предназначены для уплотне-



3 HE MEHEE

Рис. 11

ния валов, работающих при окружной скорости не более 2 м/с. сальниковые кольца из тонкощерстного войлока по ГОСТ 288-72* предназначены для уплотнения валов, работающих при окружной скорости не более 5 m/c.

Сальниковые уплотнения не рекомендуется применять:

- а) в ответственных конструкциях и в условиях повыщенной загрязненности окружающей среды;
- б) при избыточном давлении с одной из сторон кольца;
 - в) при температуре выше 90 °C.

Применение сальниковых колец. 1. При работе сальниковых колец в среде, вызывающей повышенный износ валов, рекомендуется устанавливать на вал защитные втулки (рис. 10).

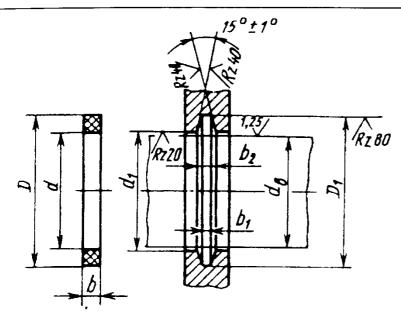
- 2. При установке в поджимные сальники кольца можно сдваивать (рис. 11).
- 3. При работе в сильно загрязненной, пыльной и влажной среде рекомендуется применять сальниковые войлочные кольца в сочетании с канавочными уплотнениями (рис. 12), с лабиринтными уплотнениями (рис. 13) или с лабиринтно-канавочными уплотнениями (рис. 14).

Технические требования к сопрягаемым деталям. Твердость щейки вала под кольцом рекомендуется не менее 45 HRC.

Биение шейки вала d_{B} под кольном при вращении в подшинниках должно быть при окружной скорости: до 4 м/с - не более 0.1 мм; св. 4 м/с - не более 0.06 мм

25. Форма и размеры сальниковых колец и канавок для них

Размеры, мм



Перед установкой кольца рекомендуется пропитывать разогретой смесью из универсальной среднеплавкой смазки (85 %) и чешуйчатого графита (15 %).

Диаметр		Кольцо			Канавка			
вала $d_{\scriptscriptstyle \mathrm{B}}$	d	D	b	D_1	d_{I}	b_1	<i>b</i> ₂	
10	9	18	2,5	19	11		1	
12	11	20	2,5	21	13			
14	13	22	2,5	23	15	2	3,0	
15	14	23	2.5	24	16	•		
16	15	26	3,5	27	17		†	
17	16	27	3,5	28	18			
18	17	28	3,5	29	19	. 3	4,3	
20	19	30	3.5	31	21			
22	21	32	3,5	33	23			
25	24	37	5.0	38	26			
28	27	40	5.0	41	29			
30	29	42	5.0	43	31			
32	31	44	5.0	45	33			
35	34	47	5.0	48	36			
36	35	48	5.0	49	37	4	5.5	
38	37	50	5,0	51	39			
40	39	52	5,0	53	41			
42	41	54	5.0	55	43			
45	44	57	5,0	58	46			
48	47	60	5,0	61	49			
50	49	66	6,0	67	51			
52	51	68	6.0	69	53			
55	54	71	6.0	72	56			
58	57	74	6,0	75	59	5	7.1	
60	59	76	6,0	77	61	 		
65	64	81	6.0	82	66			

Продолжение табл. 25

Диаметр		Кольцо		Канавка				
вала $d_{\mathtt{B}}$	d	D	ь	D_1	d_{I}	b_1	b_2	
70	69	88	7,0	89	71		1	
75	74	93	7,0	94	76			
80	79	98	7,0	99	81	6	8,3	
85	84	103	7,0	104	86		1	
90	89	110	8,5	111	91	7	9,6	
95	94	115	8,5	116	_96		,,,	
100	99	124	9,5	125	101			
105	104	129	9,5	130	106	8	11.	
110	109	134	9,5	135	111			
115	114	139	9,5	140	116	l:		

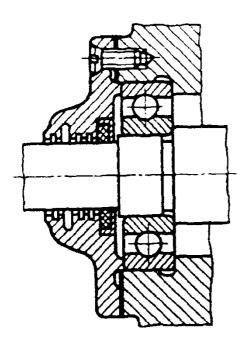


Рис. 12

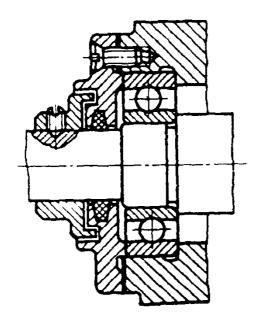


Рис. 13

При установке войлочных уплотнений на валах, расположенных вертикально, и в сырых помещениях рекомендуется уплотнение защищать фасонным диском, как показано на рис. 15.

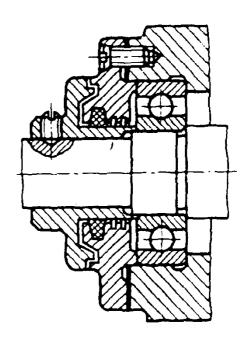


Рис. 14

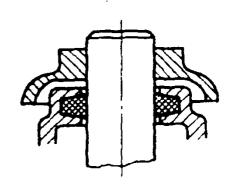
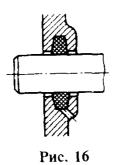


Рис. 15



При расположении подшипника с пластичной смазкой применяют одно или, лучше, два кольца.

Для отвода излишка масла, впитавшегося в уплотнение, в нижней части проточки предусматривают канавку с выходом в резервуар, как показано на рис. 16.

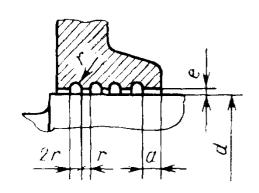
КАНАВОЧНЫЕ УПЛОТНЕНИЯ

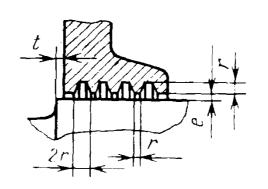
Щели концентрических проточек заполняют пластичной смазкой. Образуемый затвор препятствует вытеканию масла и ограничивает проникновение посторонних веществ извне. Применять канавочные уплотнения (табл. 26) рекомендуется для узлов. работающих в сравнительно чистой окружающей сре-

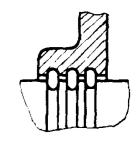
де. Канавки очень полезны в комбинации с уплотнениями другого типа.

Для лучшего удержания смазки канавки делают в крышке и на валу. Температура разжижения смазки, заполняющей щели, должна быть выше рабочей температуры узла, чтобы не было вытекания масла из щели.

26. Основные размеры канавочных уплотнений, мм







Диаметр вала <i>d</i>	e	r	t	а	Число канавок (минимальное)
10; 15; 20; 25; 30; 35; 40; 45	0.2	1.5	1.5	5	3
50: 55: 60: 65; 70: 75: 80	0,3	2	2	5	4
85					
90				5	4
95	0,4	2	2.2		
100	I				
110				7	5
120	0,5	2,5	3		
130	****	_,,	-'		

ЛАБИРИНТНЫЕ УПЛОТНЕНИЯ

Уплотняющее действие лабиринтного устройства основано на создании малого зазора сложной извилистой формы между вращающимися и неподвижными деталями узла. Зазор заполняют пластичной или жидкой смазкой.

Лабиринтные уплотнения (табл. 27) имеют значительные преимущества перед фетровыми и манжетными:

малое внутреннее трение смазки,

неизнашиваемость деталей,

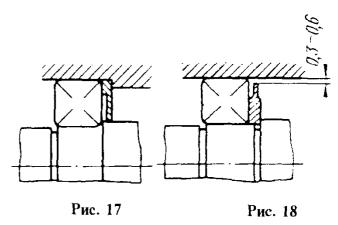
простота в эксплуатации,

неограниченность окружных скоростей вала (но при больших скоростях может быть выбрасывание смазки из зазоров).

Лабиринтные уплотнения применяют для защиты от вытекания смазки и попадания в нее влаги и грязи из внешней среды, чаще в комбинации с уплотнениями других типов. Больше двух канавок делают при особо высоких требованиях защиты и тяжелых условиях эксплуатации.

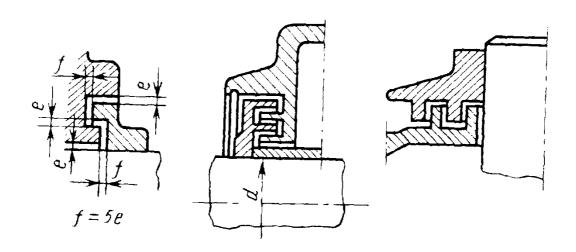
ЗАЩИТНЫЕ ШАЙБЫ

На рис. 17 изображена неподвижная зашитная шайба; ее уплотняющее действие незначительно. Шайбу применяют в узлах, работающих на пластичных смазках при окружной екорости не более 5 м/с.



На рис. 18 приведена вращающаяся шайба; она под влиянием возникающих центробежных сил отбрасывает попадающие на нее масло или посторонние вещества. Действие этой шайбы более эффективно по сравнению с неподвижной и тем сильнее, чем выше окружная скорость шайбы. Применяют для любых смазок; для жидкой смазки при окружной скорости не менее 5 м/с.

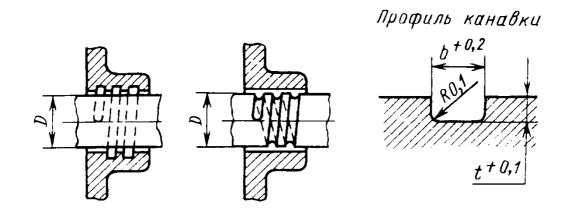
27. Основные размеры лабиринтных уплотнений, мм



d	e	d	e	d	e	d	e
10; 15; 20:		45; 50; 55;		85; 90; 95;		120; 130;	
25, 30; 35;	0,2	60; 65; 70;	0,3	100; 105;	0.4	140; 150;	0,5
40		75; 80		110	!	160, 170	

маслооткачивающие канавки

28. Основные размеры маслооткачивающих канавок, мм



		Втулка явля- ется подшип- ником	Втулка не яв- ляется под- шипником				
Номинальный диаметр $\it D$	Отклонение отверстий по Н7	Отклоне	ение вала	Шаг	Число ходов	b	t
		e8	d9				
		-0,032	-0,050	3			
10-18	+0,018	-0,059	-0,093	5	1	1	0,5
	18-30 +0,021	-0,040	-0,065	7			
18-30		-0,073	-0,117	10	2		
20.50		-0,050	-0,080	7		1,5	
30-50	+0,025	-0,089	-0,142	10		2	
50.00	+0.020	-0,060	-0,100	10	2	1,5	1
50-80	+0,030	-0,106	-0,174	14	3	2	•
90 120	+0.035	-0,072	-0,120	16	4	2	
80-120	+0,035	-0,120	-0,207	24	,	-	

Уплотнение при помоши спиральных маслооткачивающих канавок (табл. 28) не обладает герметичностью, но препятствует вытеканию наружу масла, принудительно прогоняет его в нужном направлении. Такое уплотнение применяют при большой частоте вращения (не менее 5 м/с) вала или втулки с постоянным направлением вращения и при незначительном количестве подаваемого масла.

Направление канавок зависит от направления вращения вала. Если вал вращается по часовой стрелке, то направление канавок на валу будет правое, а на втулке - левое. Если вал вращается против часовой стрелки, направление канавок будет противоположным:

на валу - левое, на втулке - правое.

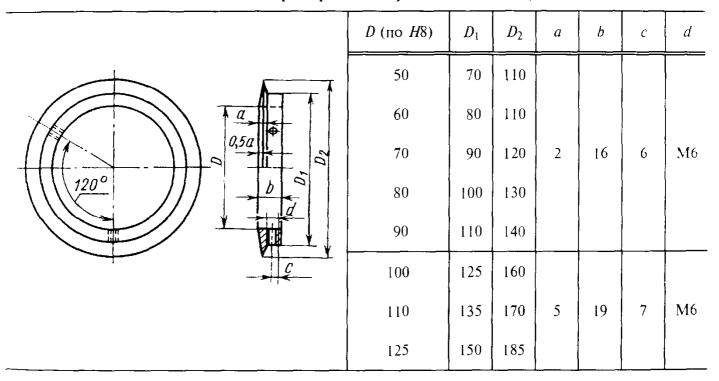
Направление вращения вала определяют, смотря на него со стороны масляной ванны.

МАСЛООТРАЖАТЕЛЬНЫЕ КОЛЬЦА И КАНАВКИ

Для предотврашения утечки жидкой смазки широко используют маслоотражательные кольца (табл. 29) и канавки на валах (рис. 19).

Смазка, вытекающая из корпуса, попадает на отражательное кольцо или в канавку и центробежной силой отбрасывается в полость крышки корпуса, откуда возвращается в кор-

29. Основные размеры маслоотражательных колец, мм



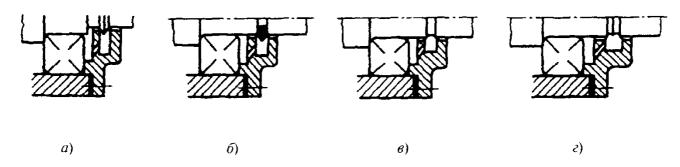


Рис. 19

пус по специально предусмотренному для этого каналу. Маслоотражательные кольца выполняют за одно целое с валом (рис. 19, a), устанавливают в канавку на валу (рис. 19, δ) или укрепляют на нем.

Маслооотражательные канавки бывают одинарными (рис. 19, в) и двойными (рис. 19, г) Эти уплотнения работают в узлах, смазываемых жидкими маслами; наиболее эффективны при высоких окружных скоростях (не менее 7 м/с). Для маслоотражательных устройств характерны простота конструкции, отсутствие грения и износлеталей уплотнения.

КОМБИНИРОВАННЫЕ УПЛОТНЕНИЯ

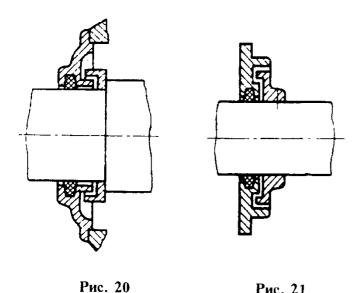
Комбинированные уплотнения (рис. 20-24) представляют собой комбинацию уплотнений различных тппов. Их часто применяют в ответственных конструкциях и при особо тяжелых условиях эксплуатации. Ниже приведены примеры таких уплотнений:

фетровое кольцо и отражательный фланец, отбрасывающий масло в полость крышки (рис. 20);

фетровое кольцо и лабиринт (рис. 21); лабиринтно-канавочно-войлочное уплотнение (рис. 22);

жировое (пластичная смазка подается в лабиринт через каналы) и канавочно-войлочное уплотнение (рис. 23);

уплотнение крышкой, поверхность которой одновременно работает как центробежное кольцо (рис. 24).



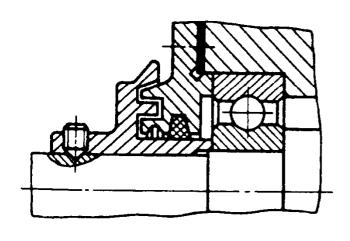


Рис. 22

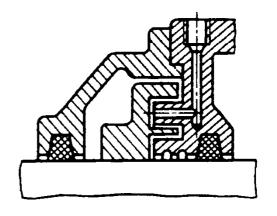


Рис. 23

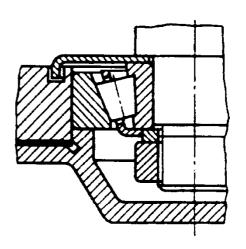


Рис. 24

РЕЗИНОВЫЕ АРМИРОВАННЫЕ МАНЖЕТЫ ДЛЯ ВАЛОВ (по ГОСТ 8752-79 в ред. 1991 г.)

Резиновые армированные однокромочные манжеты с пружиной предназначены для уплотнения валов. Манжеты работают в минеральных маслах, воде, дизельном топливе при избыточном давлении до 0,05 МПа, скорости до 20 м/с и температуре от -60 до +170 °C в зависимости от группы резины.

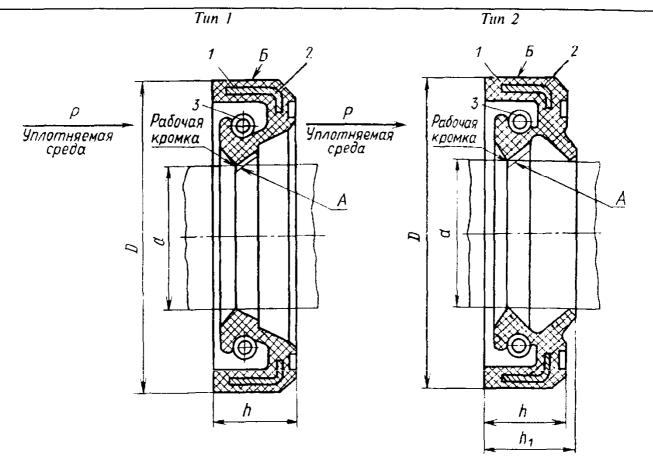
Типы и основные размеры. Манжеты изготовляют двух типов: I - однокромочные; II - однокромочные с пыльником.

Манжеты типа I предназначены для предотвращения вытекания уплотняемой среды. Манжеты типа II предназначены для предотвращения вытекания уплотняемой среды и защиты от проникания пыли.

Манжеты изготовляют в двух исполнениях: I - с механически обработанной кромкой: 2 - с формованной кромкой.

Манжеты 2-го исполнения изготовляют по согласованию между изготовителем и потребителем.

30. Основные размеры резиновых армированиых манжет, мм



1 - резина; 2 - каркас; 3 - пружина

Диаметр	\overline{D}	h	h_1 ,	Диаметр	D	h	h_1 ,
вала <i>d</i>	1-ro	ряда	не более	вала <i>d</i>	l-ro	ряда	не более
6; 7; 8; 9	22	7	10	60	85	10	14
10, 11	26	7	10	63; 65	90	10	14
12, 13, 14	28	7	10	70; 71	95	10	14
15	30; 32	7	10	75	100	10	14
16	30; 35	7	10	80	105	10	14
17	32	7	10	85	110	12	16
18; 19;	35	7	10	90; 92; 95	120	12	16
20; 21; 22	40	10	14	100	125	12	16
24	40	7	10	105	130	12	16
25	42	10	14	110	135	12	16
26	45	10	14	115	145	12	16
28	50	10	14	120	145; 150	12	16
30; 32	52	10	14	125	155	12	16
35; 36	58	10	14	130	160	15	20
38	52	7	10	140	170	15	20
38	58	10	14	150	180	15	20
40	60; 62	10	14	160	190	15	20
42	62	10	14	170	200	15	20
45	65	10	14	180	220	15	20
48; 50	70	10	14	190	230	15	20
52	75	10	14	200	240	15	20
55; 56; 58	80	10	14				<u> </u>

-X

X.

X

Основные размеры манжет должны соответствовать указанным в табл. 30.

ГОСТ 8752-79 предусматривает также: d свыше 200 до 480 мм; ряды 2; 3 и 4.

Манжеты по ряду 1 предназначены для предпочтительного применения во всех отраслях машиностроения.

Манжеты по ряду 2 допускается применять в дополнение к ряду 1 для автомобильной промышленности и изделий специального назначения.

Манжеты по ряду 3 допускается применять в дополнение к ряду 1 только для авиа-

-XXX

-XXX

ционной техники.

Манжеты по ряду 4 допускается применять в дополнение к ряду 1 только для комплектации импортного оборудования.

Для машин и узлов, находящихся в эксплуатации и в серийном производстве, допускается изготовлять манжеты с основными размерами, не предусмотренными ГОСТ 8752-79, по рабочим чертежам, утвержденным в установленном порядке.

Условное обозначение манжет с пружиной строится по следующей структуре:

ГОСТ 8752—79/номер отраслевого стандарта или чертежа

Группа резины

Наружный диаметр манжеты, мм

Диаметр вала, мм

Исполнение манжеты

Тип манжеты

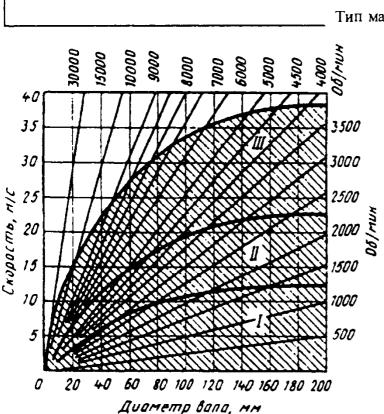


Рис. 25. Диаграмма выбора резины:

I - резины 1 - 3-й групп; II - 4-й группы;

III - 5-й и 6-й групп

Примечания к диаграмме: 1. Для серийных манжет типа 2, выпускаемых по согласованным чертежам, скорости должны быть снижены на 30-50 %.

2. Допускается применять резины 1 - 3-й групп в зоне II без гарантий, указанных в разделе 8 ГОСТ 8752-79.

Пример обозиачения манжеты типа 1, исполнения 1 для вала диаметром 60 мм с наружным диаметром 85 мм из резины группы 1:

> Манжета 1.1-60×85-1 ГОСТ 8752-79/номер чертежа

Технические требования. 1. Манжеты должны изготовляться в соответствии с требоваинями настоящего стандарта по отраслевым стандартам, рабочим чертежам и технологическим регламентам, утвержденным в установлениом порядке. Каркасы и пружины должны изготовляться по отраслевым стандартам или рабочим чертежам, утвержденным в установлеином порядке.

2. В зависимости от условий работы манжет группу резины выбирают по диаграмме (рис. 25) и следующим данным в табл. 30а.

		·			Темпер	атура у	плотняе	мой сре	ды, °С		
Тип эластомера		rryp-		инераль	ные мас	ла					_
<i>Sylas Tolliop a</i>	Группа резины	Нижний температур ный предел, °С	моторные	трансмиссионные (кроме гипоид- ного)	гипоидные	соляровые	Смазка на основе минеральных масел	Дизельные топлива	Углеводы хлорированные	Вода (питьевая, техническая, морская)	Тормозная жидкость
Бутадиен-	1	-45						-	_		
нитрильный	2	-30	+100	+100	+80	+90	+90	С	-	С	-
кау чук	3	-60						-			
Фторкаучук											
СКФ-32	4	-45	+150	+150	+150	+150	+100	+150	-	-	С
СКФ-26	5	-20	+170	+170	_	С	С	-	+90		
Силиконо-	6	-55	+150	+130	+130	С	С	С	_	С	С
вый каучук							!				

30а. Условия выбора резины

Примечания:

- 1. Буква «С» означает, что пригодность резины для уплотнения данной группы сред определяется по согласованию потребителя с изготовителем.
 - 2. Знак «-» означает, что эластомер неприменим для уплотнения в указанной группе сред.

- 3. Группа и марка резины определяется по согласованию потребителя с изготовителем.
- 3. Для работы в условиях Крайнего Севера манжеты рекомендуется изготовлять из резины групп 3, 6.
- 4. Не допускается разъем пресс-форм по рабочей кромке и поверхностям А и В.
- 5. На поверхности А в технически обоснованных случаях допускается изготовлять маслоотгонные рельефы с возможным выходом на рабочую кромку манжет по рабочим чертежам, утвержденным в установленном порядке.
- 6. Каркас должен быть обрезинен. Допускается оголение поверхности каркаса в местах фиксации каркаса в пресс-форме.
- 7. Предельные отклонения по наружному лиаметру D манжет 1, 2 и 4-го рядов не

должны превышать следующих значений, мм:

Наружный диа-	До 30	Св. 30	Св. 80
метр		до 80	до 150
Предельные отклонения	+0,35	+0,40	+0,50
	+0,15	+0,20	+0,30

8. Предельные отклонения высоты h манжеты не должны превышать следующих значений, мм:

Высота манжеты	5-8	10; 12	15
Предельные откло-			
нения	± 0.2	± 0.3	$\pm 0,4$

- 9. Манжеты должны быть морозостойки при температурах, указанных в табл. 30а.
- 10. Манжеты должны обеспечивать герметичность при испытании на специальном стенде в течение 48 ч по методике, утвержденной в установленном порядке.
- 11. Допускается подтекание без каплеобразования и падения. Удельная утечка не должна быть более $10^{-2} \, \mathrm{cm}^3/(\mathrm{cm}\cdot\mathrm{q})$. Расчет удельной утечки q в $\mathrm{cm}^3/(\mathrm{cm}\cdot\mathrm{q})$ производят по формуле

$$q=\frac{Q}{\pi Dt},$$

где Q - утечка за время t, см 3 ; D - диаметр

вала, см; t - время сбора утечки, ч ($t \ge 8$ ч).

12. 95 %-ный ресурс должен быть: 1) для манжет из резин групп 1-3, установленных:

на тракторах, двигателях и судовых механизмах - не менее 3000 ч;

на автомобилях - 120000 км пробега;

2) для манжет из резин групп 4-5, установленных:

на тракторах, двигателях и судовых механизмах - не менее 10000 ч;

на автомобилях - 200000 км пробега;

3) для манжет из резин группы 6, установленных:

на тракторах, двигателях и судовых механизмах - не менее 5000 ч;

на автомобилях - 150000 км пробега.

31. Параметры сопряженных деталей

Параметры	Вал	Отверстие
Шероховатость поверхности по ГОСТ 2789-		
73 при скорости скольжения:		
до 5 м/с	<i>Ra</i> от 0,63 до 0,32 мкм	<i>Ra</i> от 2,5 до 1,25 мкм
cB. 5 M/c	<i>Ra</i> от 0,32 до 0,16 мкм	-
Шероховатость поверхностей \mathcal{B} и \mathcal{B} (фасок) (рис. 26)	Ra 25	Rz 20
Шероховатость поверхности А (рис. 26)	-	<i>Rz</i> 40
Твердость поверхности трения, не менее, при скорости скольжения:		
до 4 м/с	30 HRC	
cb. 4 M/c	50 HRC	
Поле допуска	h10	Н9
Предельное радиальное биение поверхности		
вала, контактирующей с манжетой, мм, при		
частоте вращения вала, мин-1:	1	
до 1000	0,18	-
св. 1000 до 2000	0,15	-
° 2000 » 3000	0,12	-
» 3000 » 4000	0,10	-
» 4000 » 5000	0,08	-
» 5000	0,02	-
Несоосность посадочного места под манжету		
относительно оси вращения вала, мм, не		
более, при диаметрах вала, мм:		
до 55	-	0,10
св. 55 до 120	-	0,15
* 120 * 240	<u>-</u>	0,20

При эксплуатации изделий в агрессивных средах необходимо применять валы с защитным антикоррозионным покрытием X_{TB} 42. Значения шероховатости и отклонения размеров вала должны быть указаны после покрытия.

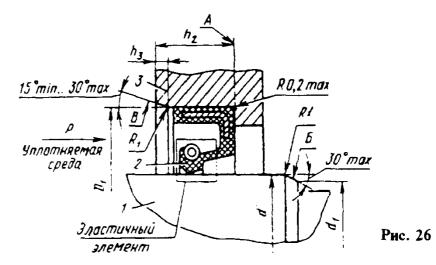
В технически обоснованных случаях допускается применять валы с меньшей твердостью или изготовлять их из чугуна с твердостью не менее 170...241 НВ и цветных металлов по согласованию с разработчиком стандарта.

2,5

Требования к уплотнительным узлам, сопряженным деталям и монтажу манжет.

- 1. Манжету устанавливают в агрегате в соответствии с рис. 26.
- 2. Параметры сопряженных деталей должны соответствовать указанным в табл. 31.

Размеры фасок посадочного отверстия и вала (рис. 26), мм:



1.0

$d \dots \dots d - d_1 \dots$		10- 2 0 2,0	21-30 2,5	3 2 -40 3,0	42-50 3,5	52-70 4,0	71-95 4,5	100-130 5,5	130-240 7,0
Высот	а посадо	чного отве	ерстия (рис	. 26), мм	:				
Высота м	анжеты А	1			5	7	10	12	15
h_2 (пред.	откл. по	h14)			6,5	8,5	12	14,5	18,5

1.0

Высота манжеты h
h ₂ (пред. откл. по h14)
h ₃ (пред. откл. по h14)

3. Манжету устанавливают в посадочное отверстие перпендикулярно к оси вала. В собранном узле эластичный элемент манжеты не должен соприкасаться с деталями корпуса,

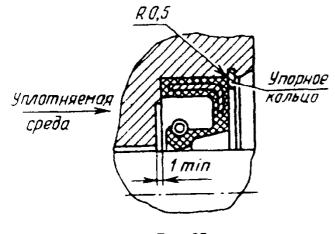


Рис. 27

Рис. 28

а также выступами или углублениями на валу (рис. 27).

2.0

1.5

- 4. Для исключения осевого перемещения манжеты от различных вибрационных нагрузок следует предусмотреть в посадочном отверстии упорное кольцо по ГОСТ 13943-86 (рис. 27) или кольцевую проточку в виде прямоугольного треугольника, острие которого направлено в сторону запрессовки манжеты (рис. 28).
- В зависимости от наружного диаметра манжеты глубина кольцевой проточки h_4 должна быть равна: 0,5 мм - для диаметра до 150 мм; 0,7 мм - для диаметра свыше 150 до 170 mm.
- 5. При установке манжеты рядом с коническим подшипником в отверстии под подшипник необходимо предусмотреть канавки для отвода масла, которое нагнетается подшилником (рис. 29).

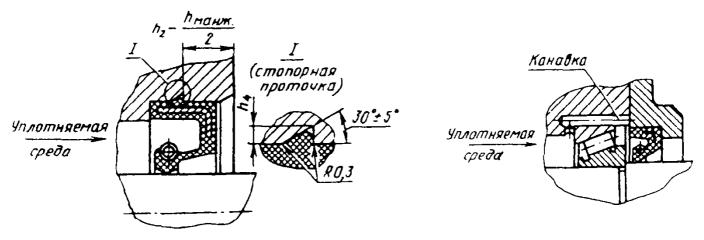


Рис. 29

- 6. При запыленности и загрязненности внешней среды перед манжетой необходимо устанавливать дополнительные защитные устройства: пылегрязесъемные манжеты, сальниковые набивки, лабиринтные уплотнения, отражатели и т. п.
- 7. При работе манжет должна быть обеспечена смазка трущихся поверхностей предварительным смазыванием (см. п. 8) и постоянным контактированием с уплотняемой срелой. Температура в зоне контакта не должна превышать температуру уплотняемой среды более чем на 30 %.
- 8. Перед установкой в изделия рабочие поверхности манжет А и Б (рис. 30), пружины (если они надеваются на манжеты непосредственно перед установкой манжет в узел) поверхности вала и посадочного отверстия, сопряженные с манжетами, протирают безворсовым тампоном, смоченным в бензине или уайт-спирите по ГОСТ 3134-78 для удаления загрязнений, после чего высушивают при комнатной температуре до испарения бензина и смазывают монтажной смазкой или уплотняемой средой.

При монтаже манжет из резины групп 1, 2, 3 следует применять жировую смазку.

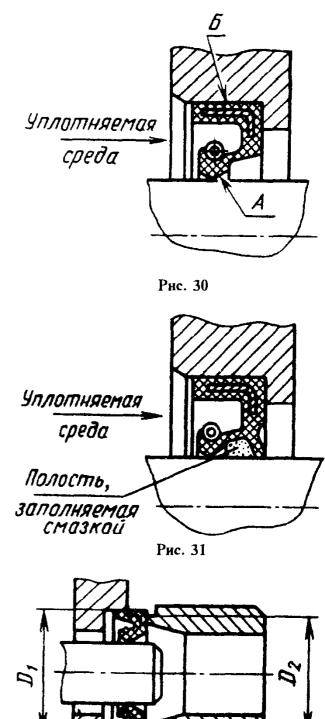
При монтаже манжет из резин 4 группы применяют смазку ЦИАТИМ-221 по ГОСТ 9433-80 или ВНИИ НП-279 по ГОСТ 14296-78.

Перед установкой манжет с пыльником (рис. 31) полость между рабочей кромкой и пыльником следует заполнить монтажной смазкой в количестве, необходимом для заполнения 2/3 объема.

Консервирующую смазку, нанесенную на пружину на заводе-изготовителе, при комплектации манжет удалять не следует.

9. Перепрессовка манжет (выпрессовка из посадочного отверстия и повторная запрессовка этой же манжеты) не допускается. Допускается пятикратная переборка уплотнительного узла (монтаж и демонтаж уплотняемого вала и втулки) без выпрессовки манжет из отверстия. В процессе эксплуатации реборка уплотнительного узла не допускается (рис. 26-31).

Рекомендацин по монтажу и эксплуатации манжет. 1. Запрессовывать манжету в посадочное отверстие следует с помощью специальной оправки равномерным нажатием по всей торцовой поверхности (рис. 32). Диаметр оправки D_2 должен быть на 1 % меньше диаметра посадочного отверстия под манжету D_1 .



Оправка

Рнс. 32

2. Если манжета при запрессовке должна перемешаться через шлицы, пазы, резьбу и т.д. или не представляется возможным выполнить заходную фаску на валу, рекомендуется применять монтажную втулку (рис. 33). Наружный диаметр монтажной втулки должен быть на 1.5-5 мм больше диаметра вала (в зависимости от размеров манжеты). При этом толщина стенки втулки не должна быть меньше 0.5 мм.

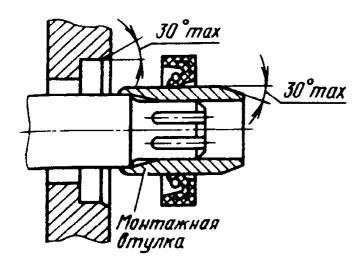
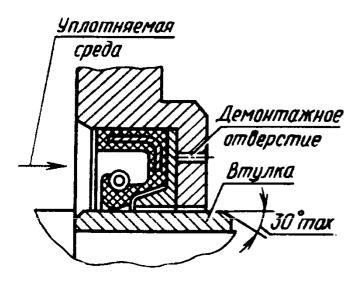


Рис. 33



Рнс. 34

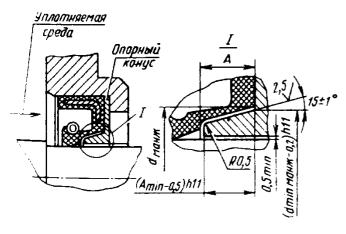


Рис. 35

3. При установке манжеты на вал рабочей кромкой в сторону направления монтажа (для предотвращения подвертывания эластичного элемента) целесообразно предусмотреть монтажную втулку (см. рис. 33) и надеть на нее манжету со стороны поверхности маркировки.

- 4. Для защиты вала, контактирующего с манжетой, от износа допускается устанавливать на валу втулку (рис. 34) при условии обеспечения гарантированной герметичности по посадке между валом и втулкой.
- 5. При установке манжет в глухое гнездо рекомендуется предусмотреть в крышке или корпусе демонтажные отверстия (рис. 34).
- 6. При перепаде давлений 0,05 МПа и более допускается применять манжеты с опорным конусом, предохраняющим манжету от выворачивания, после проведения необходимых испытаний и без гарантий, указанных в стандарте. Опорный конус может быть выполнен непосредственно в корпусе или в виде отдельной детали (рис. 35), изготовленной из любых металлов.

При применении некоррозионно-стойких металлов следует предусмотреть на деталях защитное антикоррозионное покрытие.

Высота гнезда под манжету должна быть увеличена на толщину фланца опорного конуса.

- 7. Для обеспечения оптимальной микрогеометрии поверхности вала, контактирующей с манжетой, предпочтительным является шлифование с поперечной подачей.
- 8. Для валов с постоянным направлением вращения допускаются маслоотгонные микроканавки с шероховатостью $Ra=1,25 \div 0,63$ мкм при условии экспериментальной проверки их эффективности.

ПОЛИАМИДНЫЕ ШЕВРОННЫЕ МНОГОРЯДНЫЕ УПЛОТНЕНИЯ ДЛЯ ГИДРАВЛИЧЕСКИХ УСТРОЙСТВ

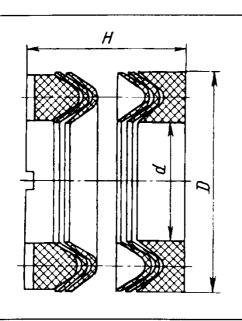
Полиамидные шевронные многорядные уплотнения (табл. 32) плунжеров (штоков) и цилиндров гидравлических устройств предназначены для работы в средах воды или эмульсии при давлении до 100 МПа со скоростью возвратно-поступательного движения до 2 м/с при температуре окружающей среды от 0 до 90 °C.

Примеры применения показаны на рис. 36, рекомендуемое число манжет приведено в табл. 33 и скорости возвратно-поступательного движения - в табл. 34.

При соблюдении указанных условий срок службы уплотнений составляет не менее 3000 ч при числе двойных ходов в секунду не более 6,3 (приблизительно 400 двойных ходов в минуту).

32. Конструкция и размеры полиамидных шевронных уплотнений

Размеры, мм



Уплотн диаме		Число манжет в комплекте					
плунжера	цилиндра	4	6	7	8	10	
(штока) <i>d</i>	D			<u> </u>			
12	24*						
13*	25						
14	26*						
16	28*	16,8	20,2	21.9	23,7	27,1	
18	30*						
20	32						
22	34*						
24*	36						

Уплотняемь	ые диаметры			ų	Іисло ма	нжет в	комплен	сте		
плунжера	цилиндра	6	7	8	10	12	14	16	18	20
(штока) <i>d</i>	D	!				Н	***			
25	40	23,2	25.0	26,7	30,2	33,7	-	_		-
	45	j				Ì				
28	48*									
30*	50	<u> </u>								
32	52 *	İ					ļ			İ
35*	55									
36	56*									
40	60									
45	65*	-	31,7	33,6	37,6	41,6	45,6	-	-	-
50	70									
55	75*									
60	80				<u> </u>					
70	90									
80	100	ı						}		1
90	110						:			
100	125	•	_	39,2	43.8	48,3	52.8	57,4	-	
110	140									
125	155*									
130*	160									
140	170									
150*	180									
160	190*	-	-	-	52,7	58,3	63,9	69,5	75.1	-
170*	200			,						
180	210*			:						
190*	220									
200	230*									
220	250								i	

Продолжение табл. 32

Уплотняемы	е диаметры	Число манжет в комплекте								
плунжера (штока) <i>d</i>	цилиндра $oldsymbol{\it D}$	6	7	8	10	12 <i>H</i>	14	16	18	20
240*	280									
250	290°	-	-	_	_	68,5	74,3	80,1	85,9	91,7
280	320	:								

[•] Применять не рекомендуется.

Пример обозначения уплотнения из семи манжет с уплотняемыми диаметрами для плунжера (штока) d=28 мм и цилиндра D=48 мм из материала группы 1:

Уплотнение 28×48-1-7 МН 5652-78*

То же из материала группы 2:

Уплотнение 28×48-2-7 МН 5652-78°

33. Рекомендуемое число манжет в уплотнении (комплекте) в зависимости от диаметра плунжера (штока) цилиндра и давления рабочей жидкости

Уплотняемы	е диаметры	Число манж	Число манжет в комплекте при давлении рабочей жидкости, МПа							
плу нжера (штока) <i>d</i>	цилиндра <i>D</i>	До 20,0	Св. 20,0 до 40,0	Св. 40,0 до 63,0	Св. 63,0 до 80,0	Св. 80,0 до 100,0				
10-24	22-36	4	6	7	8	10				
25	40	6	7	8	10	12				
25-90	45-110	7	8	10	12	14				
100	125	8	10	12	14	16				
110-220	140-250	10	12	14	16	18				
240-710	280-750	12	14	16	18	20				

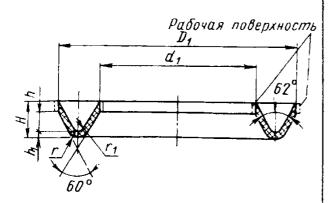
34. Рекомендуемые скорости возвратно-поступательного движения в зависимости от материала и давления рабочей жидкости

Рекомендуемая скорость,	Давление рабочей жидкости, МПа, для материала группы					
м/с	1	2				
0,2	До 63,0	До 100,0				
1,0	* 40,0	→ 63,0				
1,5	» 32,0	• 50,0				
2,0	* 16,0	* 40,0				

35. Манжеты и кольца нажимные

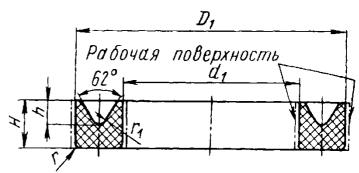
Размеры, мм

Манжеты



$$D_1 = D; d_1 = d$$

Кольца нажимные



 r_l кольца равно r_l манжеты

Уплотняемые диаметры				M	анжет	ъ			Кол	іьца н	ажимі	ные
плунжера (штока) <i>d</i>	цилиндра <i>D</i>	Н	h	h_1	r	r_1	Масса 100 шт., кг	Н	h	r	r_1	Масса 100 шт., кг
10	22*						0,054					0,183
12	24 °	5,3	1,6	1,2	1,5	1	0,061	7	3,6	0,5	1	0,207
13*	25				l	=	0,064					0,219
14	26*						0,067					0,230
16	28*						0,074				·	0,253
18	30*						0,081	}				0,276
20	32	5,3	1,6	1,2	1,5	1	0,088	7	3,6		1	0,299
22	34*		İ				0,094					0,322
24*	36			:			0,115	<u> </u>		0,5		0,355
25	40	6,1	1,6	1,3	2	1,5	0,132	9	4,2		1,5	0,617
25	45						0,150					0,663
28	48*						0,228					1,260
30 *	50						0,240					1,326
32	52*						0,252					1,393
35*	55						0,270					1,492
36	56 *						0,280					1,600
40	60					i :	0,300				2	1,658
45	65*	8	1,8	1,5	2,5	2	0,330	12	5,8	1		1,824
50	70						0,360					1,990
55	75*		İ				0,390					2,155
60	80						0,420					2,321
70	9 0	`		,			0,480					2,653
80	100	ŀ					0,540					2,984
90	110						0,600			ľ	2	3,316

Продолжение табл. 35

Уплотн диам	няемые етры	Манжеты				Кольца нажимные						
плунжера (штока) <i>d</i>	цилиндра <i>D</i>	Н	h	h ₁	r	r_1	Масса 100 шт., кг	Н	h	r	r_1	Масса 100 шт., кг
100	125	10	2	1,7	2,8	2,25	0,943	15	7,5	1	2,25	5,773
110	140						1,566					9,163
125	155*						1,754					10,236
130*	160						1,817					10,630
140	170*			l.			1,942					11,369
150*	180						2,067					12,096
160	190	12	2,5	2,1	3,5	2,75	2,192	18	9,1	1,5	2,75	12,829
170*	200						2,318					13,562
180	210*						2,443					14,295
190°	220						2,568					16,028
200	230°	ŧ				İ	2,694			}		16,761
220	250						2,944					17,227
240*	280						4,204					35,785
250	290*	15	2,5	2,3	4,8	4,2	4,366	25	11,8	1,5	4,25	37,190
280	320						4,851					41,250

*Применять не рекомендуется.

Пример обозначения манжеты для плунжера (штока) d=28 мм и цилиндра D=48 мм из материала группы 1:

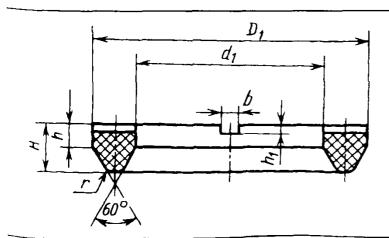
Манжета 28×48-1 МН 5652-78*

Пример обозначения нажимного кольца для плунжера (штока) d=28 мм и цилиндра D=48 мм:

Кольцо нажимное 28×48 МН 5652-78*

36. Кольца опорные

Размеры, мм



 $d_1 = d + 1 \text{ mm};$

 $D_1 = D - 1 \text{ MM}.$

Продолжение табл. 36

Уплотняемь	ые диаметры	H	h	h_{I}	b	r	Масса 100 шт.,
đ	D						кг
10	22*						0,129
12	24*	ļ					0,145
13*	25	İ					0,154
14	26 *						0,162
16	28*	6	3,2	1,5	3	1,5	0,178
18	30 *		1				0,194
20	32						0,210
22	34 *						0,226
24*	36						0,240
25	40	7,5	3,9			2	0,422
25	45						0,450
28	48*						0,953
30*	50						1,003
32	52 *						1,053
35	55						1,129
36	56*		}				1,240
40	60	11	5,7	2	4	2,5	1,254
45	65*	1				}	1,379
50	70						1,505
5 5	75*						1,630
60	80						1,756
70	90						2,006
80	100					1	2,257
90	110	11	5,7			2,5	2,508
100	125_	13	5,8			2,8	4,346
110	140						6,641
125	155*	ļ					7,438
130*	160						7,704
140	170			2	4		8,235
150*	180		ĺ]		7,766
160	1 90 *	15	6,4			3,5	9,298
170*	200						9,629
180	210*						10,360
190*	220				}		10,891
200	230*]		11,423
220	250						12,485
240°	280						24,850
250	290*	20	8,3	2,5	5	4,8	25,805
280	320		}	•	}		28,620

Пример обозначения опорного кольца для плунжера (штока) $d=28\,$ мм и цилин**дра** $D=48\,$ мм:

Кольцо опорное 28×48 МН 5654-76*

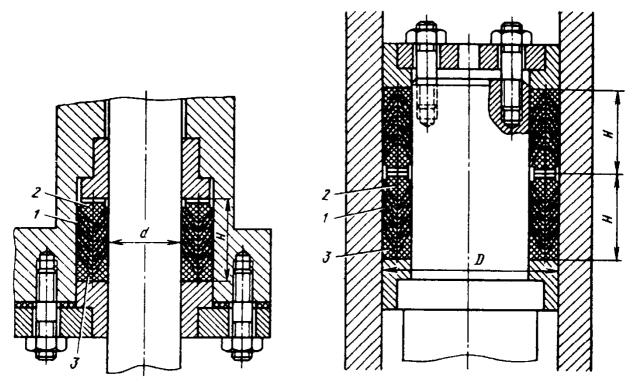


Рис. 36. Примеры применения многорядных уплотнений: 1 - манжета; 2 - опорное кольцо; 3 - нажимное кольцо

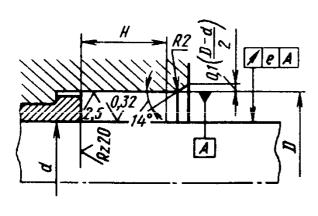


Рис. 37

Посадочные места под уплотнения показаны на рис. 37. Биение е должно соответствовать 9-й степени точности. Твердость плунжера (штока) рекомендуется 48...52 HRC. Размеры манжет и колец приведены в табл. 35 и 36.

Технические требования. Материал деталей (табл. 37): группа 1 - капроновая смола и группа 2 - полиамидная смола.

37. Физико-механические показатели материала манжет и колец

Показатель	Группа м	Группа материала		
	1	2		
Относительное сжатие деталей в диаметральном направлении. %, не менее	30	10		
Упругое удлинение. %, не менее	2	2		
удлинение при разрыве деталей, %, не менее:				
не подвергаемых старению, подвергаемых старению в масле (индустриальное И-30А) в течение 70 ч при +80 °C	30	10		
Водопоглощение деталей, %, не менее	2	2		

Допускается изготовление деталей из полиамидных смол других марок, имеющих физикомеханические показатели не ниже, чем указано в таблице.

Манжеты изготавливают из материалов групп 1 и 2, опорные и нажимные кольца - группы 1.

Предельные отклонения размеров, не ограниченных допусками: охватывающих - по H14, охватываемых по h14, прочих - по js14, угловых - по 8-й степени точности ГОСТ 8908-81.

Рабочая поверхность манжет и нажимных колец должна быть гладкой, глянцевой, без

рисок, надрывов, вмятин, наплывов и заусенцев; на нерабочих поверхностях допускаются риски, вмятины и наплывы для манжет не более 0,3 мм, для нажимных колец - не превышающих высоту маркировки.

Проверке подлежат размеры $D_{\rm l}$ и $d_{\rm l}$. Остальные размеры контролируют при приемке пресс-форм.

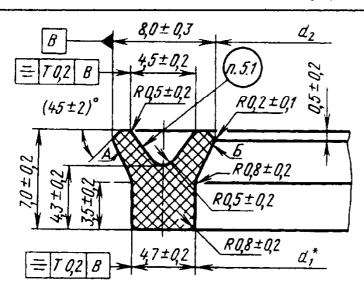
МАНЖЕТЫ УПЛОТНИТЕЛЬНЫЕ РЕЗИНОВЫЕ ДЛЯ ГИДРАВЛИЧЕСКИХ УСТРОЙСТВ (ГОСТ 14896-84 в ред. 1992 г.)

Резиновые манжеты предназначены для уплотнения цилиндров и штоков гидравлических устройств, работающих при давлении от 0,1 до 50 МПа, со скоростью возвратио-поступательного движения до 0,5 м/с, при температуре от -60 до +200 °C, ходе до 10 м и частоте срабатывания до 0,5 Гц.

Манжеты в зависимости от конструкции изготовляют типов 1 и 3.

Конструкция и размеры манжет типа 1 указаны в табл. 38-40. ГОСТ 14896-84 предусматривает также размеры манжет для уплотнения цилиндров диаметрами: 12-22 мм; 360-525 мм; 560-950 мм, а также штоков диаметрами: 4-14 мм; 335-500 мм; 530-900 мм.

38. Манжеты для уплотнения цилиндров диаметром $D=25\div 60$ мм и штоков диаметром $d=15\div 50$ мм



п. 5.1 - место маркировки манжеты

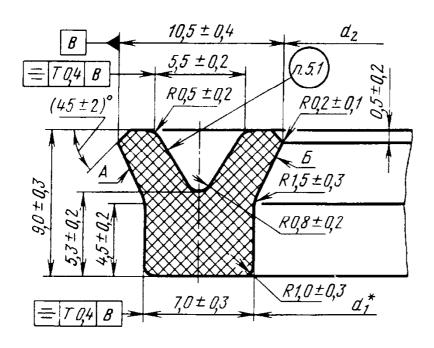
•	Размер	RIU	справ	οĸ

Обозначение	Диаметр уплотняемой детали			0	Macca	
типоразмера манжет	цилиндра <i>D</i>	штока <i>d</i>	d ₁ *	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., кг
25×15	25	(15)	15,3	12		2,4
26×16	(26)	16	16,3	13	± 0,4	2,6
28×18	(28)	18	18,3	15		3,0

Продолжение табл. 38

Обозначение	Диаметр уплотняемой детали			12	Macca	
типоразмера манжет	цилиндра <i>D</i>	штока <i>d</i>	d ₁ *	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., кг
30×20	(30)	20	20,3	17		3,3
32×22	32	22	22,3	19		3,6
35×25	(35)	25	25,3	22	± 0,5	4,0
36×26	36	(26)	26,3	23		4,1
37×27	(37)	27	27,3	24		4,2
38×28	(38)	28	28,3	25		4,4
40×30	40	(30)	30,3	27		4,6
42×32	(42)	32	32,3	29		5,0
45×35	45	(35)	35,3	32	± 0,6	5,3
46×36	(46)	36	36,3	33		5,4
50×40	50	40	40,3	37		6,0
55×45	(55)	45	45,3	42		6,6
56×46	56	(46)	46,3	43	± 0,8	6,9
60×50	(60)	50	50,3	47		7,3

39. Манжеты для уплотнения цилиндров диаметром $D=63 \div 90$ мм и штоков диаметром $d=48 \div 75$ мм



п. 5.1 - место маркировки манжеты

*	Размер	для	справок.
		***	Onpabon.

Обозначение	Диаметр уплот		(Macca		
типоразмера <u>манжет</u>	цилиндра <i>D</i>	шт о ка <i>d</i>	d_1^*	Номин	Пред. откл.	1000 шт., кг
63×48	63	(48)	48,5	45		14,0
70×55	70	(55)	55,5	52	± 0,8	15,0
71×56	(71)	56	56,5	53		15,9

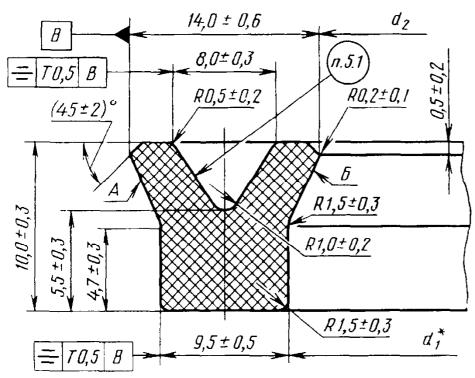
Продолжение табл. 39

Обозначение	Диаметр упло	Диаметр уплотняемой детали			d_2		
типоразмера манжет	цилиндра <i>D</i>	штока <u>d</u>	d_1^*	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., кг	
78×63	(78)	63	63,5	60	± 0,8	17,5	
80×65	80	(65)	65,5	62		18,5	
85×70	(85)	70	70,5	67	± 1,0	19,7	
90×75	90	(75)	75,5	72	_ 1,0	21,0	

Пример обозначения манжеты типа 1 для уплотнения цилиндра D=63 мм, штока d=48 мм из резины группы 1:

Манжета 1-63×48-1 ГОСТ 14896-84

40. Манжеты для уплотнения цилиндров диаметром $D=100\div340$ мм и штоков диаметром $d=80\div320$ мм



п. 5.1 - место маркировки манжеты

Обозначение	Диаметр упло		(Macca		
типоразмера манжет	цилиндра <i>D</i>	штока <i>d</i>	d_1^*	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., кг
100×80	100	80	80,5	76		34
110×90	110	90	90,5	86	± 1,0	38
120×100	(120)	100	100,5	96		41

Продолжение табл. 40

Обозначение	Диаметр упло	тняемой детали		($\overline{d_2}$	Macca
типо разме ра манжет	цилиндра <i>D</i>	штока <i>d</i>	d_1^*	Номин.	Пред. откл.	1000 шт., кг
125×105	125	(105)	105,5	101		43
130×110	(130)	110	110,5	106		45
140×120	140	(120)	120,5	116		49
145×125	(145)	125	125,5	121		51
160×140	160	140	140,5	136	± 1,3	57
180×160	180	160	160,5	156		64
200×180	200	180	180,5	176		72
220×200	220	200	200,5	196		79
240×220	(240)	220	220,5	216		87
250×230	250	(230)	230,5	226		91
270×250	(270)	250	250,5	246		98
280×260	280	(260)	260,5	256	:	102
300×280	(300)	280	280,5	276	± 1,5	109
320×300	320	(300)	300,5	296		117
340×320	(340)	320	320,5	316		126

^{*} Размер для справок.

ГОСТ 14896-84 предусматривает конструкции и размеры манжет типа 3, а также размеры мест установки манжет типа 1 (табл. 42) и типа 3.

Технические требования. 1. Для изготовления манжет следует применять резины указанных ниже групп:

Группа резины	0	1	2a; 26	3	4	5	6
Тип манжеты	1	1; 3	1; 3	1; 3	1; 3	1; 3	1; 3

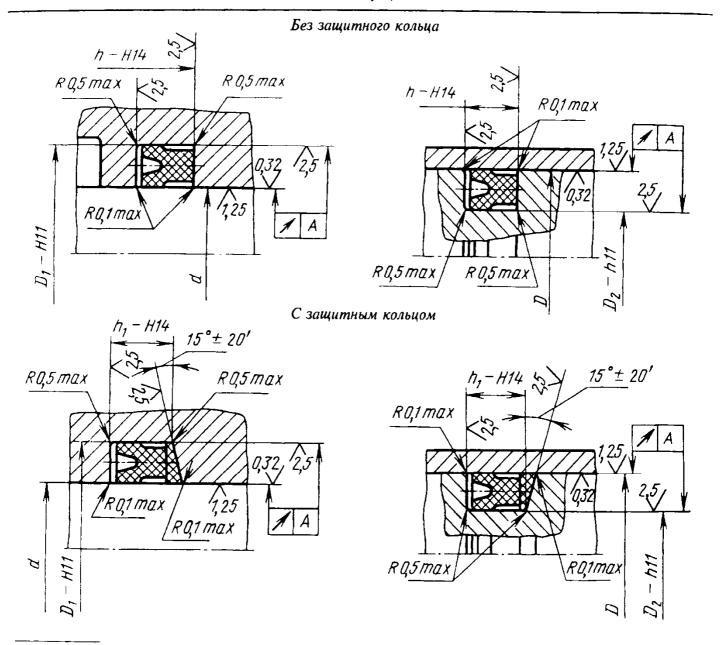
Свойства групп резины должны соответствовать нормам, указанным в табл. 41.

41. Механические и физические свойства резины

Показатель	Норма для резины группы							
	0	1	2a	26	3	4	5	6
Условная прочность при растяжении, МПа, не менее	15,5	13,7	9,8	12,8	12,3	9,8	8,8	11,8
Относительное удлинение при разрыве, %, не менее	65	130	100	75	250	150	150	140
Сопротивление раздиру, Н/мм, не менее	19,7	39,2	44	39,2	68,7	34,3	24,5	34,3
Сопротивление истиранию, Лж/мм ³ , не менее	12,0	16,0	6,0	4,0	12,0	9,3	7,8	6,0
Твердость, ед. по Шору А, в пределах	75-90	75-90	80-95	85-95	75-85	70-85	70-85	75-90

42. Конструкция н размеры мест установки манжет типа 1

Размеры, мм



*	Размер	обеспечивают	инструментом.
---	--------	--------------	---------------

Типоразмер манжет	D_1	D_2	h	h_1	A
25×15	-	15			
26×16	26	-			
2818	28	-			
30×20	30	_			0,07
32×22	32	22		10,5	
35×25	35	-			
36×26	_	26	8,5		
37×27	37	-	·	,	
38×28	38	-			
40×30	-	30			
42×32	42	-			
45×35	-	35			1
46×36	46	-			

Продолжение табл. 42

Типоразмер манжет	D_1	<i>D</i> ₂	h	h ₁	A
50×40	50	40			
55×45	55	-			
56×46	-	46	8,5	10,5	0,07
60×50	60	-			
63×48	•	48			
70×55	-	55			
71×56	71	-			
78×63	78	-	11,0	13,5	0,10
80×65	-	65			
85×70	85	-			
90×75	-	75			
100×80	100	80			
110×90	110	90			
120×100	120	-			
125×105	-	105			
130×110	130	•			
140×120	-	120			
145×125	145	-			
160×140	160	140		14,0	0,10
180×160	180	160			
200×180	200	180	12,0		
220×200	220	200			
240×220	240				
250×230	-	230			: :
270×250	270	-			
280×260	-	260			
300×280	300	-		14,5	0,14
320×300	-	300			:
340×320	340	-			

2. Восьмидесятипроцентный ресурс манжет типов 1 и 3 в километрах при температуре не выше 70 °C соответствует указанному в табл. 43, при этом 0,8 указанного ресурса нарабатывается при температуре до 50 °C.

43.	Pecvpc	манжет

Диаметры штока <i>d</i>	80 %-ный ресурс, км, не менее, при давлении рабочих сред, МПа							
или цил и ндра <i>D</i> , мм	До 6,3	Св. 6,3 до 10	Св. 10,0 до 16,0	Св. 16,0 до 25,0	Св. 25,0 до 32,0	Св. 32,0 до 50,0		
До 25	200	300	250	200	150	100		
Св. 25 до 160	500	500	400	300	200	100		
Св. 160 до 250	200	150	120	100	90	70		
Св. 250 до 320	100	80	70	60	50	40		
Св. 320 до 500	60	50	40	30	20	10		

Примечания:

- 1. Восьмидесятипроцентный ресурс при давлении выше 5 МПа указан для манжет с защитными кольцами.
- 2. Восьмидесятипроцентный ресурс в интервале давлений от 5 до 10 МПа для манжет без зашитных колец установлен в 1,5 раза меньше указанного в табл. 43.
- 3. Восьмидесятипроцентный ресурс манжет из резины группы 3 при скорости 0,05 м/с для манжет без защитных колец при давлении рабочей среды св. 10 до 32 МПа и для манжет с защитными кольцами при давлении св. 50 до 63 МПа установлен 20 км.
- 3. Степень герметичности манжет при движении не должка превышать к концу выработки ресурса 0,5 см³/м² для манжет типов 1 и 0,2 см³/м² для манжет типа 3. Негерметичность мест уплотнений манжетами при отсутствии движения поршня или штока не допускается.

Примечание. Для манжет из резины группы 6 при температуре ниже минус 50 °C степень герметичности не должна быть более $5 \text{ cm}^3/\text{m}^2$ при движении и более $3 \text{ cm}^3/\text{m}^2$ при отсутствии движения.

4. Фактическая степень герметичности U, cm^3/m^2 , для жидких рабочих сред должна оп-

ределяться по формуле

$$U=\frac{Q}{\pi Dln},$$

где Q - объем утечки рабочей среды за n циклов, см³; D - диаметр уплотняемой поверхности цилиндра или штока, м: l - путь трения за l цикл, м. За цикл принимается перемешение на величину хода и возврат в исходное положение.

5. Посадки сопрягаемых диаметров в зависимости от давления рабочей среды должны соответствовать приведенным в табл. 44.

Диаметр	Поля допусков и посадок при давлении рабочей среды, МПа					
уплотняемых	до 5	св. 5 до 25	св. 25 до 50	от 5 до 50		
деталей <i>D</i> и <i>d</i> , мм	Без защитного С защитным кольцом кольца из фторопластов			С защитным коль- цом из полиамидов		
От 4 до 80 включ.		$\frac{H9}{e8}$ или $\frac{H9}{f9}$		<u>H9</u> f9		
Св. 80 до 180 включ.	<u>H9</u>		<u>H8</u>			
Св. 180 до 220 включ.	f7		g6			
Св. 220 до 500 включ.	$\frac{H9}{g6}$ или $\frac{H9}{f7}$	$\frac{H8}{f7}$	$\frac{H7}{g6}$	$\frac{H8}{f7}$		
Св. 500 до 900 включ.	$\frac{H7}{g6}$		$\frac{H8}{g7}$			

44. Посадки сопрягаемых диаметров в зависимости от давления рабочей среды

Примечание. Допускается применять другие посадки с полями допусков, не превышающими приведенные в табл. 44.

Указания и рекомендации по применению и монтажу манжет. 1. Для обеспечения гарантийного срока эксплуатации манжет длина хода узлов и изделий рекомендуется не более 2 м.

2. Для улучшения условий работы манжет в гидравлических системах для очистки рабочих жидкостей рекомендуется применять фильтры: сетчатые, пластинчатые, магнитные и другие со степенью очистки от 25 до 50 мкм; при работе в запыленной среде перед манжетой, уплотняющей шток, рекомендуется устанавливать грязесъемник или другие зашитные устройства.

При давлениях свыше 10 МПа следует применять защитные кольца (табл. 45; 46).

Защитные кольца в зависимости от давления рабочей среды и температуры должны быть изготовлены из материалов, приведенных в табл. 45.

При эксплуатации гидроцилиндров в условиях загрязненной внешней среды следует перед манжетой на штоке устанавливать грязесъемники по ГОСТ 24811-81 или другие защитные средства по нормативно-технической документации.

- 3. Изготовление и комплектацию узлов и изделий защитными кольцами производит предприятие изготовитель узлов или изделий.
- 4. Для обеспечения герметичности при давлениях от 0 до 1.0 МПа рекомендуется за манжетой устанавливать кольцо круглого или овального сечения (см. табл. 48, схемы 13-14 и табл. 49, схемы 9-10). При повышенных требованиях к герметичности и низких давлениях шероховатость цилиндрических поверхностей канавок d, D (см. табл. 42) под манжеты следует принимать $Ra \le 0.63$ мкм.

В целях повышения надежности и долговечности работы узлов допускается установка манжет-дублеров, позволяющих при нарушении работоспособности первой манжеты сохранить работоспособность уплотнения в целом на более длительное время.

5. В целях исключения коррозии и других вредных последствий контакта резин с металлом рекомендуется применять в канавках под манжеты покрытие: для углеродистых и легированных сталей с содержанием хрома менес 17-18 % - хромирование X.18; для алюминия - глубокое анодирование.

45. Материалы для изготовления защитных колец

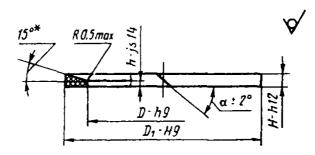
Тип манжеты	Материал защитного кольца	Метод изготовления	Температура рабочей среды, °С	Давление рабочей среды, МПа, (кгс/см²), не более
	Полиамид 610 литьевой по ГОСТ 10589-87			
	Композиции на основе полиамидов 6, 610, 66/6 (П-68Г: П-68ДМ-1,5; П-68Т)	Литье под давлением	От минус 50 до плюс 90	50 (500)
	Полиамид 12 и компози- ции на его основе			
	Полиамид 6 блочный (капролон В)		От минус 30 до плюс 90	
1,3	Заготовки из фторопла- ста-4 высшего и 1-го сортов по ТУ 6-05-810-76	Механическая обработка		32 (320)
	Заготовки из фторопла- стов Ф40, Ф4К20, Ф4С15, Ф4Г21М7		От минус 60 до плюс 200	50 (500)
	Порошковый фторо- пласт-4 1 и 2-го сортов по ГОСТ 10007-80	Прессование		32 (320)
	Заготовки и кольца за- шитные радиационно- модифицированные из полиэтилена низкого давления по ТУ 88 БССР 156-88	Литье под давлением, механическая обработка	От минус 60 до плюс 70	32 (320)

Примечания:

- 1. Допускается применять зашитные кольца из других материалов при условии обеспечения их стойкости к рабочим средам и защиты уплотнителя от затягивания в зазор в условиях, указанных в табл. 1.
- 2. Для манжет типов 1 и 3 из резины группы 3 допускается увеличивать давление рабочей среды до 63 МПа (630 кгс/см 2).

45а. Конструкция н размеры защитных колец из фторопластов.

Конструкция и размеры защитных колец из фторопластов для манжет типа 1, устанавливаемых на поршне



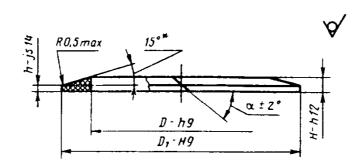
^{*} Размер для справок.

Размеры в мм

Обозначение типоразмера манжет	D	D_1	h	Н	α
12×4	4	12			45°
16×8	8	16		3,0	
20×12	12	20		Ĺ	
25×15	15	25			
32×22	22	32	2,0		
36×26	26	36			
40×30	30	40		3,3	
45×35	35	45			
50×40	40	50			
56×46	46	56			
63×48	48	63			
70×55	55	70			
80×65	65	80	2,5	4,5	
90×75	75	90	-		
100×80	80	100			
110×90	90	110			
125×105	105	125			
140×120	120	140			
160×140	140	160	2,0 4,7	4,7	3 0°
180×160	160	180			
200×180	180	200			
220×200	200	220			
250×230	230	250			
280×260	260	280		5,2	
320×300	300	320			
360×335	335	360	2,5		
400×375	375	400			
450×425	425	450		5,8	
500×475	475	500			
560×530	530	560		7,0	
630×600	600	630	}		
710×670	670	710	3,0	8,3	
800×760	760	800		0.7	
900×850	850	900		9,7	

Продолжение табл. 45а

Конструкция н размеры защитных колец для манжет типа 1, устанавливаемых на цилнидре



[•] Размер для справок.

Размеры в мм

		1 401112	ры в мм		
Обозначение типоразмера манжет	D	$D_{\mathfrak{l}}$	h	Н	α
12×4	4	12			
13×5	5	13			
14×6	6	14			45°
16×8	8	16		3,0	
18×10	10	18			
20×12	12	20			
22×14	14	22			
26×16	16	26			
28×18	18	28			
30×20	20	30	2,0	3,3	
32×22	22	32			
35×25	25	35			
37×27	27	37			
38×28	28	38			
42×32	32	42			30°
46×36	36	46			
50×40	40	50			
55×45	45	55			
60×50	50	60			
71×56	56	71			
78×63	63	78	2,5	4,5	
85×70	70	85			
100×80	80	100			
110×90	90	110			
120×100	100	120	2,0	4,7	
130×110	110	130			
145×125	125	145			

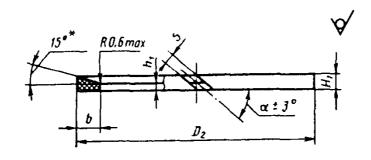
Продолжение табл. 45а

Обозначение типоразмера манжет	D	D_1	h	Н	α
160×140	140	160			
180×160	160	180		1	
200×180	180	200	2,0	4,7	
220×200	200	220			
240×220	220	240			
270×250	250	270]		
300×280	280	300			
340×320	320	340]		
385×360	360	385	2,5	5,8	30°
425×400	400	425		•	
475×450	450	475			
525×500	500	525			
590×560	560	590			
660×630	630	660		7,0	
750×710	710	750	3,0	8,3	
840×800	800	840		0,5	
950×900	900	950		9,7	

^{1.} Допускается для уплотнения манжет типа 1 применять защитные кольца прямоугольного сечения.

46. Конструкция и размеры защитных колец из полиамидов.

Конструкция и размеры защитных колец для манжет типа 1, устаналиваемых на поршне



Размер для справок.

Размеры в мм

Обозначение	D_2		b			h_1	1	H_1		
типоразмера манжет	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл	α	
12×4	12,3	-0,27								
16×8	16,3		3,9	±0,090	2,0	±0,125	3,0	±0,125	45°	
20×12	20,3	-0,33								

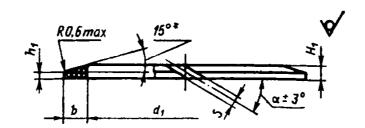
^{2.} Допускается применять защитные кольца, выполненные без разреза.

Продолжение табл. 46

Обозначение		\mathcal{O}_2		b		h_1		H_1	
типоразмера манжет	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	α
25×15	25,3	-0,33							
32×22	32,4								
36×26	36,4	-0,39	4,9	±0.090	2,0	±0,125			
40×30	40,4						3,3	±0,150	
45×35	45,4								
50×40	50,7								
56×46	56,7	-0,74							
63×48	63,7								
70×55	70,7		7.4		2,5		4,5		
80×65	80,9]						
90×75	90,9	-0,87							
100×80	100,9								ļ
110×90	111,0								
125×105	126,0	·							
140×120	41,0	-1,00		±0,110					
160×140	161,0				2,0		4,7	±0.150	30°
180×160	181,2		9,9						
200×180	201,2	-1,15		:		±0,125			
220×200	221,2								
250×230	251,3	-1,30							
280×260	281,3				,-			-	
320×300	321,4	-1,40					5,2		
360×335	361.4								
400×375	401,6	-1,55	12,4		2,5		5,8		
450×425	451,6			±0,135					
500×475	501,8	-1.75							
560×530	561,8		14,9			<u> </u>	7.0		
630×600	632,0	-2.00							
710×670	712,0		19.9		3.0		8,3	±0,180	
800×760	802,3	-2.30		±0,165					
900×850	902.3		24,9			ţ	9.7		

Примечание. Размеры D_2 с предельными отклонениями соответствуют размерам заготовки до ее разрезки.

Конструкция и размеры защитных колец для манжет типа 1, устанавливаемых на цилиндре



• Размер для справок.

Обозначение		D_2		<i>b</i> _		h_1	1	$\overline{Y_1}$	
типоразмера манжет	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мии.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мии.	Пред. откл.	α
12×4	4,1	±0,060							
13×5	5,1								45°
14×6	6,1	±0,075							
16×8	8,1	10,073					3,0	±0,125	
18×10	10,1		3,9						
20×12	12,1								
22×14	14,1	±0,090							
26×16	16,1			±0,090	2,0	±0,125			
28×18	18,1								30°
30×20	20,1] [
32×22	22,1	±0 ,105					3,3	±0,150	
3 5 ×25	25,1								
37×27	27,1]							
38×28	28,1]					i		
42×32	32,2								•
46×36	36,2	±0,195							
50×40	40,2]	4,9	±0,090	2,0		3,3		
55×45	45,2]							
60×50	50,2]	
71×56	56,2	±0,230]			
78×63	63,2		7,4		2,5		4,5		
85×70	70,2			±0,110]			
100×80	80,3		· ·]]			
110×90	90,3	±0,270	9,9		2,0]	4,7		

Продолжение табл. 46

Обозначение			h_1		H_1				
типоразмера манжет	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	Но- мин.	Пред. откл.	α
120×100	100.3	±0,270							
130×110	110.3]						
145×125	125.5								
160×140	140.5	±0,500			2,0		4,7		
180×160	160,5								
200×180	180,6		9.9	±0;110					
220×200	200,6	±0,560							
240×220	220,6						<u>.</u>		
270×250	250,7	±0,650						±0,150	
300×280	280.7	2 20,030				±0,125	5,2		
340×320	320,7	±0.700							30°
385×360	360,7	10,700							
425×400	400,8	±0.775	12,4		2,5		5,8		
475×450	450,8			±0,135					
525×500	500,9	±0,870							
590×560	560,9	1 ±0,670	14,9			1	7,0		
660×630	631,0	±1,000					,		
750×710	711,0		19.9				8,3	±0.180	
840×800	801,2	±1,150	17.7	±0,165	3,0		0,0		
950×900	901,2		24,9				9,7		

ГОСТ 14896-84 предусматривает конструкции и размеры защитных колец для манжет типа 3.

- В канавках под манжеты, погруженных весь эксплуатационный период в рабочую среду, допускается использование покрытий Хим. Окс. или Хим. Фос.
- 6. Стальные трущиеся поверхности, соприкасающиеся с манжетой, должны имсть твердость не ниже 45 HRC и покрытие не ниже X.48 или многослойное X.21 молочное с последующим X.24 и другие: титановые поверхности следует оксидировать.
- 7. Направляющие детали узлов изготовлять из латуни, бронзы или других антифрикционных материалов, выбираемых из конструктивных соображений. Допуски и посадки указаны в табл. 42; 44.
- 8. В тех случаях, когда по условиям работы узла возможен разогрев металла в зоне уплотияемых диаметров выше 80 °С, во избежание заклинивания принятая посадка (табл.

- 42; 44) должна быть проверена термическим расчетом. При длительной работе уплотнений при температуре 80 °С следует применять охлаждение рабочих сред, препятствующее ускоренному износу манжет и нарушению герметичности.
- 9. Забоины, царапины, риски и другие механические повреждения уплотняемых поверхностей не допускаются.
- 10. При сборке узлов или изделий для уменьшения силы трения резины по металлу трущиеся поверхности и манжеты смазать тонким слоем (0.5 мм) пластичной смазки, инертной к материалу манжет, или рабочей жидкостью.
- 11. При наличии зазора между штоком и пилиндром свыше рекомендуемого табл. 48, 49 для предотвращения закусывания уса манжеты рекомендуется устанавливать фторо-

пластовое кольцо, ограничивающее перемещение манжеты в канавке по рис. 43.

- 12. Для предотвращения повреждения манжет при протягивании их через канавки (под стопорное кольцо) необходимо в них устанавливать монтажное фторопластовое кольцо, которое затем должно удаляться.
- 13. Имеющиеся в цилиндре (штоке) отверстия заглущать технологическими пробками, изготовленными из фторопласта, поли-этилена и других полимерных материалов.
- 14. Категорически запрещается протягивать шток с помощью ударного инструмента. Монтаж должен осуществляться с применением гидравлических, пневматических или механических устройств. Для контроля правильности сборки предусмотреть 3-4 протягивания штока. Перемещение должно быть плавным, без рывков.
- 15. Инструменты, применяемые для монтажа манжет, изготовлять из пластмасс или мягкого металла (алюминия, латуни и др.) с закругленными кромками.
- 16. Манжеты, находящиеся в контакте с рабочей средой более недели, при демонтаже узла повторно не применять, независимо от степени их износа.

17. Для облегчения монтажа и устранения возможности повреждения манжет и защитных колец необходимо предусмотреть заходные фаски в цилиндре, на поршне и штоке, указанные на рис. 38-42 и в табл. 47. При невозможности изготовления заходных фасок в цилиндре следует применять оправки по рис. 40. При монтаже манжет через отверстия, резьбы, шлицы и острые кромки канавок следует применять оправки по рис. 41, 42.

Допускается применять угол заходных фасок в пределах от 15 до 30° с соответствующим изменением величины *с* и сохранением размеров по табл. 47 и рис. 38, 39.

Примеры монтажа манжет приведены в табл. 48 и 49.

Указания по проектированию пресс-форм. 1. Размеры пресс-форм назначать с учетом усадки резины.

- 2. Шероховатость поверхностей прессформ: рабочих (формующих) Ra 0,25 мкм, полировать, посадочных Ra 1,25 мкм, остальных Ra 2,5 мкм.
- 3. Рабочие поверхности хромировать на толщину 0,02-0,035 мм.
- 4. Острые углы пресс-форм, не относящиеся к манжете, скруглять радиусом R = 0.5 мм.

	ие цилиндра рис. 38)		Уплотнение штока (см. рис. 39)			
Уплотняемый диаметр	<i>D</i> ₁ *. не менее	С	Уплотняемый диаметр	<i>d</i> ₁ *. не более	С	
Св. 25 до 60	D 1 (5.3	Св. 15 до 50	d - 7	6,0	
Св. 63 до 90	D+6	5,2	Св. 48 до 75	<i>u - /</i>	0,0	
Св. 100 до 340	D + 8	7,0	Св. 80 до 320	d - 9	8,0	

47. Заходные фаски c

^{*} Размеры для справок.

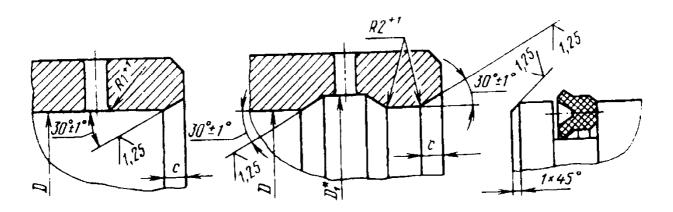


Рис. 38. Уплотнение цилиндра

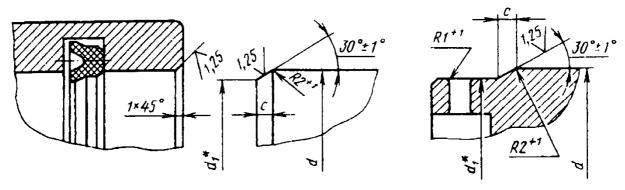
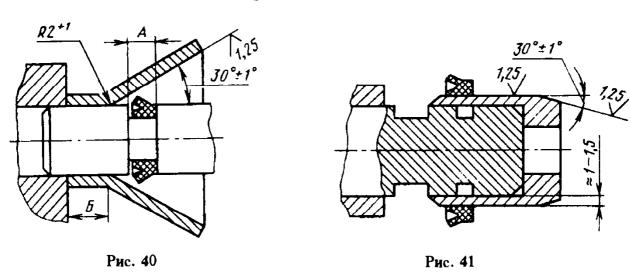


Рис. 39. Уплотнеиие штока



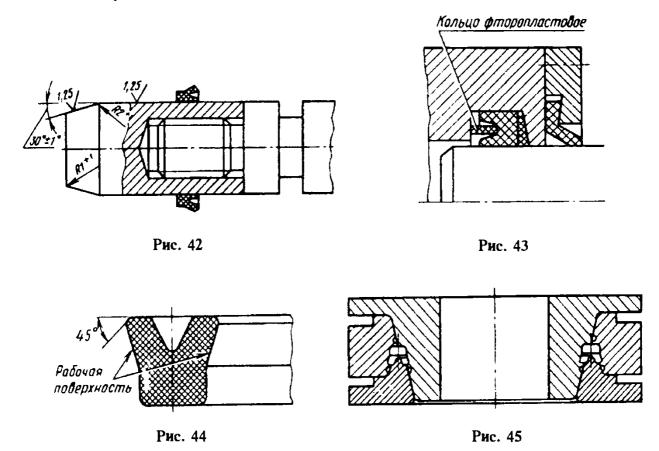
48. Примеры моитажа манжет для уплотиения цилиндра

		теристика применения
Схемы конструкций	Рабочее давление, МПа	Диаметр канавки под манжету <i>d</i> , мм
Антифрикционный материал Антифрикционный материал (\$°°-П)	От 0,1 до 10	От 80 ло 500
Bmynka Signatura Sig	От 0,1 до 10	От 80 до 50 0

Продолжение табл. 48

	Харак	теристика применения
Схемы конструкций	Рабочее давление, МПа	Диаметр канавки под манжету d , мм
Aumulppukitumunii mamepuan (se d) b control of the second of the seco	От 0,1 до 10	От 15 до 500
Анпифрикционный материал (5)	От 0,1 до 50	От 80 до 500
Bmynka sea d	От 0,1 до 50	От 80 до 500
Анпифрикционный материал	От 0,1 до 50	От 15 до 500
Антифрикционный материал	От 0 до 10	См. схемы 1-6
Втулка В В В В В В В В В В В В В В В В В В В	От 0 до 50	См. схемы 7-12

Направляющие втулки (схема 4) изготовляют разрезными и крепят при помощи резьбовых соединений. Направляющие втулки (схема 10) можно запрессовывать или навинчивать с обязательным их стопорением.



49. Примеры монтажа манжет для уплотнений штока

	У словия	применения
Схемы конструкций	Рабочее давление, МПа	Диаметр штока <i>d</i> , мм
Антифрикци- онный материал	От 0,1 до 10	От 80 до 525
Втулка	От 0,1 до 10	От 4 до 525

Продолжение табл. 49

		должение табл. 49
Схемы конструкций	Рабочее давление, МПа	применения Диаметр штока <i>d</i> , мм
Втулка Антифрик- ционный материал 6	От 0,1 до 50	От 80 до 525
Втулка В тулка В тулка В тулка	От 0,1 до 50	От 15 до 525
Антифрикцион- ционный материал в ный материал	От 0 до 10	См. схемы 1-4
Втулка Втулка	От 0 до 50	См. схемы 5-8

 Π р и м е ч а н и е. Размеры L и L_1 выбирают из конструктивных соображений с учетом технологичности монтажа манжет.

5. Разъем пресс-формы рекомендуется размещать в месте пересечения конусной поверхности, образованной фаской под углом 45°, с плоскостью (рис. 44); не допускается разъем на рабочей поверхности манжеты A и \mathcal{B} (по рисункам табл. 38-40).

6. Число мест, высота и исполнительные размеры пресс-форм должны быть согласованы с заводом-изготовителем манжет.

Схема конструкции пресс-форм показана на рис. 45.

РЕЗИНОВЫЕ УПЛОТНИТЕЛЬНЫЕ МАНЖЕТЫ ДЛЯ ПНЕВМАТИЧЕСКИХ УСТРОЙСТВ

(ГОСТ 6678-72 в ред. 1992 г.)

Резиновые манжеты предназначены для уплотнения цилиндров и штоков пневматических устройств, работающих при давлении от 0.005 до 1.0 МПа со скоростью возвратнопоступательного движения до 1 м/с и температуре от -65 до +150 °C.

Манжеты изготовляют двух типов: 1 - для уплотнения цилиндра; 2 - для уплотнения штока. Условия работы и материал манжет приведены в табл. 50.

Манжеты в зависимотси от группы резины должны изготовляться следующих климатических исполнений по ГОСТ 15150-69:

из резины групп 1, 1a - У2; ХЛЗ.1; Т2; из резины группы 2, 3 - УХЛЗ.1; Т2; из резины группы 4 - УХЛ2, Т2.

Технические требования. 1. Манжеты изготовляют из резин с физико-механическими показателями, указанными в табл. 51.

- 2. Манжеты из резин всех групп должны быть пригодны для работы в условиях тропического климата по ГОСТ 15152-69, группа III, класс Н.
- 3. Облой в местах разъема пресс-форм должен быть удален. В местах удаления облоя не допускается фаска размером более 0,5 мм.
- 4. Поверхность манжеты определяется формующей поверхностью пресс-формы, шероховатость которой должна быть не грубее *Ra* 0,32 мкм.
- 5. При условии соблюдения требований по установке и эксплуатации манжет, указанных на рис. 47, 48 и в табл. 53-55, 95 %-ный ресурс манжет должен составлять не менее 100 км. В конце ресурса допустимая величина падения давления воздуха в уплотняемой полости в течение 3 мин не должна быть более 0,005 МПа.
- 6. Гарантийный срок манжет 3 года со дня ввода их в эксплуатацию.

50.	У	'словия	работы	И	материал	манжет
-----	---	---------	--------	---	----------	--------

Условия работы		Скорость возвратно- поступательного движе- Давле- ния, м/с, при диаметре ние, цилиндров (штоков), мм		Материал манжет		
Рабочая среда	Диапазон темпера- тур, °С	МПа	до 160	св. 160	Группа резины	Тип каучука для изготов- ления резины
Воздух с парами масел или топлива Воздух с парами масел	От -55 до +55*	От 0,005 до 1,0			l la	СКН-18 и СКН-26
Воздух с парами масел или топлива	От -20 до +150 От -30 до +100		До 1,0	До 0,5	3	СКФ-26 СКН-40
Воздух	От -65 до +100				4	CKMC-10

^{*} Для манжет из резины группы 1а для пневматических устройств подвижного состава железных дорог диапазон температур от минус 60 до плюс 60 °C.

Примечание. Резину группы 1 при новом проектировании не применять.

51. Физико-механические показатели резин

Наименование		Норма	для резины	группы	
показателя	1	la	2	3	4
Условная прочность при рас- тяжении, МПа, не менее	7,8	7,8	11.8	9,8	8,8
Относительное удлинение при разрыве, %, не менее	160	140	120	120	160
Твердость в единицах Шора А, в пределах	70-80	70-80	70-80	80-90	70-80
Относительная остаточная деформация после старения в воздушной среде при сжатии 20 % при 100 °C в течение 24 ч. %. не более	60	60	20	70	60
Изменение массы, %, после воздействия в течение 24 ч, при температуре 70 °C					
стандартных масел:					
СЖР-1	-	_	_	От -7 до 0	-
СЖР-2	-	-	-	От -5 до +1	-
СЖР-3	От -5 до +3	От -3 до +8	-	От -4 до +2	-
Коэффициент морозостойко- сти*. не менее, при темпера- туре °C:					
минус 15			0,2		
минус 25				0,2	
минус 55	0,15	0,2			
минус 65					0,2

^{*} По эластичному восстановлению после сжатия.

П р и м е ч а н и е. Периодичность проверки резины для манжет: общего назначения - один раз в месяц; тормозных устройств железнодорожного транспорта - после каждой закладки резиновой смеси.

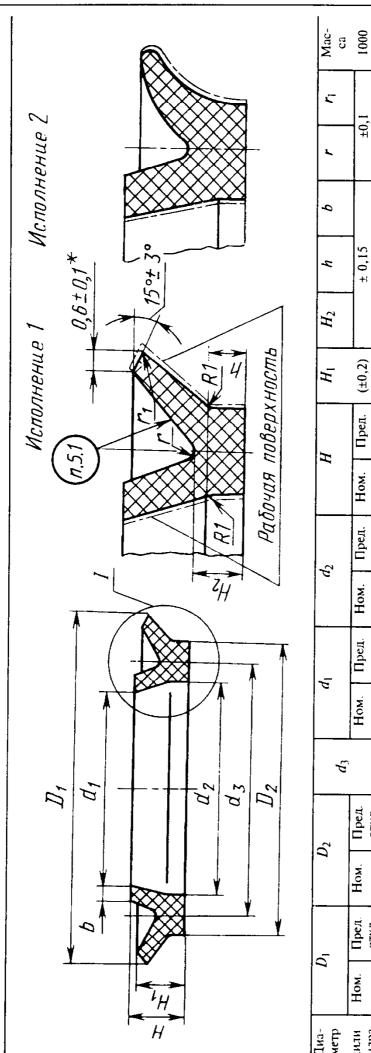
1. Примеры применения манжет приведены на рис. 46.

На рабочей поверхности цилиндра или штока, по которой перемещается манжета, допускаются поперечные отверстия *а* диаметром не более 1,5 мм

2. Конструкция канавок под манжеты типа 1 для уплотнения цилиндра приведены в табл. 53, типа 2 для уплотнения штока приведены в табл. 54. Радиальное биение поверхности A относительно поверхности B - не более 0.03 мм.

52. Тип и размеры манжет Тип 1 - для уплотнения цилиндров

Размеры, мм



Mac- ca	1000 IIIT., KF	0.70	0.80	1.30	1 60	1.80	2.80	3.30	3.60	4,90	
1,	<u>.</u>			0.25				0.50			
	±0,1		0,5					8,0			
q		1 0				1,5				2,0	
ų	± 0,15	1 2	i Î			1,5		-		2,0	
H_2		1.7			2.0			2,5		3,0	
H	(±0,2)	3.5	<u>.</u>		4.5			5,5		6,0	
Н	Пред. откл.	+0 3	· · ·			±0,5					
1	Ном.	4.0			5,0			0'9	-	6,5	
2	Пред. откл.	±0,3				±0,5			•		
d_2	Ном.	10,5	12,5	14,0	17,0	21.0	23.0	27.0	32.0	35,0	
	Пред. откл.			±0,3					±0,5		
q	Ном.	9,5	11,5	13,0	16,0	20.0	21,0	25,0	30,0	33,0	
<i>d</i> ₃		14,0	16,0	18.0	21,0	25.0	27.5	31,5	36,5	40,0	
D_2	Пред. откл.	±0,3				±0.5					
7	Ном.	17,5	5,61	22,0	25,0	29,0	32,0	36,0	41,0	45,0	
D_1	Пред откл.	±0.3				€,0∓					
7	Ном.	21	23	56	29	33	37	41	46	50	
Диа- метр	имли ндра <i>D</i>	20	22	25	28	32	36	40	45	20	

Продолжение табл. 52

					я под							345
Mac- ca	1000 <i>L</i> IT.,	6,00	6,40	6,70	7,30	8,00	8,50	9,40	11,40	12,60	14,90	18,70
~	±0,1		· <u>···</u> ···			0,50					0,50	
) 					0,8					1,0	
9						2,0					2,0	
h	± 0,15					2,0					2,2	
H_2			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	<u> </u>		3,0					3,0	
H_1	(±0,2)					0,9					6,0	
Н	Пред. откл.					±0,5					±0,5	
1	Ном.		6.5									
2	Пред. откл.				<u> </u>		±0,5					
d_2	Ном.	41.0	45,0	48,0	55,0	56,0	64,0	74,0	84,0	92,0	107,0	121,0
	Прел. откл.					±0,5						±1,0
q_1	Ном.	39,0	43,0	46,0	53,0	54,0	62,0	72,0	82,0	0,06	105,0	118,0
d ₁	·	46.0	50.0	53,0	0,09	0.19	0,69	79,0	0,68	97,5	112,5	126,5
7	Пред. откл.			<u> </u>			±0,5					
D_2	Ном.	51,0	55,0	58,0	65,0	0,99	74,0	84,0	94,0	103,0	0,811	132,0
	Пред.					€,0±					0,1±	
D_1	Ном	56	09	63	70	7.1	80	06	100	601	124	139
Диа- метр	икли ндра <i>D</i>	56	09	63	20	71	80	06	100	110	125	140

Продолжение табл. 52

,								וחמו	JIL 3	
Mac-	са 1000 Шт., кг	22,60	23,20	24,70	27,00	30,50	33,70	38,50	43,30	48,10
7						0,50				
,	1,0+		1,0				1,2			
9						2,0				
Ч	± 0,15		2,2				2,5			
H_2			3,0				3,5			•
H_1	(±0,2)		0,9				7,0			
Н	Пред.					€,0∓				
	Ном.	:	7,0				8,0			
d_2	Пред. откл.		₹0,5				±0,7			
9	Ном.	141,0	0,191	0,181	199,0	229,0	259,0	299,0	339,0	379,0
d _l	Пред. откл.		±1,0					±1,5		
0	Ном.	138,0	158,0	178,0	195,0	225,0	255,0	295,0	335,0	375,0
	d_3	146,5	166,5	186,5	205.0	235,0	265,0	305,0	345,0	385,0
D_2	Пред.		±0,5				±0,7			
7	Ном.	152,0	172,0	193,5	213,0	243,0	273,0	313,0	353,0	393,0
D_1	Пред. откл.		11,0				±1,5			
I	Ном	651	179	661	219	249	279	319	359	399
Диа-	инли ндра <i>О</i>	160	180	200	220	250	280	320	360	400

ГОСТ 6678-72 предусматривает $D = 10 \div 18$ мм.

Примечания:

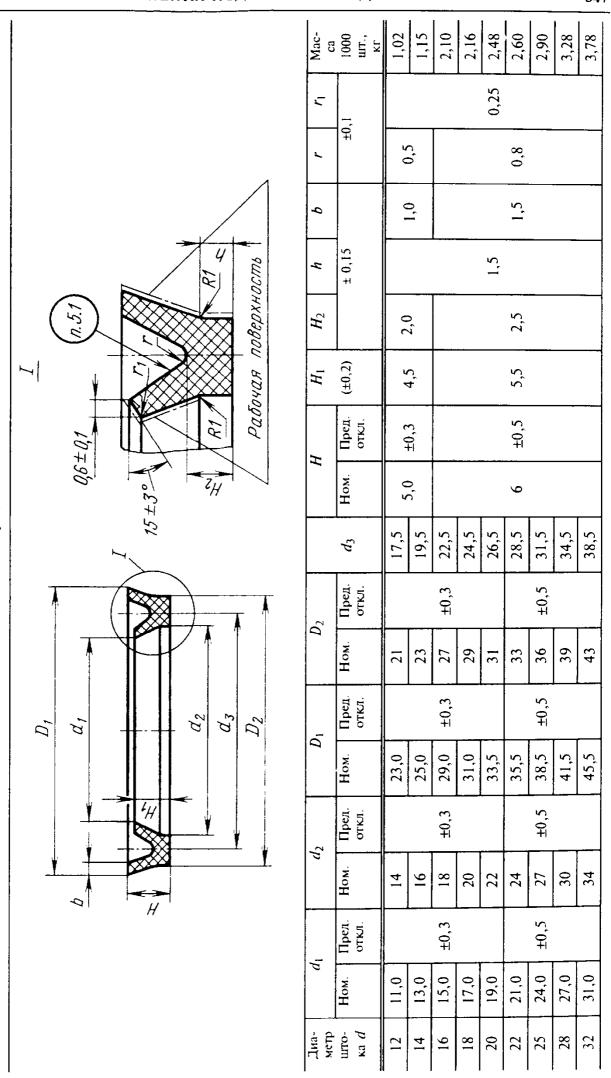
- 1. При подсчете массы принята плотность резины 1,27 г/см³.
- 2. Пресс-формы для изготовления манжет на цилиндр, начиная с диаметра цилиндра 200 мм (в таблице D_2 больше на 1,5-2 мм) должны быть использованы до полного износа.

 Π ример обозначения манжеты типа 1 для диаметра цилиндра D=25 мм из резины группы 3:

Манжета 1-025-3 ГОСТ 6678-72*

Тип 2 - для уплотнения штоков

Размеры, мм



Продолжение табл. 52

УПЛОТНИТЕЛЬНЫЕ УСТРОЙСТВА																	
Mac-	1000 urt., kr	4,20	4,80	5,10	6,40	6,70	7,50	8,00	8,92	10,00	10,50	11,10	12,20	13,20	14,70	16,20	18,20
7,	- ,	36.0								0,50							
1	†0, 10, 10, 10, 10, 10, 10, 10, 10, 10, 1	× C	·							8,0							
9		1.5)		-					1,75							
ų	± 0,15	1 \$								2.0		_					
H ₂		7 \$,,							3,0		_					
H_1	(±0,2)	5 5	, , , , , , , , , , , , , , , , , , ,							0,9							
H	Пред. откл.	\$ U+	, v-							±0,5							
	Ном.	9	<u> </u>							7,0		_					
	d_3	42,5	46,5	53,0	58,0	64,0	0,89	71,0	78,0	79,0	0,88	0,86	0,801	118,0	133,0	148,0	168,0
2	Пред. откл.								€,0∓								
D_2	Ном.	47	51	58	63	69	73	9/	83	84	93	103	113	123	138	153	173
D_1	Прел. откл.			•				•	±0,5		•						4.
	Ном.	49,5	53,5	60,5	65,5	71,5	75,5	78,5	85,5	86,5	95,5	105,5	115,5	125,5	140,5	155,5	175,5
2	Пред. откл.					_			±0,5						•		
d_2	Ном	38	42	48	53	59	63	99	73	74	83	93	103	113	128	143	163
	Пред. откл.								10,5		<u> </u>			·			
lp	Ном.	34,5	38,5	43,5	48,5	54,0	58,0	0,19	68,0	0,69	78,0	88,0	0,86	0.801	123,0	138,0	158,0
Диа- метр	што- ка <i>d</i>	36	40	45	50	99	09	63	70	71	80	06	100	110	125	140	160

Примечание. При подсчете массы принята плотность резины 1,27 г/см 3 . ГОСТ предусматривает d=5+11;180 и 200 мм. Примеробозначения манжеты типа 2 для диаметра штока d=10 мм из резины группы 1:

Манжета 2-010-1 ГОСТ 6678-72*

Продолжение табл. 53

53. Канавки под манжеты типа 1 для уплотнения цилиндра

Диаметр d_4 H_3 цилиндра (пред. откл. Размеры, мм (пред. откл. Пред. откл. по 111 по Н13) по Н11) Исполнение 1 25 15,0 24,4 19.3 27.4 28 18.0 22,3 5.5 32 22.0 31.3 26,3 36 35.3 28,3 24.0 40 28.0 39,3 32,3 6,6 37,3 45 33.0 44.3 2×450 49.3 42.5 50 37,0 55,3 48,5 56 43,0 60 47,0 59,3 52,5 7.2 69,3 62,5 70 57,0 Исполнение 2 79,3 72,5 80 67,00.25×450 82,5 77,0 89,3 90 7,2 100 87,0 99.3 92,5 110 96.0 109,0 101,5 125 112.0 124,0 117,5 139.0 131.5 140 126,0 7,7 160 146,0 159,0 151,5 a_{b} 179,0 171,5 180 166.0 186.0 199.0 191.5 200 H_3 204,0 218,8 209,5 Диаметр d_5 d_4 d_6 220 (пред. откл пилиндра 8,8 248.8 239,5 234,0 250

по Н13)

4.4

Для манжет типов 1 и 2 при диаметрах цилиндров и штоков до 20 мм поршни и корпусы должны быть разъемными, а свыше 20 мм могут быть как разъемными, так и неразъемными.

Пред. откл. по h11

19,4

21,4

11.5

13,5

14,5

16,5

шред. откл. ло Н11)

20

22

Для манжет типов 1 и 2 рекомендуются канавки полного профиля исполнения 1. Допускаются канавки с низким буртом исполнения 2.

Манжеты типа 1 для диаметров цилиндров от 22 до 50 мм при неразъемном порщне рекомендуется устанавливать:

в канавки исполнения 1 с помощью ко-

нусной оправки согласно табл. 55; в канавки исполнения 2 без применения оправки.

278,8

318,8

269,5

309.5

264,0

304,0

280

320

Во всех остальных случаях манжеты типов 1 и 2 устанавливают без специальных приспособлений.

3. Для удобства монтажа поршней рекомендуется изготовлять заходные конусы в оправках (рис. 47. а) или непосредственно в цилиндрах (рис. 47, б).

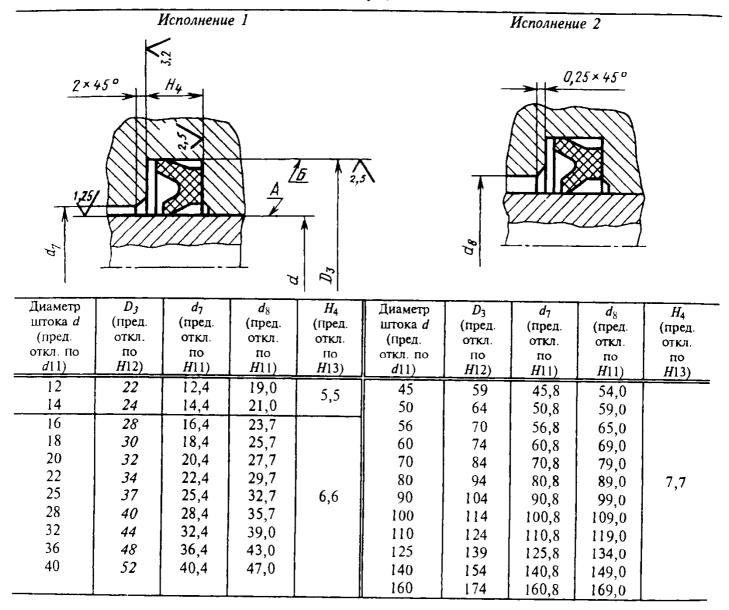
Диаметр фаски определяют по формуле

$$D_6 > (D_7 + n) .$$

где D_7 - наружный лиаметр манжеты типа 1

54. Канавки под манжеты типа 2 для уплотнения штока

Размеры, мм



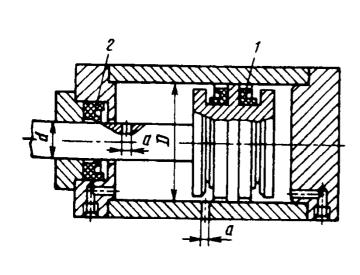


Рис. **46.** Примеры применения манжет: *I* -типа 1; *2* - типа 2

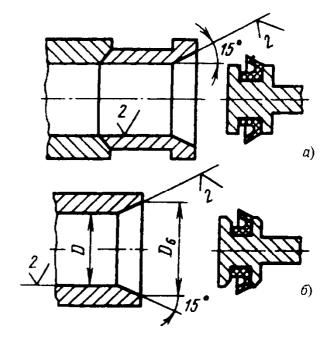
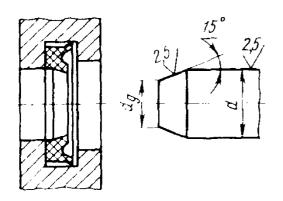


Рис. 47



a) o)

Рнс. 48

Рис. 49. Схема установки войлочного кольца: 1 - место закладки смазки; 2 - войлочное кольцо

в сборе; n - выбирают в зависимости от D:

D, MM	От 10 до 80	Св. 80 до 125	Св. 125 до 200	Св. 200
n	3,0	5,0	6.0	7,0

4. Для удобства монтажа штоков рекомендуется изготовлять на них заходные конусы (рис. 48).

Диаметр фаски определяют по формуле

$$d_9 < (d_{10} - n_1)$$
,

где d_{10} - внутренний диаметр манжеты типа 2 в сборе; n_1 - выбирают в зависимости от уплотняемого диаметра d:

 $d_{\text{, MM}}$... От 5 до 28 Св. 28 до 50 Св. 50 ... n_1 1,5 2,0 2,5

5. Манжеты и уплотняемые поверхности деталей должны быть смазаны: в пневматических цилиндрах подачей распыленного масла (индустриальное И-20А) в сжатом воздухе.

При перемещении поршня или штока на длину более 15 мм и при использовании смазок на нефтяной основе рекомендуется применять смазочное кольцо из тонкошерстного войлока по ГОСТ 288-72*, пропитанного маслом МВП по ГОСТ 1805-76 или смазкой ЦИАТИМ-221 (рис. 49, а и б). Допускается установка войлочного кольца 2 перед манжетой.

55. Установка манжет типа 1 при неразъемном поршне в канавки исполнения 1

Размеры, мм Наибольший Уплотняемый Внутренний диаметр допустимый диаметр диаметр цилиндра манжеты d_2 оправки D_5 22 12.5 22 25 14 25 38 21 32 40 23 36 27 48 40 57 45 32 δ a)

РЕЗИНОВЫЕ УПЛОТНИТЕЛЬНЫЕ КОЛЬЦА ПРЯМОУГОЛЬНОГО СЕЧЕНИЯ ДЛЯ ГИДРАВЛИЧЕСКИХ УСТРОЙСТВ

Кольца (табл. 56) предназначены для уплотнения плунжеров (штоков) и цилиндров насосов и других гидравлических устройств,

работающих при давлении до 60,0 МПа, скорости возвратно-поступательного движения до 1,5 м/с и температуре от -15 до +80 °С на минеральных маслах, пресной и морской воде, керосине и других жидкостях, нейтральных к материалу колец.

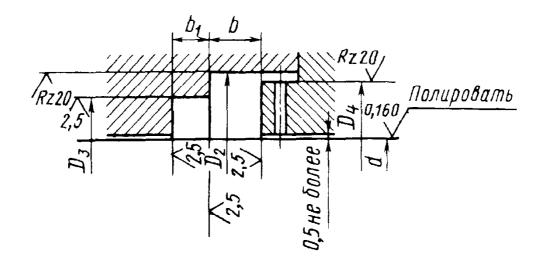
56. Форма и размеры колец, мм

	1	няемые тетры	C.	<i>i</i> ₁	1	D _I		Н	Mac- ca
	плунж ера (што- ка) <i>d</i>	ци- линд- ра <i>D</i>	номи нал.	пред. откл.	номи нал.	пред. откл.	номи нал.	пред. откл.	100 шт., кг
	10	22	9,3		23				0,37
İ	12	25	11,3		26		 	 	0,46
i	14	28	13,3	±0,3	29		8		0,55
	16	-	15,3		31		 		0,60
—> 	18	32	17,3		33			ļ	0,67
<u></u> ★ ■ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★ ★	20	_	19		36	±0,4		±0,2	0,88
→	-	36	20		37				0,92
	22	-	21		39		9	į	1,02
+-+ \alpha \beta 1	-	40	23		41				1,08
	25	-	24		42]]		1,12
<u> </u>	28	45	27	±0,4	46	±0,4	10		1,45
<u> </u>	32	50	31		51,5	±0,5	10		1,70
	-	55	34	į	56,5	±0,5	11		2,20
	36	-	35	:	57,5	±0,5	11		2,36
i	40	60	39		61,5	±0,5	11		2,57
	45	-	44		66,5	±0,5	11	±0,3	2,87
	50	70	48,5		71,5				3,45
	55	~	53,5		76,5	±0,5	[3,75
	60	80	58,5	±0,5	81,5				4,04
	70	90	68,5		91,5		12		4,65
	80	100	78,5	i	102	±0,6			5,33
	90	110	88,5		112	,			6,02

Пример обозначения кольца для плунжера (штока) d=70 и цилиндра D=90: Кольцо 70×90 МН 5396-77

57. Канавки под кольца для уплотнения плунжера (штока)

Размеры, мм



Уплотняемый диаметр плунжера (штока) d (пред. откл. по $d11$)	<i>D</i> ₂ (пред. откл. по <i>H</i> 12)	<i>D</i> ₃ (пред. откл. по <i>H</i> 12)	<i>D</i> ₄ (пред. откл. по <i>h</i> 13)	b ^{+0,1}	b _l (пред. откл. по <i>H</i> 12)
10	26	18	24		
12	30	21	28		
14	32	24	30	7,8	5
16	34	26	32		
18	36	28	34		
20	40	30	38	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
22	42	32	40	8,8	
25	48	37	45		
28	50	40	48	9,8	6
32	55	45	52	9,0	
36	62	50	60		
40	68	55	65	10,8	6
45	70	60	68		
50	75	65	72		
55	82	70	78		
60	90	75	85	11,8	8
70	100	85	95		
80	110	95	105		
90	120	105	115		

Твердость уплотняемого вала должна быть 50...55 HRC.

58. Канавки под кольца для уплотнения цилиндра

Размеры, мм

Эскиз	<i>D</i> H12	d ₂ h12	d ₃ h11	d ₄ h13	b ^{+0,1}	<i>b</i> ₁ H12
	22	7	13	9		5
	25	9	15	11	7,8	5
	28	10	18	13		5
	32	14	22	17		6
10 State Dames	36	17	25	19	8,8	
	40	20	28	22	3,0	
Rz 20, 2.5	45	24	32	26	9,8	6
872n	50	28	36	30		
8 Rz 20	55	30	40	32	10.0	
	60	35	45	38	10,8	
D - уплотняемый диаметр цилиндра	70	45	55	48		
	80	52	65	55		
	90	62	75	65	11,8	8
	100	72	85	75		
	110	80	95	85		

59. Форма и размеры защитных колец, мм

	Уплотн диаме		d_3	D_3	S	Macca
	плун- жера (штока)	цили- ндра	H12	номин.	h13	100 шт., кг
Рекомендуемые материалы защитных	10	-	10	18		0.12
колец для работы в среде нефтепродуктов.	12	_	12	21		0,17
минеральных масел и воды - текстолит и	-	22	13	22		0.18
другие антифрикционные материалы,	14	_	14	24	5	0,20
стойкие к воздействию рабочей жидкости	-	25	15	25		0.21
	16	-	16	26		0,22
	18	28	18	28		0,24

Продолжение табл. 59

Oarres -	Уплотня диаме	тры	d_3	D ₃	s	Macca
Эскиз	плун- жера (штока)	цили- ндра	<i>H</i> 12	номин.	h13	100шт., кг
	20	-	20	30		0,31
	22	32	22	32		0,40
	_	36	25	36	; 	0,43
	25	-	25	37		0,45
2,5// , ,)	28	40	28	40	6	0,49
2,5/ (V) 1,25/	32	45	32	45		0,61
	36	50	36	50		0,75
\$ 3	40	55	40	55		0,83
$\begin{array}{c c} & & & \\ \hline & & & \\ \hline & & & \\ \hline \end{array}$	45	60	45	60		0,97
125	50	-	50	65		1,46
	5 5	70	55	70		1,60
S	60	-	60	75		1,70
' '	-	80	65	80		1,85
	70	-	70	85	8	1,95
	-	90	75	90		2,10
	80	-	80	95	į	2,21
	-	100	85	100		2,38
	90	-	90	105		2,46
	-	110	95	110		2,64

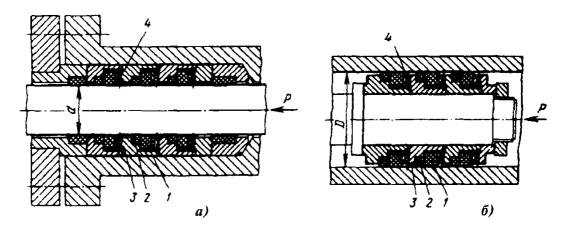


Рис. 50. Уплотнение штока (а) и цилиндра (б)
1 - уплотнительное кольцо; 2 - защитное кольцо; 3 - кассета;
4 - отверстие для подвода рабочей жидкости

Размеры шнуров прямоугольного сечения должны соответствовать указанным в табл. 60.

Для объектов и узлов, находящихся в эксплуатации, допускается по согласованию изготовителя с потребителем выпускать шнуры с номинальными размерами 2,3; 3,0; 6,0; 7,0 и 60 мм.

Длина шнуров должна быть не менее 1 м. По согласованию с потребителем допускается поставлять шнуры длиной не менее 0,5 м не более 10~% партии.

Технические требования. Резина, применяемая для изготовления колец, должна иметь следующие физико-механические показатели:

Условная прочность при растяже-	
нии, МПа, не менее	. 7
Относительное удлинение при раз-	
рыве, %, не менее	200
Остаточное удлинение после разры-	
ва, %, не более	28
Температура хрупкости при замо-	
раживании, °С, не более	-15
Твердость по ТМ-2, не менее	7 0

Облой должен полностью удаляться без повреждения рабочих поверхностей. Допускается закругление кромок кольца радиусом не более 0,3 мм.

Рекомендации по применеиию колец. Уплотнительные кольца следует применять в паре с защитными кольцами, как показано на рис. 50.

Шероховатость поверхностей пресс-форм, соприкасающихся с формуемыми кольцами,

не ниже *Ra* 0,32 мкм.

Число уплотнительных колец принимают в зависимости от рабочего давления:

Рабочее давление, МПа	До 20	Св. 20 до 40
Число колец	1; 2	2; 3
Рабочее давление, МПа	Св. 40	До 60
Число колец	3;	4

РЕЗИНОВЫЕ ШНУРЫ КРУГЛОГО И ПРЯМОУГОЛЬНОГО СЕЧЕНИЙ

(ГОСТ 6467-79 в ред. 1992 г.)

Резиновые шнуры круглого и прямоугольного сечений предназначены для уплотнения неподвижных разъемных соединений с давлением рабочей среды до 1,0 МПа, защиты полостей от пыли, грязи.

В зависимости от назначения шнуры изготовляют шести типов.

Шнуры типов 1-4, 6 изготовляют трех степеней твердости: M (малой), C (средней), Π (повышенной).

Диаметр или размер стороны шнуров круглого и квадратного сечений должны соответствовать 2,0; 2,5; 3,2; 4,0; 5,0; 6,3; 7,1; 8,0; 9,0; 10,0; 11,0; 12,0; 14,0; 16,0; 18,0; 20,0; 22,0; 25,0; 28,0; 32,0; 36,0; 40,0; 45,0; 50,0; 56,0 и 63,0 мм.

ГОСТ предусматривает также шнуры типа 5 (унифицированные) только степени твердости С.

Условия эксплуатации шнуров

Тип		Условия эксплуатации							
шнура	Назначение	Температурный интервал работоспособности, °C	Рабочая среда						
1	Кислотощело- честойкие	От -30 до +50	Растворы кислот и щелочей концентрации до 20 % (за исключением азотной и уксусной кислот), вода, воздух и инертные газы						
2	Теплостойкие	От -30 до 140	Воздух, азот и инертные газы (до температуры 90 °C), водяной пар (до 140 °C)						
3	Морозостойкие	От -45 до +50	Воздух, азот и инертные газы						
4	Маслобензостойкие	От -30 до +50	Масло или бензин						
6	Для пищевой промышленности	От -30 до +50	Для работы в соприкосновении с пищевыми продуктами						

60. Размеры шнуров прямоугольного сечения, мм

Вы-	Ширина																		
3,2	6,3	7,1	8	9	10	11	12	14	16	18	20	-	-	-	-	-	-	-	-
4,0	6,3	7,1	8	9	10	11	12	14	16	18	20	22	25	-	-	-	-	-	-
5.0	6,3	7,1	8	9	10	11	12	14	16	18	20	22	25	28	32	-	-	-	_
6,3	8	9	10	11	12	14	16	18	20	22	25	28	32	36	40	-	-	-	-
7,1	9	10	11	12	14	16	18	20	22	25	28	32	36	40	45	50	-	-	-
8,0	10	11	12	14	16	18	20	22	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-
9,0	11	12	14	16	18	20	22	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-	_
10,0	12	14	16	18	20	22	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-	-	-
11,0	14	16	18	20	22	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-	-	-	-
12,0	16	18	20	22	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-	-	-	-	-
14,0	18	20	22	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-	-	-	-	-	-
16,0	20	22	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-	•	-	-	-	-	-
18,0	22	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-	-	-	-	-	-	-	-
20,0	25	28	32	36	40	45	50	56	63	-		-	•	-	-	-	-	-	-
22,0	28	32	36	40	45	50	56	63	-	-	-	-		-	-	-	•	-	-
25.0	32	36	40	45	50	56	63	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	_
28.0	36	40	45	50	56	63	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	-	

ГОСТ предусматривает также высоту св. 32 до 50 мм.

Пример обозначения шнура типа 1 средней твердости круглого сечения диаметром 14 мм:

Шнур 1C Ø 14 ГОСТ 6467-79

То же для прямоугольного сечения с размерами сторон 10×12 мм:

Шнур 1С 10×12 ГОСТ 6467-79

В зависимости от размеров сечения шнуры должны эксплуатироваться в посадочных местах с минимальным внутренним радиусом изгиба, указанным в табл. 62. Форма контура посадочного места в плане - произвольная.

Разность между минимальной плошадью сечения посадочного места и максимальной плошадью сечения шнура должна быть от 3 до 10 %.

61. Физико-мехаиические показатели резниы

Тип	Степень	Условная проч- ность, МПа			Твердость				
резины	твердости	Не м	енее	МПа	Международные единицы				
	М	4,0	350	0,45-0,75	40-45				
1	С	4,5	250	0,76-1,2	50-65				
	п	6,5	200	1,2-2,0	65-80				
	М	4,0	350	0,45-0,75	40-55				
2*	С	4,0	300	0,76-1,2	50-65				
	П	6,0	200	1,2-2,0	65-80				
	М	4,5	350	0,45-0,75	40-55				
3**	C	4,5	250	0,76-1,2	50-65				
	П	7,0	200	1,2-2,0	65-80				
	M	5	400	0,45-0,75	-				
4	С	5	300	0,76-1,2	-				
	П	8	200	1,2-2,0	-				
	M 3		350	0,35-0,56	35-50				
6	С	3	250	0,5-1,0	45-60				
	П	6	120	0,9-1,2	55-70				

^{*} Коэффициент теплостойкости резины не менее 0,7.

62. Мнинмальиый внутрениий радиус изгиба

Сечение шнура	Размер, по которому производится установка шнура, мм	Отношение размеров	Минимальный радиус изг и ба
	Все размеры	-	5 <i>d</i>
	До 10	$\frac{h}{b} < 0.5$ $\frac{h}{b} \ge 0.5$	6 <i>b</i> 5 <i>b</i>
b	Более 10	$\frac{h}{b} < 0.75$ $\frac{h}{b} \ge 0.75$	15 <i>b</i> 6 <i>b</i>

^{**} Температура хрупкости резины не выше минус 50 °C.

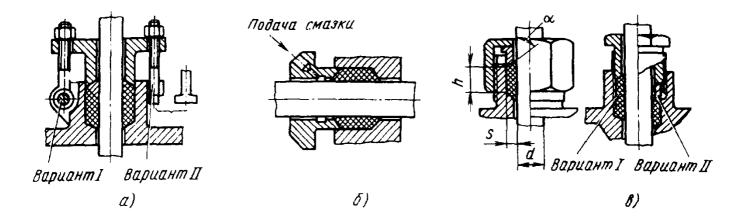


Рис. 51.

САЛЬНИКОВЫЕ УСТРОЙСТВА

В вентилях, задвижках и другой арматуре уплотнение между шпинделем и крышкой, а также уплотнение штоков, скалок, нырял и прочих деталей, имеющих возвратно-поступательное движение, создается сальниками с мягкой и металлической набивкой (рис. 51, a- θ).

При необходимости усиленной смазки поверхности штока и шпинделя вводят дополнительную подводку смазки. При небольшом диаметре штока можно применять нажимную или накидную гайку. Размеры элементов сальникового уплотнения для штоков можно определить на основании эмпирических зависимостей и конструктивных соображений. Величина s должна быть не меньше s 4 мм, но не рекомендуется более s мм. Обычно s = 1,5 \sqrt{d} ÷ 2,5 \sqrt{d} (меньшее значение для сальников с накидной гайкой).

Величина h зависит от давления и среды; ее принимают обычно $(5\div8)$ s. Для газов и паров выбирают большее значение s и h, для жидкостей - меньшее. Большее значение s берут также для быстроходных машин и больших давлений. Угол α принимает равным 45-60°. Размеры сальниковых уплотнений для шпинделей определяют из следующего соотношения: $s = (1.4 \div 2)\sqrt{d}$. Сальниковые набивки (по ГОСТ 5152-84*) применяют в уплотнениях машин и аппаратуры с целью герметизации сальника. Набивки, пропитан-

ные антифрикционным составом, применяют также для смазки сальника.

РЕЗИНОВЫЕ УПЛОТНИТЕЛЬНЫЕ МАНЖЕТЫ (ВОРОТНИКИ) ДЛЯ ГИДРАВЛИЧЕСКИХ УСТРОЙСТВ

Манжеты (табл. 63) обеспечивают герметичность уплотнения в гидравлических устройствах для возвратно-поступательного движения; работают при давлении до 32,0 МПа и температуре от +80 до -35 °C.

Пресс-формы для манжет. Резина дает усадку после вулканизации. Поэтому внутренние диаметры кольца пресс-формы увеличивают (рис. 52):

$$d_{2\text{B.}\pi} = d_2 + 0.015 d_2 ;$$

$$d_{1_{\rm B,\Pi}} = d_1 + 0.02 \, d_1 \,,$$

где d_2 и d_1 - внутренние диаметры манжеты.

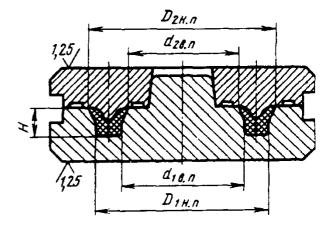
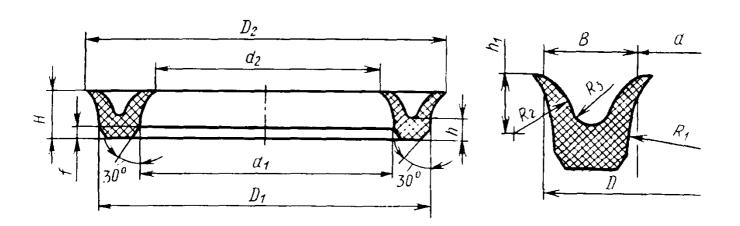


Рис. 52.

63. Форма и размеры манжет (воротников)

Размеры, мм



d	D	В=Н	$\dot{d}_{\rm I}$	$D_{\rm I}$	d_2	D_2	h	R_1	R_2	R_3	h_1	f
6	14		6,4	13,6	4,8	15,2	T				1	
7*	15		7,4	14,6	5,8	16,2	ļ				ŀ	
8	16	ţ	8,4	15,6	6,8	17,2	}	ļ	}	ĺ	1	
9*	17		9,4	16,6	7,8	18,2					1	
10	18	4	10,4	17,6	8,8	19,2	2	10	3	1	2,5	0,6
12	20]	12,4	19,6	10,8	21,2					,	, í
14	22	}	14,4	21,6	12,8	23,2		}				
16*	24		16,4	23,6	14,8	25,2	İ	į	ł	Į		
10	22]	10,6	21,4	8,2	23,8					 	
12*	24	<u> </u>	12,6	23,4	10,2	25,8	<u> </u>	<u> </u>	<u> </u>	}	ļ	
13**	25		13,6	24,4	11,2	26,8	<u> </u> 	ĺ		1		
16	28	6	16,6	27,4	14,2	29,8	3	15	4,5	1,5	3,8	1
18	30		18,6	29,4	16,2	31,8						ļ ŧ
20	32		20,6	31,4	18,2	33,8	!					
23**	35		23,6	34,4	21,2	36,8					<u> </u>	ł
14	30		14,8	29,2	11,6	32,4						
16	32		16,8	31,2	13,6	34,4	ı				1	•
19**	35		19,8	34,2	16,6	37,4		ļ				
20*	36	8	20,8	35,2	17,6	38,4	4	20	6	2	5,2	1,2
22	38		22,8	37,2	19,6	40,4						
24**	40		24,8	39.2	21,6	42,2						
20	40		21	39	17	43						
22	42	ļ	23	41	19	45		•				
25	45		26	44	22	48	ļ	Ì	Ì			
28	48		29	47	25	51	ļ	ļ	į	i		
30	50		31	49	27	53	i	ŀ				
32	52		33	51	29	55	ł)			
35	55	10	36	54	32	58	5	25	7	2,5	6,4	1,5
38*	58	1	39	57	35	61	1	}		Ì	ì	
40	60	ĺ	41	59	37	63	Į		1	[į	
42*	62	Ì	43	61	39	65			j		ł	
45	65	1	46	64	42	68	ł		ļ	ļ	ſ	
48*	68		49	67	45	71						<u></u>

Продолжение табл. 63

d	D	В=Н	d_1	D_1	d_2	D_2	h	R_1	R_2	R_3	h_1	f
50	70		51	69	47	73						
52 *	72		53	71	49	75						
55	75		56	74	52	78						
60	80		61	79	57	83						
65	85	10	66	84	62	88	5	25	7	2,5	6,4	1,5
70	90		71	89	67	93						
75	95		76	94	72	98		İ				!
80	100		81	99	77	103						
50	75		51,3	73,7	46,3	78,7						
55	80		56,3	78,7	51,3	83,7						
60	85		61,3	83,7	56,3	88,7						
65	90	12,5	66,3	88,7	61,3	93,7	6,3	31	9	3	8	1,8
70	95	ļ	71,3	93,7	66,3	98,7				,		
75	100		76,3	98,7	71,3	103,7						1
80	105		81,3	103,7	76,3	108,7						
85	110		86,3	108,7	81,3	113,7						
45	75		46,5	73,5	40,5	79,5						
50	80		51,5	78,5	45,5	84,5						
55	85		56,5	83,5	50,5	89,5	1				ļ	
60	90		61,5	88,5	55,5	94,5						
65	95		66,5	93,5	60,5	99,5						Į
70	100		71,5	98,5	65,5	104,5						
75	105		76,5	103,5	70,5	109,5						
80	110		81,5	108,5	75,5	114,5						
90	120		91,5	118,5	85,5	124,5		į				<u> </u>
95	125		96,5	123,5	90,5	129,5			<u> </u>			
100	130		101,5	128,5	95,5	134,5	7,5	37,5	11	3,5	9,4	2,3
105*	135	15	106,5	133,5	100,5	139,5						
110	140		111,5	138,5	105,5	144,5						
120	150		121,5	148,5	115,5	154,5						
125*	155		126,5	153,5	120,5	159,5						
130	160		131,5	158,5	125,5	164,5]
140	170		141,5	168,5	135,5	174.5						
150	180		151,5	178,5	145,5	l						
160	190		161,5	188,5	155,5	194,5						
170	200		171,5	198,5	165,5	204,5						
180	210		181,5	208,5	175,5	ł		:				
190	220		191,5	218,5	185,5	224,5		l	ļ			
200*	230		201,5	228,5	195,5	234,5						
210	240	<u> </u>	211,5	238,5	205,5	244,5		<u> </u>	<u> </u>	<u> </u>	<u> </u>	<u> </u>

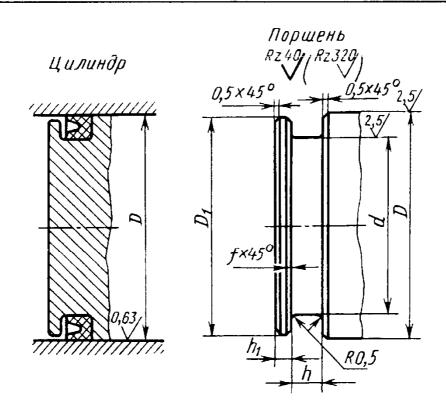
Продолжение табл. 63

- d	D	В=Н	d_1	D_1	d_2	D_2	h	R_1	R_2	R_3	h ₁	f
180	220		182	218	174	226						
190*	230		192	228	184	236						
200	240		202	238	194	246						
210	250		212	248	204	256						
220	260	20	222	258	214	266	10	50	14	5	12,4	3
240	280		242	278	234	286						
250*	290		252	288	244	296						
260	300		262	298	254	306						
280	320		282	318	274	326						
30 0	340		302	338	294	346						

^{*} Для уплотнения по диаметру \emph{D} не применять.

64. Посадочные места для резиновых уплотнительных манжет (воротников) для уплотнения поршня

Размеры, мм



Ман-	1)	$D_{\rm i}$	d	h	h_1	f
жеты	цилиндра	поршня					
24×40	40+0.05	$40^{-0.08}_{-0.25}$	30	24-0,14	10	4	0,5
30×50	50+0.05	$50^{-0.08}_{-0.25}$	38	30-0.14	12	4	0,5

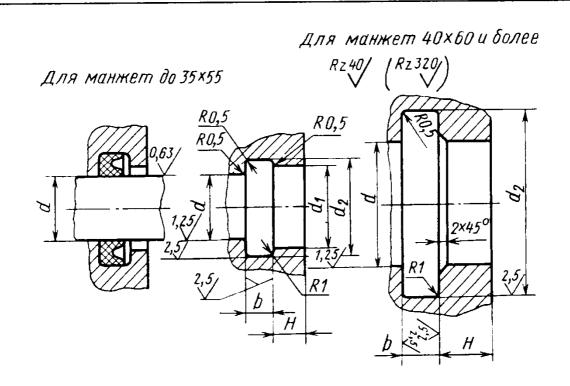
^{**} Для уплотнения по диаметру d не применять, D и d - уплотняемые диаметры.

Продолжение табл. 64

Ман-)	D_1	d	h	h_1	f
жеты	цилиндра	поршня					
40×60	60+0,06	$60^{-0.10}_{-0.30}$	48	40-0,17			0,5
55×75	75+0,06	$75^{-0,10}_{-0,30}$	65	55 _{-0,20}	12	4	0,5
70×90	90+0,07	$90^{-0,12}_{-0,35}$	85	70-0,20			0,1
80×100	100+0,07	$100^{-0.12}_{-0.35}$	98	80-0,20			1,0
80×105	105+0,07	$105^{-0,12}_{-0,35}$	103	80-0,20	14,5		1,0
95×125	125+0,08	$125^{-0,18}_{-0,40}$	123	95 _{-0,23}		6	·
120×150	150+0.08	$150^{-0.13}_{-0.40}$	148	120-0,23			
150×180	180+0,08	$180^{-0,13}_{-0,40}$	178	150 _{-0,26}	17		1,5
170× 20 0	200+0,09	$200^{-0,15}_{-0,45}$	198	170 _{-0,26}	·		
180×210	215+0.09	$210^{-0.15}_{-0.45}$	208	180-0,26			
210×250	250+0,09	$250^{-0,15}_{-0,45}$	248	210-0,30	22	8	2
260×300	300+0,10	$300^{-0,17}_{-0,50}$	298	260 _{-0,30}			

65. Посадочные места для резиновых уплотнительных манжет (воротников) для уплотнения штока

Размеры, мм



Продолжение табл. 65

Ман-		1	d_{\perp}	d_2	Ь	Н
жеты	штока	корпуса				
6×14	6 -0.011 6 - 0.044	6+0.025	10	14+0.12		
8×16	$8^{-0.015}_{-0.055}$	8+0.030	12	16+0.12		
10×18	$10\frac{-0.015}{-0.055}$	10*0.030	13.7	18*0,12	6	
12×20	$12^{-0.020}_{-0.070}$	12+0,035	15.6	20 - 0.14		
16×24	$16 \frac{-0.020}{-0.070}$	16+0.035	20	24-0.14		4-20
20×32	20-0.025	20+0.045	26	32+0.17	8	
25×45	$25^{-0.025}_{-0.085}$	25+0,045	39	45+0.17	12	
30×50	$30^{-0.025}_{-0.085}$	30 ^{+0.045}	40	50+0.17	12	
35×55	$35^{-0.032}_{-0.100}$	35+0.050	40	55+0.20	12	
40×60	40 ^{-0.032} -0.100	40+0.050	-	60+0,20		
45×65	$45 \frac{-0.032}{-0.100}$	45 ^{+0.050}	-	65+0.20	12	5-30
50×70	$50^{-0.032}_{-0.100}$	50+0.050	-	70+0.20		
60×80	$60^{-0.040}_{-0.120}$	60+0.060	_	80+0.20		
70×90	$70^{-0.040}_{-0.120}$	70+0.060	-	90+0.23	12	5-40
80×100	80 ^{-0,040} -0,120	80+0,060	-	100+0.23		

Наружные диаметры кольца пресс-формы:

$$D_{1\text{H}.\Pi} = D_1 + 0.02 D_1$$
:

$$D_{2H,\Pi} = D_2 + 0.02 D_2$$
.

где D_1 и D_2 - наружные диаметры манжеты.

Материал пресс-формы: сталь У7; при изготовлении небольшой партии манжет можно применять 0сталь 35. Термообработка - закалка до твердости 38...40 HRC.

Дополнительные источники

- 1. **Уплотнения** шевронные резино-тканевые для гидравлических устройств. Технические условия: ГОСТ 22704-77.
- 2 Устройства уплотнительные для радиальных неподвижных и радиальных подвижных соединений с повышенным сжатием коден Конструкция и размеры: ГОСТ 23822-79
- 3 Устройства уплотнительные для радиальных соединений с возвратно-поступательным движением Конструкция и размеры ГОСТ 23823-79
- 4. **Устройства** уплотнительные для клиновидных неподвижных соединений. Конструкция и размеры: ГОСТ 23824-79
- 5 **Устройства** уплотнительные для торцовых неподвижных соединении Конструкция и размеры: ГОСТ 23826-79
- 6 **Кольца** защитные для уплотнительных устройств радиальных неполвижных и полвижных соединений. **FOCT** 23825-79
- 7. **Манжеты** уплотнительные резиновые для гиправлических устроиств. ГОСТ 14896-84

Глава IV

трубопроводы и соединения

ОБЩИЕ СВЕДЕНИЯ

ВНУТРЕННИЙ ДИАМЕТР ТРУБОПРОВОДА

Внутренний диаметр трубопровода для жидкости можно определить по формуле

$$d = \sqrt{\frac{21.22\,Q}{v}} \ .$$

тде d - внутренний диаметр трубопровода, мм: Q - количество жидкости или воздуха, протекцющих по трубопроводам, л/мин: ν - средняя скорость движения жидкости или воздуха. ν с

Для возлуха эта формула будет ориентироочной.

монтаж трубопроводов

Скобы для крепления труб следует устанавливать возможно ближе к коленам или изгибам. При расиоложении на трубах какихлибо тяжелых устройств, не требующих спенильных опор, расстояния между скобами иля крепления труб уменьшают. Расстояние нежду опорами или скобами выбирают в заметмости от наружного диаметра трубы глабл 1).

Желательно ко всем элементам трубопроода иметь свободный доступ. Трубопроводы элжны отсоединяться без снятия агрегатов. Штуцера следует располагать так, чтобы можно было осуществлять сборку и разборку каждого соединения в отдельности. При большой длине трубопровода необходимо предусматривать компенсацию температурных расширений.

В штуцерах, которыми трубопроводы присоединяют к агрегатам, нарезают цилиндрическую и коническую резьбы. Коническая резьба не требует уплотняющих прокладок, однако в соединениях, подвергаемых частой разборке, применять ее не следует, так как она теряет герметичность. Стальные трубы для присоединения конической резьбой приведены в табл. 3.

При перемещениях одних частей механизма относительно других используют соединения с гибким шлангом, который не должен скручиваться при эксплуатации. Трубопроводы у места присоединения к ним шлангов должны иметь опоры. Радиус изгиба должен быть не менее десяти наружных диаметров шланга.

Смонтированную систему проверяют на герметичность (обычно полуторным рабочим давдением).

Внутреннее рабочее давление для бесшовных труб приведено в табл. 2.

Гидравлические трубопроводы следует проектировать без местных возвышений, что-

1. Расстояние между опорами для крепления труб

Размеры, мм

Паружный диаметр трубы	6	8	10	12	15	18	24	3()
Расстояние между опорами	400	450	500	550	600	650	700	800
П Ш СКОО́₀МИ								<u> </u>

2. Внутрениее рабочее давление для труб бесшовных

$\overline{d}_{\mathrm{H}}$	[Вн	утренн	tee nać	очее :	авлен	ие <i>n</i> *
	0,5	0,6	0,8	1,0	1,2	1,4	1,6	1,8	2.0	2,2	2,5	2,8	3,0	3,2	3,5
$\frac{MM}{5}$	12,8	15,4	20,3	25,6	30,8	36.0	1.0	1	1 2,0	2,2	<u></u>	1 2,0	1 3,0	1 2,2	1 3,3
5 6	10.6	12.8	17.0	21.3	25,6	30.0	34,2	38,5	42,6						}
7	9.1	11.0	14,6	18,3	22,0	25,6	29.4	33,0	36,6	40,2	45,6	1			
8	8,0	9.6	12.8	16,0	19,2	22,4	25.6	28.9	32,0	35.0	40,0	}			
9	7.1	8,5	11,4	14.2	17,1	20.0	22,8	25,6	28.4	31,2	35,6	40,0			
10	6.4	7.7	10,2	12.8	15.4	17.9	20.5	23,0	25,6	28.2	32,0	35,8	38.4	41,0	44.8
1 l	5,8	7,0	9,3	11,6	14,0	16,3	18.6	21.0	23,2	25,6	29.0	32,6	34,9	37.2	40.6
12	5.3	6,4	8,5	10,6	12,8	15,0	17.1	19.2	21,3	23,4	26,6	30,0	32,0	34.1	37,3
14	4.6	5.5	7,3	9,2	11,0	12.8	14,6	16,5	18,3	20,0	22.8	25,6	27,4	29,2	32,0
16	4.0	4,8	6,4	8,0	9,6	11,2	12,8	14,4	16,0	17,6	20,0	22,4	24,0	25.6	28.0
18	3.6	4.3	5.7	7.1	8,5	10.0	11,4	12,8	14,2	15,6	17,8	19,9	21.3	22,8	24,9
20	3,2	3.8	5,1	6,4	7.7	9,0	10,2	11,5	12,8	14,1	16,0	18,0	19,2	20,4	22,4
22	2.9	3,5	4.7	5.8	7,0	8,2	9.3	10,5	11,6	12.8	14,5	16,3	17,4	18.6	20,3
25	2.6	3.1	4.1	5.1	6,1	7.2	8,2	9.2	10,2	11,3	12,8	14.4	15.3	16,4	17,9
28	2,3	2.7	3.7	4,6	5,5	6.4	7,3	8,2	9,1	10,1	11,4	12,8	13,7	14.6	16,0
30	2.1 2.0	2,6 2.4	3,4	4.3 4,0	5,1 4,8	6,0	6,8	7,7	8.5	9,4	10,6	12.0	12.8	13.6	14,9
32 34	1.9	2.4	3,2	3,8	4.8 4.5	5.6 5,3	6,4 6,0	7,2 6,8	8.0 7,5	8,8	10,0	11.2	12,0	12,8	14,0
36	1.9	2,3	2.9	3,5	4,3	5,0	5.7	6,4	7.1	8,3	9,4	10,6 10,0	11,3	12,0	13,2
38	1,3	2.0	2,7	3,4	4,0	4,7	5,4	6,1	6.7	7.4	8,4	9,5	10.0	11,4	12,4 11,8
40	1.6	1.9	2,6	3,2	3,8	4,5	5,1	5,8	6,4	7.0	8.0	9,0	9,6	10.3	11,0
42	,,0		2,0	3,0	3,7	4,3	4.9	5,5	6,1	6,7	7,6	8.5	9.1	9,7	10,6
45			; 	2,8	3,4	4,0	4,6	5.1	5.7	6.3	7,1	8,0	8,5	9.1	10,0
48				2,7	3,2	3,7	4.3	4,8	5,3	5,9	6,7	7,5	8,0	8,5	9,3
50	1			2,6	3,1	3,6	4.1	4,6	5.1	5,6	6,4	7,2	7,7	8,2	9,0
53				2,4	2,9	3,4	3,9	4,3	4,8	5,3	6,0	6.8	7,2	7.7	8,4
56	l			2,3	2,7	3,2	3.7	4,1	4,6	5,0	5,7	6.4	6,9	7,3	8,0
60				2,1	2,6	3,0	3,4	3,8	4.3	4,7	5,3	6,0	6,4	6,8	7,5
63		1		2,0	2,4	2.8	3,2	3.7	4.1	4,5	5.1	5,7	6,1	6.5	7,1
65	' I	:		2,0	2,4	2,8	3,2	3,5	3,9	4,3	4,9	5,5	5.9	6,3	6,9
70)		1,8	2.2	2,6	2,9	3.3	3.7	4.0	4.6	5,1	5,5	5.8	6,4
75		į		1.7	2,1	2,4	2,7	3.1	3,4	3.8	4.3	4,8	5,1	5,5	6,0
80 85						2,2	2.6	2.9	3,2	3,5	4,0	4.5	4.8	5,1	5,6
90						2.1	2,4 2,3	2.7	3.0	3,3	3.8	4,2	4,5	4.8	5,3
95			ı			1.9	2,3	2,6	2,8 2,7	3.1 3,0	3.6 3.4	4.0 3,8	4.3 4.0	4.5 4.3	5,0
100						1,7	2,0	2,4	2.6	2.8	3,4	3,6	3,8		4,7
110						_	1.9	2,3	2.0	2,6	2,9	3,3	3.8 3.5	4.1 3.7	4.1
120		}		ļ		-	1.7	1.9	2.1	2,3	2,9	3,0	3,2	3.4	3,7
130							• • •	*.,		-,0	2,5	2,8	2.9	3,1	3,4
140			ļ	ì							_,		2.7	2.9	3.2
150													2.6	2.7	3,0
160			ļ	į			[l						2.8
170		ĺ													2,5
180	1	}													2,3
190		1								j				ļ	
200]									

p для труб из етали 10 вычислено по формуле $p=\frac{2s\sigma_{_{\rm B}}}{Dn}$. МПа, где s - толщина стенки

D - наружный диаметр трубы, мм; n - запас прочности, принят пятикратным. При подборе для труб из стали 20 на 1,25: для труб из стали 35 на 1,60; для труб из стали 45 на 1,85. FOCT 8734-75 $^{\circ}$ предусматривает и другие наружные диаметры и толщимы стенок.

холоднодеформируемых по ГОСТ 8734-75

4.0
30.6 32.0 35.6 28.2 35.0 35.2 38.4 29.7 32.0 34.9 20.4 23.0 25.6 28.2 30.7 33.2 35.8 20.5 22.8 25.1 27.4 29.7 32.0 32.0 34.9 20.4 23.0 25.6 28.2 30.7 33.2 35.8 20.5 22.8 25.1 27.4 29.7 32.0 32.0 34.1 16.0 18.0 20.0 22.0 24.0 26.0 28.0 30.0 32.0 32.0 15.0 16.9 18.8 20.7 22.6 24.4 26.3 28.2 30.1 14.2 16.0 17.7 19.5 21.3 23.1 23.8 26.6 28.4 13.4 15.1 16.8 18.5 20.2 21.8 23.6 25.2 26.9 28.7 30.4 12.2 13.7 15.2 16.8 18.3 19.8 21.3 22.8 24.4 25.6 27.3 28.9 11.2 13.7 15.2 16.8 18.3 19.8 21.3 22.8 24.4 25.9 27.4 14.4 12.8 14.2 15.6 17.1 18.5 19.9 21.3 22.8 24.2 25.6 27.0 28.4 10.6 12.0 13.3 14.6 16.0 17.3 18.7 20.0 21.3 22.8 24.2 25.6 24.0 25.6 27.3 26.6 10.2 11.5 12.8 14.1 15.3 16.6 17.3 18.7 20.0 21.3 22.8 24.2 25.6 24.0 25.6 27.3 25.6 25.0 28.4 10.2 11.5 12.8 14.1 15.3 16.6 17.9 19.2 20.4 21.7 23.0 24.3 25.6 29.0 29.1 20.1 21.3 21.3 21.4 21.5 21.3 21.4
2.6 2.9 3.2 3.5 3.8 4.2 4.5 4.8 5.1 5.4 5.8 6.1 6.4 7.0 7.7

трубы, мм; $\sigma_{\rm B}$ - временное сопротивление при растяжении, МПа; для стали $10\,\sigma_{\rm B}=320$ МПа; труб из сталей других марок необходимо табличные данные умножать на коэффициент: Ланная таблица составлена для труб с креплением без конической резьбы по ГОСТ 6111-52 .

	ская по	кониче- > ГОСТ 1-52*	Размеры труб из стали 10	Резьба кониче- ская по ГОСТ 6111-52*		Размеры труб из стали 10	
Резьба коническая	дюймы	ММ	$D_{H} \times S$, MM	дюймы	ММ	D_{H} ×S, MM	
2	K 1/4	13,572	14×2,0	K I	33,228	34×5	
	K 3/8	17,055	18×2,5	K 1 1/4	41,985	42×6	
1	K 1/2	21,223	22×3,0	K 1 1/2	48.054	50×6	
	K 3/4	26,568	28×4,0	K2	60,092	63×8	

3. Стальные бесшовные трубы для соединения с помощью конической резьбы

бы в них не собирался воздух, а также без изгибов, препятствующих сливу жидкости. В воздухопроводах необходимо избегать резких изменений направления движения воздуха и «воздушных мешков», способствующих выделению влаги и скоплению конденсата.

РАДИУСЫ ИЗГИБА ТРУБ

Наименьшие радиусы изгиба труб и наименьшие длины прямых участков изогнутых труб показаны на рис. 1.

Длину изогнутого участка трубы A определяют по формуле

$$A = \frac{\pi \alpha}{180} \left(R + \frac{d_{\rm H}}{2} \right),$$

где R - наименьший радиус изгиба, мм; $d_{\rm H}$ - наружный диаметр трубы, мм.

При выборе радиуса изгиба следует по возможности предпочитать для изгиба трубы в холодном состоянии.

Наименьшая длина прямого участка трубы I_{\min} необходима для зажима конца трубы при изгибе.

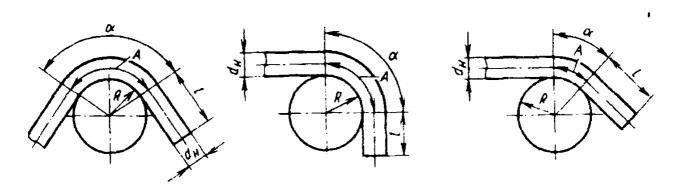


Рис. 1

4. Радиусы изгиба медных н латунных труб, изготовляемых соответственно по ГОСТ 617—90 и ГОСТ 494-90 (см. рис. 1)

Наружный диаметр $d_{_{ m H}}$	Наименьший радиус изгиба <i>R</i>	Наименьшая длина прямого участка I_{\min}	Наружный диаметр $d_{_{\mathrm{H}}}$	Наименьший радиус изгиба <i>R</i>	Наименьшая длина прямого участка I _{min}
3	6	10	12	24	35
4	8	12	15	30	45
6	12	18	18	36	50
8	16	25	24	72	55
10	20	30	30	90	60

5. Радиусы изгиба стальных водогазопроводных труб, изготовляемых по ГОСТ 3262-75 (см. рис. 1)

Размет	DЫ.	мм
L CLUMIC	PUL,	44774

Услов- ный	Наруж- ный	радиус и	ньший изгиба <i>R</i> бы	Наиме- ньшая длина	Услов- ный	Наруж- ный	Наименьший радиус изгиба <i>R</i> грубы		Наимень- шая длина	
проход $D_{ m y}$	диаметр <i>d</i> _н	в горя- чем состоя- нии	В ХО- лодном состоя- нии	прямого участка	проход $D_{\mathcal{y}}$	диаметр <i>d</i> _н	в горя- чем состоя- нии	в хо- лодном состоя- нии	прямого участка	
8	13,5	40	80	40	40	48	150	290	100	
10	17	50	100	45	50	60	180	360	120	
15	21,3	65	130	50	65	75,5	225	450	150	
20	26,8	80	160	55	80	88,5	265	530	170	
25	33,5	100	200	70	100	114	340	680	230	
32	42,3	130	250	85]			

6. Радиусы изгиба стальных труб в зависимости от их диаметра и толщины стенок

Размеры, мм

	Диаметр трубы <i>d</i>	Наименьший радиус изгиба при толшине стенки		
		до 2	св. 2	
	От 5 до 20	4 <i>d</i>	3 <i>d</i>	
	От 20 до 35	5 <i>d</i>	3 <i>d</i>	
- d	От 35 до 60	-	4 <i>d</i>	
111	От 60 до 140	-	5 <i>d</i>	

ТРУБЫ

СТАЛЬНЫЕ ВОДОГАЗОПРОВОДНЫЕ ТРУБЫ (по ГОСТ 3262-75 в ред. 1992 г.)

Неоцинкованные и оцинкованные стальные сварные трубы применяют для водопроводов и газопроводов, а также для систем отопления и деталей конструкций.

По длине трубы поставляют:

а) немерной длины от 4 до 12 м;

б) мерной или кратной мерной длины от 4 до 8 м (по заказу потребителя) и от 8 до 12 м (по соглашению между изготовителем и потребителем)

Трубы изготовляют обычной и повышенной точности.

Примеры обозначений. Труба обыкновенная неоцинкованная обычной точности изготовления с условным проходом 20 мм немерной длины толшиной стенки 2.8 мм без резьбы и без муфты:

Труба 20×2,8 ГОСТ 3262-75

То же, с муфтой:

Труба M-20×2,8 ГОСТ 3262-75

То же, мерной длины 4 м с резьбой:

Труба P-20×2,8-4000 ГОСТ 3262-75

7. Размеры и резьба труб

	Наруж-	Толщин	а стенки т	руб, мм		Резьба		Mac	са 1 м труб	, KI
Услов- ный проход.	ный Число дна- обык- усилен- витков метр, легких новен- ных на		витков		Длина до сбега*, мм	легких	обык- новен-	усилен- ных		
MM	мм		ных		дюйм	длин- ной	корот- кой		Ных	
6	10.2	1.8	2,0	2,5	-	_	-	0.37	0,40	0.47
8	13,5	2,0	2,2	2,8	-	-	-	0.57	0,61	0,74
10	17.0	2,0	2,2	2.8	-	-	-	0.74	0.80	0,98
15	21.3	2,5	2,8	3,2	14	14	9.0	1,16	1.28	1.43
20	26,8	2,5	2,8	3,2	14	16	10,5	1,50	1.66	1.86
25	33.5	2.8	3,2	4,0	11	18	0,11	2,12	2,39	2,91
32	42.3	2,8	3,2	4,0	11	20	13,0	2,73	3,09	3,78
40	48.0	3,0	3,5	4,0	11	22	15,0	3,33	3,84	4,34
50	60.0	3,0	3,5	4,5	11	24	17,0	4,22	4,88	6,16
65	75,5	3,2	4,0	4,5	11	27	19,5	5.71	7,05	7,88
80	88,5	3,5	4,0	4,5	11	30	22,0	7,34	8,34	9,32
90	101,3	3,5	4,0	4,5	11	33	26,0	8,44	9,60	10,74
100	114,0	4,0	4,5	5,0	11	36	30,0	10,85	12,15	13,44
125	140.0	4,0	4,5	5,5	11	38	33,0	13,42	15,04	18,24
150	165.0	4.0	4,5	5.5	11	42	36,0	15.88	17,81	21,63

^{*} Цилиндрической резьбы.

То же, с цинковым покрытием немерной длины с резьбой:

Труба Ц-Р-20×2.8 ГОСТ 3262-75

Для усиленных труб в условном обозначении после слова «труба» указывается буква У, для легких - Л. Для труб повышенной точности изготовления в условном обозначении после размера условного прохода указывается буква П.

Для легких под накатку труб в обозначении после слова «труба» указывается буква Н, для труб с длинной резьбой в обозначении после слова «труба» указывается буква Д.

Технические требования. Трубы изготовляют из стали по ГОСТ 380-94 и ГОСТ 1050-88.

Трубы могут изготовлять без резьбы и муфт или без резьбы, но в комплекте с муфтами. По заказу потребителя безрезьбовые трубы с условным проходом болсе 70 мм изтотовляют со скошенными комками.

По заказу потребителя трубы с условным проходом более 10 мм могут изготовлять с цилиндрической длинной или короткой резьбой на обоих концах и муфтами из расчета одна муфта на каждую трубу.

Муфты изготовляют из стали или ковкого чугуна в соответствии с требованиями ГОСТ 8966-75, ГОСТ 8954-75 и ГОСТ 8955-75.

Сварные трубы до нарезки должны выдерживать испытание гидравлическим давлением:

- 2.5 МПа трубы обыкновенные и легкие:
- 3,2 МПа трубы усиленные и муфтовые.

Трубы с цилиндрической резьбой применяются при сборке с уплотнителями. Резьба – по ГОСТ 6357-81.

Резьбу на оцинкованные трубы наносят после опинкования

СТАЛЬНЫЕ БЕСШОВНЫЕ ХОЛОДНОДЕФОРМИРОВАННЫЕ ТРУБЫ

(πο ΓΟCT 8734—75)

В зависимости от отношения наружного диаметра $D_{\rm H}$ к толшине стенки s трубы подразделяются на:

особотонкостенные при $D_{\rm H}/s$ более 40 и трубы диаметром 20 мм и менее со стенкой 0.5 мм и менее; тонкостенные при $D_{\rm H}/s$ от 12.5 до 40 и трубы диаметром 20 мм и менее со стенкой 1,5 мм; толстостенные при $D_{\rm H}/s$ от 6 до 12.5; особотолстостенные при $D_{\rm H}/s$ менее 6.

Трубы изготовляют: немерной длины от 1,5 до 11,5 м; мерной длины от 4,5 до 9 м; длины, кратной мерной, от 1,5 до 9 м.

Теоретическую массу 1 м длины трубы в кг вычисляют по формуле

$$M = 0.02466148 s (D_{\rm H} - s)$$
,

где $D_{\rm H}\,$ - наружный диаметр, мм;

s - толшина стенки, мм.

Трубы диаметром 100 мм и более с отношением $D_{\rm H}/s$ более 50 и трубы с отношением $D_{\rm H}/s$ менее 4 поставляют по согласованной с заказчиком технической документации.

Материал труб и технические требования к ним - по ГОСТ 8733-74.

Примеры обозначений. Труба с наружным диаметром 70 мм, толшиной стенки 2,8 мм, длиной, кратной 1250 мм, из стали 20, с поставкой по химическому составу (по группе Б) - ГОСТ 8733-87:

8. Диаметры и толщины стеиок труб

Размеры, мм

Наруж ный диаметр ^{*1}	Толшина стенки* ²	Наружный диаметр ^{*1}	Толшина стенки* ²	Наружный диаметр ^{*1}	Толшина стенки* ²
5	0,3-1,5	25-28	0,4-7,0	140	1,6-22
6	0,3-2,0	30-36	0,4-8,0	150	1,8-22
7-9	0,3-2,5	38; 40	0,4-9,0	160	2,0-22
10-12	0,3-3.5	42	1,0-9,0	170	2,0-24
13-15	0,3-4,0	45; 48	1,0-10	180	2,0-24
16-19	0,3-5,0	50-76	1,0-12	190	2,8-24
20	0,3-6,0	80-95	1.2-12	200-220	3,0-24
21-23	0.4-6.0	100-108	1,5-18	240; 250	4,5-24
24	0,6-6.5	110-130	1,5-22		

^{*1} В указанных пределах брать из ряда: 7; 8; 9; 10; 11; 12; 13; 14; 15; 16; 17; 18; 19; 21; 22; 23; 25; 27; 28; 30; 32; 34; 35; 36; 38; 40; 50; 51; 53; 54; 56; 57; 60; 63; 65; 68; 70; 73; 75; 76; 80; 83; 85, 89; 90; 95; 100; 102; 108; 110; 120; 130; 200; 210; 220 мм.

^{*2} В указанных пределах брать, из ряда: 0,3; 0.4; 0,5: 0,6; 0,8; 1,0; 1,2: 1,4; 1,5; 1,6; 1,8; 2,0; 2,2; 2,5; 2,8; 3,0; 3,2; 3,5; 4,0; 4,5; 5,0; 5,5; 6,0; 6,5; 7,0; 7,5; 8,0; 8,5; 9,0; 9,5; 10; 11; 12: 14; 16; 18, 20; 22; 24 мм.

Наружный Предельные диаметр, мм отклонения		Толщина стенки, мм	Предельные отклонения
От 5 до 10 вкл.	±0,15 мм	До 1	±0,12 мм
Св. 10 « 30 «	±0,30 мм	Св. 1 до 5	±10 %
« 30 « 50 «	±0,40 мм	« 1 « 2,5 при диаметре 110 мм и более	±12,5 %
« 50	±0,8 %	Св. 5	±8 %

9. Предельные отклонения размеров труб

То же, длиной 6000 мм (мерная длина), из стали 20 с поставкой по механическим свойствам и химическому составу (по группе В) ГОСТ 8733-74:

Труба
$$\frac{70 \times 2.8 \times 6000 \ \Gamma OCT \ 8734 - 75}{B \ 20 \ \Gamma OCT \ 8733 - 74}$$
.

То же, с комбинированными предельными отклонениями для диаметра повышенной точности по ГОСТ 9567-75, по толщине стенки обычной точности:

$$T$$
руба $\frac{70n \times 2,8 \times 6000 \ \Gamma OCT \ 8734 - 75}{B \ 20 \ \Gamma OCT \ 8733 - 74}$.

То же, немерной длины с поставкой без нормирования механических свойств и химического состава, но с указанием величины гидравлического давления (по группе Д) ГОСТ 8733-74.

$$T$$
руба $\frac{70 \times 2,8 \ \Gamma O CT \ 8734 - 75}{\mathcal{I} \Gamma \Gamma O CT \ 8733 - 74}$.

То же, из стали 10 с поставкой по механическим свойствам, контролируемым на термически обработанных образцах, и по химическому составу (по группе Г) ГОСТ 8733-87:

$$T$$
руба $\frac{70 \times 2,8 \ \Gamma OCT \ 8734 - 75}{\Gamma \ 10 \ \Gamma OCT \ 8733 - 74}$.

СТАЛЬНЫЕ БЕСШОВНЫЕ ГОРЯЧЕДЕФОРМИРОВАННЫЕ ТРУБЫ (по ГОСТ 8732—78)

10. Диаметры и толщины стенок труб, мм

Наружный диаметр*1	Толщина стенки* ²	Наружный диаметр*1	Толщина стенки*2
25-38	2,5-4; (4,5-8)	140; 146	4,4-36
42	2,5-6; (7-10)	152; 159	4.5-8; (9-14); 16-36
45	2,5-7; (8-10)	168-194	5-8; (9-14); 16-45
50	2,5-8; (9; 10)	203; 219	6-8; (9-14); 16-50
54-76	3-8; (9-11)	245; 273	7; 8; (9-14); 16-50
83	3,5-18	299-351	8; (9-14); 16-75
89-102	3,5-22	377-426	(9-14); 16-75
108-121	4-28	450	9-75
127	4-30	480-530	9-14; 25-75
133	4-32	560-820	9-14

^{*1} Диаметры, указанные в пределах, брать из ряда: 25; 28; 32; 38; 54; 57; 60; 63,5; 68; 70; **73**; 76; 89; 95; 102: 108; 114; 121; 180; 299; 325; 351; 377; 402; 426; 480; 500; 530; 560; 600; 630; **720**; 820 мм.

^{*2} Толщины стенок, указанные в пределах, брать из ряда: 2,5; 2,8; 3; 3,5; 4; 4,5; 5; 5,5; 6; 7; 8; 9; 10; 11; 12; 14; 16; 17; 18; 20; 22; 25; 28; 30; 32; 36; 40; 45; 50; 56; 60; 63; 70; 75 мм. Толшины стенок, указанные в скобках, должны изготовляться на новом оборудовании.

По длине трубы изготовляют: немерной длины - в пределах 4-12,5 мм; мерной длины - в пределах немерной; длины, кратной мерной, - в пределах немерной длины с припуском на каждый рез по 5 мм.

Примеры обозначений. Труба с наружным диаметром 70 мм, толщиной стенки 3.5 мм, длиной, кратной 1250 мм, из стали марки 10 изготовляется по группе Б ГОСТ 5731-74:

$$\times \frac{70 \times 3.5 \times 1250 \text{ } \kappa p \text{ } \Gamma OCT \text{ } 8732 - 78}{\text{ } \text{ } \text{ } 10 \text{ } \Gamma OCT \text{ } 8731 - 74}$$

То же, длиной 6000 мм (мерная длина) из стали марки Ст4сп, категория стали I, изготовляется по группе Б ГОСТ 8731-74:

Труба
$$\frac{70 \times 3,5 \times 6000 \quad \Gamma OCT \ 8732 - 78}{ E \ Cm4cn \ \Gamma OCT \ 8731 - 74}$$
.

То же, немерной длины, изготовляется по группе Д ГОСТ 8731-74:

То же, из стали марки 40X, изготовляется по группе В ГОСТ 8731-74:

$$T$$
руба $\frac{70 \times 3,5 \ \Gamma OCT \ 8732 - 78}{B \ 40X \ \Gamma OCT \ 8731 - 74}$.

Технические требования. Трубы горячедеформированные (ГОСТ 8732-78) и холоднодеформированные и теплодеформированные (ГОСТ 8734-75*) соответственно по ГОСТ 8731-74 и ГОСТ 8733-74.

Характеристики горячедеформированных труб группы A с нормированными механичес-

11. Мехаиические свойства труб г	о ГОСТ 8732-78 и ГОСТ 8734-75*
----------------------------------	--------------------------------

Марка стали	Временное сопротивление разрыву, МПа	Предел текучести, МПА	Относительное удлинение δ_5 , %	Твердость <i>НВ</i>
10	360 (350)	200 (210)	24 (24)	137 (137)
20	420 (420)	250 (250)	21 (21)	156 (156)
35	520 (520)	300 (300)	17 (17)	187 (187)
45	600 (600)	330 (330)	14 (14)	207 (207)
10Γ2	480 (430)	270 (250)	21 (22)	197 (197)
15X*I	- (420)		- (19)	- (179)
20X	440 (440)		16 (17)	- (179)
40X	670 (630)		9 (14)	269 (217)
30ХГСА	700 (500)		11 (18)	- (229)
15XM	440 (440)	230 -	21 (21)	
30XMA*2	600 -	400 -	13	-
12XH2*2	500 -	400 -	14	-

¹ Только для труб по ГОСТ 8734-75 .

^{*2} Только для труб по ГОСТ 8732-78.

В скобках приведены данные для труб по ГОСТ 8734-75.

кими свойствами для сталей различных марок приведены ниже:

	Ст2сп	Ст4сп	Ст5сп	Ст6сп
Временное				
сопротивление разрыву, МПа	350	420	500	600
Предел текучести, МПа	220	250	280	310
Относительное				
удлинение $\delta_5, \%,$	24	20	17	14

Холоднодеформированные и теплодеформированные стальные трубы по ГОСТ 8734-75 изготовляют термически обработанными. Без термической обработки изготовляют трубы, у которых отношение наружного диаметра D к толщине стенки s равно 50 и более, а также по заказу потребителя. При изготовлении труб без термической обработки нормы механических свойств устанавливаются по соглашению изготовителя с потребителем.

БЕСШОВНЫЕ ГОРЯЧЕДЕФОРМИРОВАННЫЕ ТРУБЫ ИЗ КОРРОЗИОННО-СТОЙКОЙ СТАЛИ (ГОСТ 9940-81*)

12. Диаметры и толщины стенок горячедеформированных труб, мм

Наружный диаметр* ¹	Толщина стенки* ²	Наружный диаметр* ¹	Толщина стенки* ²	Наружный диаметр ^{*1}	Толщина стенки ^{*2}
76; 83	3,5-10	121; 127	5-26	219	10-28
89	3,5-14	133-159	4-26	245	11-25
95	5-20	168	7-28	273	11-20
102; 108	5-20	180	8-28	325	12-16
114	5-26	194	9-28		

^{*1} В указанных пределах брать из ряда: 133; 140, 146; 152; 159 мм.

Немерная длина труб от 1,5 до 10 м. ГОСТ предусматривает и мерные длины труб.

Марки сталей труб и их механические свойства приведены в табл. 16. Трубы изготовляют обычной и высокой точности (табл. 13).

Примеры обозначений труб из стали марки 08X18H10T. Труба с наружным диаметром 76 мм, толщиной стенки 5 мм, обычной точности изготовления, немерной длины:

Труба 76×5 - 08X18H10T ГОСТ 9940-81

То же, высокой точности изготовления:

Труба 76в×5в - 08Х18Н10Т ГОСТ 9940-81

То же, высокой точности изготовления по диаметру и обычной точности изготовления по толщине стенки, длины, кратной 1,5 м:

Τργόα 76ε×5×1500 κp - 08X18H10T ΓΟCT 9940-81

То же, высокой точности изготовления. только мерной длины 3 м:

Труба 76в×5в×3000 м - 08X18H10T ГОСТ 9940-81

13. Предельные отклонения труб

Размер труб	Предельные отклонения при точности изготовления, %		
	обычной	высокой	
По наружному диаметру	±1,5	±1,0	
По толшине стенки:			
8 и менее	+20,0 -15,0	+12,5 -15,0	
более 8 до 20	±15,0	+12,5 -15,0	
более 20	+12,5 -15,0	±12,5	

Массу (в кг) одного метра длины труб вычисляют по формуле

$$M = \frac{\pi}{1000} (D_H - s) s\rho.$$

^{*2} В указанных пределах брать из ряда: 3,5; 4,0; 4,5; 5,0; 5,5; 6,0; 6,5; 7,0; 7,5; 8,0; 8,5; 9,0; 9,5; 10-28 с интервалом 1 мм.

где $D_{\rm H}$ - номинальный наружный диаметр, мм; s - номинальная толщина стенки, мм; ρ - плотность металла, г/см³, в зависимости от марки стали в соответствии с табл. 16.

БЕСШОВНЫЕ ХОЛОДНО- И ТЕПЛОДЕФОРМИРОВАННЫЕ ТРУБЫ ИЗ КОРРОЗИОННО-СТОЙКОЙ СТАЛИ

(по ГОСТ 9941-81)

Трубы из стали марок 12X17, 08X17Т и 15X25Т поставляют с наружным диаметром не менее 21 мм.

Мерная длина труб: 5 м для всех диаметров с толшиной стенки 0,2 мм; 6 м для всех диаметров с толшиной стенки 0,3 и 0,4 мм; для толшин 0,5 и 0,6 мм, начиная с диаметра 32 мм; для толщины 0,8 мм, начиная с диаметра 53 мм; для остальных размеров длина 7 м.

Немерная длина труб: от 0,75 м до мерной длины для толщин стенок до 0,5 мм; от 1 м до мерной длины для толщин стенок свыше 0,5 мм до 1 мм; от 1,5 до 12,5 м для толщин стенок 1 мм и более.

Марки сталей труб и их механические свойства приведены в табл. 16. Трубы изготовляют обычной, повышенной и высокой точности (табл. 15).

Примеры условных обозначений. Труба наружным диаметром 25 мм, толшиной стенки 2 мм, обычной точности изготовления, немерной длины, из стали марки 12X18H10T:

Труба 25×2 - 12X18H10T ГОСТ 9941-81

То же, высокой точности изготовления (в), длины, кратной (кр) 1000 мм:

Труба 25в×2в×1000 кр - 12X18H10T ГОСТ 9941-81

14. Диаметры и толщины стенок холоднокатаных, хол	олоднотянутых и теплокатаных труб, мм
---	---------------------------------------

Наружный диаметр ^{*1}	Толщина стенки* ²	Наружный диаметр ^{*1}	Толщина стенки ^{*2}	Наружный диаметр ^{*1}	Толщина стенки ^{*2}
5	0,2-1,0	30-35	0,3-5,5	76-90	3,0-8,5
6; 7	0,3-1,5	36	0,4-5,5	95-102	3,0-10
8; 9	0,2-2,0	38-45	0,4-6,0	108	3,5-10
10-13	0,2-2,5	48; 50	0,4-7,5	110; 120	3,5-12
14-17	0,2-3,0	51-56	0,5-7,5	130-150	3,5-20
18; 19	0,2-3,5	57	0,5-8,0	160-180	4,0-22
20-24	0,3-4,0	60	0,5-8,5	200	4,0-18
25-28	0,3-4,5	63-75	1,5-8,5	220-250	4,5-14

^{*1} В указанных пределах брать из ряда: 10; 11; 12; 13; 14; 15; 16; 17; 20; 21; 22; 23; 24; 25; 27; 28; 30; 32; 34; 35; 38; 40; 42; 45; 51; 53; 54; 56; 63; 65; 68; 70; 73; 75; 76; 80; 83; 85; 89; 90; 95; 100; 102; 130; 140; 150; 160; 170; 180; 200; 220 мм.

^{*2} В указанных пределах брать из ряда: 0,3; 0,4; 0,5; 0,6; 0,8; 1,0; 1,2; 1,4; 1,5; 1,8; 2,0; 2,5; 2,8; 3,0; 3,2; 3,5; 4,0; 4,5; 5,0; 5,5; 6,0; 6,5; 7,0; 7,5; 8,0; 8,5; 9,0; 9.5; 10; 11; 12; 14; 16; 18; 20; 22 мм.

15. Предельные отклонения труб

Размер труб,	Предельные	отклонения при точности	изготовления
ММ	обычной	повышенной	высокой
Наружный диаметр:			
от 5 до 10	±0,3 мм	±0,2 мм	±0,15 мм
св. 10 до 30	±0,4 мм	±0,3 мм	±0,2 мм
« 30 « 95	±1,2 %	±1,0 %	±0,8 %
« 95	±1,0 %	±1,0 %	±0,8 %
Толщина стенки:			
0,2	±0,05 мм	±0,03 мм	-
от 0,3 до 0,4	±0,07 мм	±0,05 мм	-
« 0,5 « 0,6	±0,10 мм	±0,07 мм	-
« 0,7 « 1	±0,15 мм	±0,10 mm	-
св. 1 до 3	+12,5 %	±12,5 %	+12,5 %
	-15,0 %		-10,0 %
« 3 « 7	±12,5 %	+12,5 %	±10 %
		-10,0 %	
« 7	±12,5 %	±10 %	-
	-10,0 %		

16. Механические свойства труб из сталей

	Времен-	Относи-	<u> </u>
	ное соп-	тельное]
Марка стали	ротивле-	удлине-	Плот-
(FOCT 5632-72)	ние σ _в , МПа	ние δ ₅ ,	ность р,
	IVIIIa		г/см ³
00374.#55	1	не менее	
08X17T	372	17	7,70
08X13	372	22	7,70
12X13	392	22	7,70
12X17	441	17	7,70
15X25T	461	17	7,60
04X18H10	490	45	7,90
08X20H14C2	510	35	7,70
10 X17H13M2T	529	35	8,00
08Х18Н12Б	529	37	7,90
10X23H18	529	35	7,95
08 X18H10	529	37	7,90
08X18H10T	549	37	7,90
08 X18H12T	549	37	7,95
08X17H15M3T	549	35	8,10
12X18H10T	549	35	7,95
12X18H12T	549	35	7,90
12X18H9	549	37	7,90
17X18H9	568	35	7,90
08X22H6T	58 8	20	7,60
06ХН28МДТ	490	30	7,96

То же, обычной точности изготовления, мерной (м) длины 3000 мм:

Труба 25×2×3000 м - 12X18H10T ГОСТ 9941-81

МЕДНЫЕ ТРУБЫ (по ГОСТ 617—90)

ГОСТ предусматривает некоторые промежуточные диаметры и свыше 100 до 360 мм, а также прессованные трубы диаметром от 30 до 280 мм с толщиной стенок 5-30 мм.

Трубы изготовляют: немерной длины от 1,5 до 6 м, мерной длины или кратной сй в пределах немерной длины. Размеры труб, марки меди, способ изготовления и состояние материала оговаривают в заказе.

Примеры условных обозначений. Труба тянутая круглая нормальной точности изготовления мягкая наружным диаметром 28 мм и толшиной стенки 3 мм немерной длины из меди марки M2:

Труба ДКРНМ 28×3 НД М2 ГОСТ 617-90

17. Диаметры и толщины стенок тянутых и холоднокатаных труб

Размеры, мм

Наружный диаметр	Толщина стенки*	Наружный диаметр	Толщина стенки
3	0,8	38	1; 1,5; 2,5; 3; 4
4	0,8-1,0	40	1; 1,5-3; 4; 5; 7; 10
5	0,8-1,2	42	1-2,5; 5
6; 8; 9; 10	0,8-2,0	45	1; 1,5-3,5; 5
12	0,8-2,0	48	1,5; 2; 3; 4; 5
13; 14	1,0; 1,5-3,0	50	1; 1,5-3; 4; 5
16	0,8-2,0; 3,0; 4,0	53	1,5; 2; 3-4
18	1; 1,5; 2; 3-4	55	1; 1,5-5,0
20	1,-3; 4,0; 5,0	58	2,5; 3,5-4,5; 6
22	1-3; 4; 5; 6	60	1; 1,5-4; 5
24	1; 1,5-3; 4; 5-7	63	1,5-3; 4; 5-7
26	1; 1,5-3; 5-7	65	2-3,5; 5; 7; 10
28	1-2; 3; 5	70; 75	1,5-4; 5
30	1; 1,5-3,5; 5	80	1,5-3; 4; 5; 6; 8
32	1-3; 4-5	85	1,5-2,5; 3,5-5; 7; 10
34	1; 1,5-6,0; 10,0	90	1,5; 2,5; 3,5; 4,5; 5
35	1 -1,5; 2,5; 5	95	1,5-3; 5
36	1,2-3; 4; 5; 7	100	1,5-4; 5-10

* В указанных пределах брать из ряда: 0,8; 1,0; 1,2; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0; 3,5; 4,0; 4,5; 5; 6; 7; 8; 10 мм.

Труба холоднокатаная круглая повышенной точности изготовления полутвердая наружным диаметром 10 мм и толщиной стенки 1,2 мм, длиной, кратной 1500 мм, из томпака марки Л96:

Труба ДКРПП 10×1,2 КД 1500 Л96 ГОСТ 617-90

Труба тянутая круглая нормальной точности изготовления твердая наружным диаметром 15 мм и толшиной стенки 1,0 мм в бухтахиз меди марки М1 увеличенной длины:

Труба ДКРНТ 15×1 БТ М1У ГОСТ 617-90

Труба прессованная круглая наружным диаметром 40 мм и толшиной стенки 5 мм немерной длины из меди марки М3:

Труба ГКРХХ 40×5 НД МЗ ГОСТ 617-90

Технические требования. 1. Трубы изготоввнот из меди марок M1, M1p, M2, M2p, M3, М3р по ГОСТ 859-78, томпака Л96 по ГОСТ 15527-70*.

Трубы для токопроводящих изделий изготовляют из меди марок М1 и М2.

Трубы из томпака Л96 изготовляют диаметром до 30 мм.

2. Тянутые и холоднокатаные трубы изготовляют: мягкими (отожженными) - М; полутвердыми - П; твердыми - Т.

Полутвердые трубы поставляются по соглашению сторон.

Трубы должны выдерживать испытание гидравлическим давлением p в МПа, которос вычисляют по формуле

$$p = \frac{1100s}{D_{\rm B}} \,.$$

где s - толщина стенки, мм; $D_{\rm B}$ - внутренний диаметр, мм.

Испытание гидравлическим давлением свыше 5 МПа проводят на предприятииизготовителе по соглашению сторон. Прессованные

диаметром свыше 200 мм

Трубы	Состояние материала	Временное со- противление $\sigma_{\rm B}$,	удлинение по- %, не менее	
		МПа, не менее	δ_5	δ_{10}
Тянутые и	Мягкое	200	38	35
холоднокатаные	Полутвердое	240	10	8
	Твердое	280	3	2
Прессованные диаметром до 200 мм		190	32	30

18. Механические свойства медных труб

ЛАТУННЫЕ ТРУБЫ (ПО ГОСТ 494-90)

180

30

32

Трубы тянутые и холоднокатаные общего назначения изготовляют из латуни Л63 и Л68; прессованные - из латуни: Л60, Л63, ЛС 59-1, ЛЖМц 59-1-1.

19. Размеры латунных тянутых и холоднокатаных труб, мм	19.	Размеры	латунных	тянутых и	І холоднокатаных	труб,	MM
--	-----	---------	----------	-----------	-------------------------	-------	----

Наружный диаметр	Толщина стенки	Наружный диамстр	Толщина стенки
3; 4	0,5	23	1,0; 1,5; 2,5; 3,0; 3,5; 4,5
5	0,5; 0,8; 1,0	24	1,0; 2,0; 3,0; 4,0; 6,0; 7,0
6	0,5; 0,8; 1,0; 1,5; 2,0	25	1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,9; 3,5; 4,0
8; 9; 10	0,5; 0,8; 1,0; 1,5; 2,0	26	1,0; 2,0; 2,5; 3,0; 4,0; 5,0; 6,0; 7,0
11	1,0; 1,5; 2,0	27	1.0; 2,0; 3,0; 3,5; 5,0
12	0,5; 0,8; 1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0	28	1,0; 1,5; 2,0; 3,0; 3,5; 4,0; 5,0; 6,0
13	0,5; 0,8; 1,0; 1,5; 2,0; 3,0	30	1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0; 3,5; 4,0; 4,5; 6,0
14	0,5; 1,0; 1,5; 2,0	32	1,0; 1,5; 2,0; 3,5; 4,0; 4,5; 5,0
15	0,5; 1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0	35	1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0; 4,0; 4,5; 6,0
16	0,5; 0,8; 1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0	36	3,0; 4,0; 5,0; 6,0; 7,0
18	1,0; 1,5; 2,0; 3,0; 4,0	38	1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0; 4,0; 4,5; 5,0; 10
19	0,5; 0,8; 1,0; 1,5; 2,0; 4,5	40	1,0; 2,0; 2,5; 3,5; 4,0; 6,0
20	1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0; 5,0	42	1,0; 2,0; 3,0; 3,5; 5,0
22	1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0; 4,0; 6,0	45	1.0; 1,5; 2,0; 3,0; 3,5; 4,0; 6,0

ГОСТ предусматривает трубы тянутые и холоднокатаные с наружным диаметром 7, 17, 21, 29, 31, 33, 34, 37, 44 и свыше 45 до 100 мм, а также трубы прессованные с наружным диаметром 21-195 мм.

20.	Механические	свойства	латунных труб	

Трубы	Марка латуни	Состояние материала	Временное со- противление $\sigma_{\text{в}}$, МПа	Относительное удлинение δ_{10} , %
			не м	енее
Тянутые и	Л63	Мягкое	290	40
холоднокатаные		Четвертьтвердое	330	30
		Полутвердое	370	25
	Л68	Мягкое	290	40
		Полутвердое	340	35
Прессованные	Л60		340	20
	л63	-	270	38
	ЛС 59-1		390	20
	ЛЖМц 59-1-1		430	28

Трубы должны быть герметичными.

Трубы изготовляют:

немерной длины - от I до 6 м (допускаются трубы длиной менее I м, но не менее 0.5 м в количестве не более 10 % от массы партии);

мерной длины или кратной ей в пределах немерной длины (тянутые и холоднокатаные);

длиной не менее 10 м в бухтах массой не более 150 кг - тянутые трубы при наружном диаметре до 10 мм и толщине стенки до 1,5 мм.

Обозначения проставляют при следующих сокрашениях: тянутая; холоднокатаная - Д; круглая - КР; нормальной точности - Н; повышенной точности - П; мягкая - М; твердая - Т; полутвердая - П; немерной длины - НД; кратной длины - КД; в бухтах - БТ; точности по кривизне: повышенной - Т; высокой - К; антимагнитная - А. Вместо отсутствующих данных ставится знак «Х».

Примеры обозначений. Труба тянутая круглая, наружным диаметром 28 мм и толщиной стенки 3 мм, нормальной точности изготовления, мягкая, немерной длины из латуни марки Л63:

> Труба ДКРНМ 28×3 НД Л63 ГОСТ 494-90

Труба круглая, наружным диаметром 60 мм, внутренним диаметром 40 мм, длиной 3000 мм из латуни Л60:

Труба ГКРХХ 60×40×3000 Л60 ГОСТ 494-90

БРОНЗОВЫЕ ПРЕССОВАННЫЕ ТРУБЫ (по ГОСТ 1208-90)

Прессованные трубы из бронзы марок БрАЖМи10-3-1,5 и БрАЖН 10-4-4 по ГОСТ 18175-78 применяют для изготовления различных деталей.

ГОСТ предусматривает наружные диаметры свыше 42 до 280 мм.

Длины труб с наружным диаметром до 150 мм включительно: 0,5-4 м при толщине стенки до 20 мм; 0,5-2,5 м при толщине стенки свыше 20 мм.

Пример условного обозначения трубы наружным диаметром 65 мм с толшиной стенки 7,5 мм, длиной 3000 мм из бронзы марки БрАЖН 10-4-4:

Труба ГКРХХ 65×7.5×3000 БрАЖН 10-4-4 ГОСТ 1208-90

21. Диаметры и толщины стенок труб

Размеры, мм

Наружный диаметр*	Толщина стенки	Наружный диаметр*	Толщина стенки
50; 55; 60; 70	5±0,5	90-155; 170; 175; 195; 205; 225; 265	22,5±1,8
45-55; 60-100	7,5±0,75	80; 90-135; 160; 190; 210	25,0±2,0
42; 57	8,5±1,0	120; 140; 165; 235	27,5±2,2
50; 55; 60-115	10±1,0	100-140; 160; 190; 220; 240-260	30,0±2,4
55; 60-125; 135; 155; 175	12,5±1,2	115-135; 155; 175; 205	32,5±2,5
60; 70-160; 175; 205; 240	15,0±1,4	125; 135; 220; 240; 250; 280	35,0±2,8
65-160; 175	17,5±1,6	120; 135; 175; 205	37,5±3,0
80-160; 190; 200	20,0±1,8	155; 190	40,0±3,2

^{*} В указанных пределах брать из ряда: 45; 50; 55; 60; 65; 70; 75; 80; 85; 90; 100; 105; 110; 115; 120; 125; 130; 135; 140; 155; 160 мм.

22. Механические свойства бронзовых труб

23. Диаметры и толщины стенок труб, мм

Марка сплава	Времен- ное сопро- тивле- нис σ _в , МПа	Относи- тельное удлине- ние δ ₁₀ , % после разрыва	Твер- дость - по Бри- неллю	j
БрАЖМц10-3-1,5	590	12	129-200	
БрАЖН10-4-4	640	5	170-220	

БЕСШОВНЫЕ ГОРЯЧЕКАТАНЫЕ ТРУБЫ ИЗ СПЛАВОВ НА ОСНОВЕ ТИТАНА (по ГОСТ 21945—76)

Бесшовные горячекатаные трубы из сплавов на основе титана применяют для деталей и конструкций.

Немерная длина труб: 1,5-6 м при диаметре 83-325 мм; 2-4,5 м при диаметре 351-480 мм.

ГОСТ предусматривает мерную длину труб и кратную мерной длине.

Теоретическую массу 1 м трубы (P) в кг вычисляют по формуле

$$P = 0.01413 s (D_H - s)$$
,

где $D_{\rm H}$ - наружный диаметр трубы, мм; s - толшина стенки, мм.

	Наруж- ный диаметр ^{*1}	Толщина стенок ^{*2}	Наруж- ный диаметр ^{*1}	Толщина стенок ^{*2}
	83	6-12	180; 194	6-26
	89; 95	6-14	203; 219	9-27
=	102	6-20	245; 273	10-30
	108	6-22	325	12-30
_	114	6-24	351-402	12-65
	121; 140	6-25	426	15-65
	146-159	7-22	465	16-65
_	168	8-22	480	20-65

- *1 В указанных пределах брать из ряда: 146; 152; 159; 351; 377; 402 мм.
- *2 Брать в пределах 6-65 с интервалом 1 мм.

Трубы группы Б изготовляют с толщиной стенок от 10 мм и более.

Плотность сплава принята равной $4.5 \, \text{г/см}^3$.

Примеры обозначений. Труба горячекатаная с наружным диаметром 89 мм и с толщиной стенки 10 мм сплава марки ПТ-7М,

Наружный диаметр, мм	Предельные отклонения, %, по наружному диаметру труб точности изготовления		Наружный диаметр, мм	по наружному	тклонения, %, диаметру труб зготовления
	обычной	повышенной		обычной	повышенной
От 83 до 180	+1,0 -2,5	+1,0 -2,0	От 6 до 15	+15,0 -20,0	±15,0
От 194 до 325	+1,0 -2,0	+0,8 -1.8	Св. 15	±15,0	±12,5
От 351 до 480	±1,5	+1,0 -1.2			

24. Предельные отклонения по размерам труб

немерной длины, обычной точности изготовления:

Труба 89×10 ПТ-7М ГОСТ 21945-76

То же, немерной длины, повышенной точности изготовления по диаметру и толшине стенки и с повышенным качеством поверхности (группа A):

Труба 89n×10n ПТ-7M A ГОСТ 21945-76

Технические требования. Трубы изготовляют из сплавов марок BT1-0, ПТ-7М, ПТ-3В, BT14, ОТ4-1, АТ3 и ТС5 с химическим составом, указанным в нормативно-технической документации на заготовку, утвержденной в установленном порядке.

Трубы диаметром 351 мм и более изготовляют по соглашению изготовителя с потребителем.

Трубы должны быть термически обработанными. Термическая обработка труб группы А из сплавов ВТ1-0 и ПТ-7М диаметром 325 мм и менее производится в вакууме.

Трубы из сплавов, приведенных в табл. 25, изготовляют с повышенным качеством наружной поверхности (группа A) и обычным (группа Б).

Трубы группы А изготовляют расточенными по внутренней и обточенными или шлифованными по наружной поверхности.

Параметры шероховатости поверхности труб $Rz \le 40$ мкм.

Трубы группы Б поставляют после горячей прокатки без травления и механической обработки.

Качество поверхности труб (группа A или Б) указывается в заказс.

25	Механические	свойства	металла	труб
Z 3.	утеханические	CBUNCIDA	MCIAJIJIA	ipju

Марка сплава	Врсменное сопротивление о _в , МПа	Предел текучести о _т , МПа	Относительное удлинение δ_5 , $%$	Относительное сужение ψ, %	Ударная вязкость, Дж/мм ²
			не менее		
BT1-0	343-568	245	20	42	0.78
ПТ-7М	470-686	372	18	36	0.78
ПТ-3В	559-862	519	10	30	0,64
OT4-1	588-735	490	12	35	0.44
OT4	686-882	637	10	30	0.34
BT14	882-1078	784	8	25	0,39

ТРУБЫ ИЗ ТИТАНОВОГО СПЛАВА ВТ1-0 (по ОСТ 1 90050-72)

26. F	Размеры	труб.	ММ
-------	---------	-------	----

$D \times s^*$		Масса 1 м.	\overline{D}	Масса 1 м,		
Номинал	Отклонение D	Отклонение <i>D</i> кг Номинал		Отклонение <i>D</i>	ΚΓ	
6×1		0,071	20×1	10.45	0,268	
8×1	±0,3	0,099	25×2	±0,45	0,664	
10×1		0,127	32×2		0.847	
12×1	10.45	0,155	40×2	±1,5	1.074	
16×1	±0,45	0,212	50×2		1,356	

^{*} D - наружный диаметр; s - толщина стенки.

Максимальное испытательное давление устанавливают 40 МПа.

Трубы поставляют катаные и тянутые обычной точности изготовления, в отожженном состоянии с травленой поверхностью, немерной длины от 0,5 до 4 м.

Пример обозначения трубы с наружным диаметром D=12 мм, толшиной стенки s=1 мм, обычной точности изготовления, немерной длины:

Труба ВТ1-0 12×1 ОСТ 1 90050-72

ТРУБЫ ИЗ ТИТАНОВОГО СПЛАВА МАРОК ОТ4 И ОТ4-1

27. Размеры труб, мм

Наруж- ный диамстр	Допус- каемые отклоне- ния по диаметру	Толщина стенки	Допус- каемые отклоне- ния по толщине стенки	Наруж- ный диаметр	Допус- каемые отклоне- ния по диаметру	Толшина стенки	Допус- каемые отклоне- ния по толщине стенки
12; 14;	±0,45			54	±0,81		
16: 18: 20	±0,45	1.0	±0,15	56	±0,84	2	±0,3
32	±0.48	1,0	_0,13	60	±0.90		
18; 20	±0.45			65	±0,97		
31	±0,47			30	±0.45	2,5	±0.38
42	±0.63			32	±0,48	3.0	±0,45
45	±0,67			35	±0,52	3,0	±0,45
46	±0,69			32	±0,48		
48	±0,72			35	±0,52	3,5	±0,45
50	±0,75	1.5	±0,23	38	±0.57		1
52	±0.78			40	±0,60		
54	±0.81		ĺ				
56	±0.84			32	±0,48		
60	±0,90			35	±0,52	4.0	± 0.5
20; 22;	+0.15		<u> </u>	38	±0.57		
24	±0,45	. 2	±0,3	42	±0,63		
52	±0,78						

КАТАНЫЕ И ТЯНУТЫЕ ТРУБЫ ИЗ АЛЮМИНИЯ И АЛЮМИНИЕВЫХ СПЛАВОВ (по ГОСТ 18475—82)

28. Диаметры и толщины стенок труб

Размеры,	ММ

Наружный лиаметр*1			Толшина стенок ^{*2}	Наружный диаметр ^{*1}	Толшина стенок* ²
6-9	0,5-2,0	20	0,5-4,0	65-75	1,5-5,0
10-11	0.5-2,5	22-26	0,5-5,0	80-120	2.0-5,0
12-15	0.5-3,0	27-63	0,75-5	130-150	3,0-5,0
16-19	0,5-3,5				

^{*1} В указанных пределах брать из ряда: 12; 13; 14; 15; 24; 25; 26; 27; 28; 30; 32; 33; 34; 35; 36; 37; 38; 40; 42; 43; 45; 48; 54; 55; 58; 60; 85; 90; 95; 100; 105; 110; 115; 120; 125; 130; 135; 140; 150; 160; 165; 180 мм.

Длины труб: 1-6 м при диаметре 6-135 мм: 1-4 м при диаметре 140-150 мм. Трубы изготовляют в отрезках немерной, мерной или кратной мерной длины в пределах размеров от 1-6 м. Трубы мерной или кратной мерный длины изготовляют с интервалом 500 мм. Трубы из алюминия марок АД0 и АД1 и алюминиевых сплавов марок АД0 и АД1 и алюминиевых сплавов марок АМц; АМцС; АМг0,7; АМг1: АД31; 1955 диаметром до 16 мм включительно, с толшиной стенки не менее 1 мм (для сплава марки 1955 - с толшиной

стенки не менее 1,5 мм) допускается изготовлять в бухтах немерной длины.

ГОСТ предусматривает трубы круглые, квадратные и прямоугольные.

Пример обозначения трубы из алюминия марки АДІ, в нагартованном состоянии, круглой, с наружным диаметром 40 мм, толщиной стенки 3 мм, немерной длины (НД):

Труба АД1.Н.КР.40×3×НД ГОСТ 18475-82

29. Механические свойства катаных и тянутых труб из алюминия и алюминиевых сплавов

Марка сплава	Состояние материала*	Толшина стенки, мм	Диаметр (сторона), мм	Временное сопротив- ление $\sigma_{\text{в}}$, МПа	Предел текучести $\sigma_{0.2}$, МПа не менее	Относи- тельное удлинение δ , %, A_{10}
	M	Всех толшин		60	-	20
AS, A85		До 2.0 включ.	Bcex	80	-	4
	H	Св. 2,0 до 5,0 включ.	размеров	80	=	5
	М	Всех толщин		60-110	-	20
4.11		До 2,0 включ.	То же	110	_	4
	Н	Св. 2,0 до 5,0 включ.		100	-	5
АМш	М	Всех толшин	>>	90-135	-	15
_АМпС	Н	Beek Tollimin		135	-	
$\Delta M_{10,7}$	М	То же	»	Не более 155	-	12
	Н		İ	155	-	-

^{*2} В указанных пределах брать из ряда: 0,5; 0,75; 1,0; 1,5; 2,0; 2,5; 3,0; 3,5; 4; 5; 6; 8; 10 мм.

Продолжение табл. 29

Марка сплава	Состояние материала*	Толщина стенки, мм	Диаметр (сторона), мм	Временное сопротивление σ_{B} , МПа	Предел текучести $\sigma_{0,2}, M \Pi a$	Относи- тельное удлинение $\delta,~\%,~A_{10}$
					не менее	
4 M = 1	M	Bcex	Bcex	120-175	-	10
AMrl	Н	толшин	размеров	165		-
	М			Не более 155	-	12
	Н			155		
АД31	Нагартован- ное после закалки и естественно состаренное	То же	То же	265	245	4
АД31	Нагартован- ное после закалки и искусствен- но соста- ренное	»	»	315	275	8
	М			Не более 145	-	17
AB	Т	»	»	205	-	14
	ΙΤ			305	225	8
	Н			145		
	M	»	»	Не более 245	-	10
		До 1,0 включ.	До 22 вкл.	375	195	13
		Св. 1,0 до 5,0	До 22 вкл.	375	195	14
Д1	Т	До 1,0 включ.	Св. 22	390	225	12
!		Св. 1,0 до 5,0 включ.	до 50 вкл.	390	225	13
		Всех толщин	Св. 50	390	225	11
	Н	То же	Всех размеров	245	-	-

 $^{^*}$ M - отожженные; T - закаленные и естественно состаренные; T1 - закаленные и искусственно состаренные; H - нагартованные.

ПРЕССОВАННЫЕ ТРУБЫ ИЗ АЛЮМИНИЯ И АЛЮМИНИЕВЫХ СПЛАВОВ

(по ГОСТ 18482-79)

Трубы подразделяются:

по толшине стенки: круглые тонкостенные - с толшиной стенки до 6.0 мм включительно; круглые толстостенные - с толшиной стенки свыше 5,0 мм; по состоянию материала: без термической обработки (горячепрессованные) - обозначаются маркой сплава без дополнительных знаков (АДО, АД1, АМи, АМиС, АМг2, АМг3, АМг6, АД31, АВ, Д1, Д16, В95); отожженные - М (АМг3М, АМг6М); закаленные и естественно состаренные - Т (АД31Т, АВТ, Д1Т, Д16Т); закаленные и искусственно состаренные - Т1 (АВТ1, В95Т1)

30. Диаметры и толщины стенок труб, мм

Наружный диаметр*1	Толшина стенки ^{*2}	Наружный диаметр ^{*1}	Толщина стенки ^{*2}	Наружный диаметр ^{*1}	Толщина стенки*²
18	1,5	35; 38	1,5-10,0	95; 100	3,0-32.5
20	1.5-2.5	40; 42	1,5-12,5	105	3,5-32,5
22	1:5-3.5	45; 48	1,5-15,0	110	3,5-40,0
25	1,5-5,0	50	1,5-17,0	115; 120	4,0-40,0
28	1,5-6,0	52-60	2,0-17,5	125; 130	6,0-40,0
30	1,5-7,5	65; 70	2.0-20,0	135-280	10,0-40,0
32	1,5-8,0	75; 90	2,5-27,5	290; 300	15,0-40,0

^{*1} Диаметры в указанных пределах брать из ряда: 52; 55; 58; 60; 135; 140; 145; 150; 155; 160; 165; 170; 175; 180; 185; 190; 195; 200; 210; 220; 230; 240; 250; 260; 270; 280 мм.

Трубы изготовляют немерной, мерной или кратной мерной длины от 1 до 6 м с интервалом 500 мм.

При определении линейной плотности 1 м трубы за исходную величину принята плотность алюминиевого сплава B95, равная 2.85 г/см^3 .

Для вычисления линейной плотности других алюминиевых сплавов следует пользоваться переводными коэффициентами:

0.95 для всех марок алюминия;

для сплавов АМи и АМиС - 0,958; АД31 - 0,950; АМг2 - 0,940;

AMr3 - 0.937; AMr6 - 0.926; AB - 0.947;

Д1 - 0,982; Д16 - 0,976.

ГОСТ предусматривает также марки АМг5; АК6, 1915, 1925 и ВД1.

Примеры обозначений. Труба круглая из алюминиевого сплава марки Д16, без термической обработки, с наружным диаметром 80 мм, толшиной стенки 15 мм, немерной длины (НД):

Труба Д16 80×15×НД ГОСТ 18482-79

То же, в закаленном и естественно состаренном состоянии, длиной 2000 мм:

Труба Д16 80×15×2000 ГОСТ 18482-79

31. Механические свойства труб

Марка сплава	Состояние материала	Состояние испы- туемых образцов	Толщина стенки, мм	Временное сопро- тивление ов. МПа	Предел текучести $\sigma_{0,2}, M \Pi a$	Относи- тельное удлинение δ, %
АД0, АД1	Без термической обработки	Отожжен- ные	Всех толщин	60	-	20,0
АМи, АМиС	То же	, , , , , , , , , , , , , , , , , , ,	То же	100	-	12,0
$AM_{\Gamma}2$	»	»	>>	160	60	0.01
АМг3	Без термической обработки или отожженный	*	От 2.5 до 40.0	180	70	15,0
АМг6	То же	>>	От 2,5 до 40,0	320	150	15,0

^{*2} Толщины стенок в указанных пределах брать из ряда: 1,5; 2,0; 2,5; 3,0; 3,5; 4,0; 5,0; 6,0; 7.0; 7.5; 8,0; 10,0; 12,5; 15,0; 17,5; 20,0; 22,0; 25,0; 27,5; 30,0; 32,5; 35,0; 37,5; 40 мм.

Продолжение табл. 31

Марка сплава	Состояние материала	Состояние испы- туемых образцов	Толщина стенки, мм	Временное сопро- тивление σ _в , МПа	Предел текучести $\sigma_{0,2}, M \Pi a$	Относи- тельное удлинение δ, %
АД31	Без термической обработки или закаленный и естественно состаренный	Закаленные и естествен- но соста- ренные	Всех толщин	130	60	12,0
AB	Закаленный и и искусственно состаренный	Закаленные и искусст- венно со- старенные	От 5,0 до 40,0	310	230	8,0
Д1	Без термической обработки или	Закаленные и естествен-	От 5,0 до 20,0	360	200	12,0
	закаленный и естественно со-	но соста- ренные	Св. 20,0 до 40,0	380	220	10,0
Д16	То же	То же	От 5,0 до 20,0	400	260	12,0
			Св. 20,0 до 40,0	430	280	10,0
B95	Без термической обработки или	Закаленные и искусст-	От 5,0 до 20,0	500	380	7,0
	закаленный и искусственно состаренный	венно со- старенные	Св. 20,0 до 40,0	520	410	5,0

НАПОРНЫЕ ТРУБЫ ИЗ ПОЛИЭТИЛЕНА (по ГОСТ 18599-83)

Напорные трубы кольцевого сечения из полиэтилена низкого давления и полиэтилена высокого давления предназначены для трубопроводов, транспортирующих воду, воздух и другие жидкости и газообразные вещества.

к которым полиэтилен химически стоек.

Трубы изготовляют отрезками длиной 6, 8, 10 и 12 м. Трубы из полиэтилена низкого давления диаметром до 40 мм включительно и из полиэтилена высокого давления диаметром до 63 мм включительно могут изготовляться в бухтах и на катушках.

32. Типы труб из полиэтилена

Тип трубы	Номинальное давление, МПа	
Л - легкий СЛ - среднелегкий	0,25 0,40	Примечания: 1. Допускается использовать трубы для хозяйственно-питьевого назначения при температуре воды до 30 °C.
C - средний T - тяжелый	0,60 1,00	2. Номинальное давление - постоянное внутреннее давление воды при 20 °C, которое трубы могут выдерживать в течение 50 лет.

33. Диаметры и толщины стенок труб из полнэтилена, мм

•	й наружный паметр	Толщина стенки труб из поли- этилена низкого давления типа				и труб из го давлен			
Номинал	Отклонение	Л	СЛ	С	Т	Л	СЛ	С	T
10	+0,3	-	-	_	2,0	-	-	-	2,0
12	+0,3	-	-	-	2,0	-	-	-	2,0
16	+0,3	-	-	-	2,0	-	} -	2,0	2,7
20	+0,3	-	<u> </u>	-	2,0	<u> </u>	-	2,0	3,4
25	+0,3	-	-	2,0	2,3	-	2,0	2,7	4,2
32	+0,3	-	-	2,0	3,0	2,0	2,4	3,5	5,4
40	+0,4	_	2,0	2,3	3,7	2,0	3,0	4,3	6,7
50	+0,5	-	2,0	2,9	4,6	2,4	3,7	5,4	8,4
63	+0,6	2,0	2,5	3,6	5,8	3,0	4,7	6,8	10,5
75	+0,7	2,0	2,9	4,3	6,9	3,6	5,6	8,0	12,5
90	+0,9	2,2	3,5	5,1	8,2	4,3	6,7	9,7	15,0
110	+1,0	2,7	4,3	6,3	10,0	5,3	8,2	11,8	18,4
125	+1,2	3,1	4,9	7,1	11,4	6,0	9,3	13,4	20,9
140	+1,3	3,5	5,4	8,0	12,8	6,7	10,4	-	-
160	+1,5	3,9	6,2	9,1	14,6	7,7	11,9	-	-
180	+1,7	4,4	7,0	10,2	16,4	-	-	-	-
200	+1,8	4,9	7,7	11,4	18,2	-	-	-	-
225	+2,1	5,5	8,7	12,8	20,5	-	-	-	-
250	+2,3	6,1	9,7	14,2	22,8	-	-	-	-
280	+2,6	6,9	10,8	15,9	25,5	-	-	-	-
315	+2,9	7,7	12,2	17,9	28,7	-	-	_	-
355	+3,2	8,7	13,7	20,1	32,3	~	-	-	-
400	+3,6	9,8	15,4	22,7	36,4	-	-	-	-
450	+3,8	11,0	17,4	25,5	41,0	-	-	-	-
500	+4,0	12,2	19,3	28,3	45,5	-	-	-	-
560	+4,2	13,7	21,6	31,7	-	-	-	-	-
630	+4,6	15,4	24,3	35,7	-	-	-	-	

34. Предельные отклонения толщины стенки труб из полнэтилена ннзкого н высокого давления, мм

Толщина стенки	Предельные отклонения	Толщина стенки	Предельные отклонения	Толщина стенки	Предельные отклонения
2,0	+0,4	2,9	+0,5	4,3	+0,7
2,2	+0,5	3,0	+0,5	4,9	+0,7
2,3	+0.5	3,4	+0,6	5,1	+0,8
2,4	+0,5	3,5	+0,6	5,3	+0.8
2,5	+0,5	3,6	+0,6	5,4	+0,8
2,7	+0,5	3,7	+0,6	5,6	+0.8

Продолжение табл. 34

Толщина стенки	Предельные отклонения	Толщина стенки	Предельные отклонения	Толщина стенки	Предельные отклонения
6,3	+0,9	10,5	+1,2	16,4	+1,9
6,7	+0,9	10,8	+1,2	17,3	+2,0
6,8	+0,9	11,0	+1,3	17,9	+2,1
6,9	+1,0	11,8	+1,4	18,2	+2,2
7,7	+1,0	11,9	+1,4	18,3	+2,2
8,0	+1,0	12,2	+1,5	19,3	+2,3
8,1	+1,0	12,5	+1,5	20,1	+2,3
8,2	+1,1	12,8	+1,5	20,5	+2,3
8,7	+1,1	13,7	+1,5	21,6	+2,5
9,1	+1,1	14,2	+1,6	22,7	+2,6
9,7	+1,1	14,6	+1,6	22,8	+2,7
9,8	+1,2	15,0	+1,7	24,3	+2,8
10,0	+1,2	15,4	+1,7	25,5	+2,8
10,4	+1,2	15,9	+1,8		

Полиэтиленовые трубы стандартизованы по наружным диаметрам.

В зависимости от рабочих давлений применяют соответствующую толщину стенки и меняют внутренний диаметр. Это позволяет унифицировать соединительные части трубопроводов.

Примеры обозначения. Труба изготовлена из полиэтилена низкого давления, с наружным диаметром 63 мм, среднелегкого типа (СЛ); для систем хозяйственнопитьевого назначения:

Труба ПНД 63 СЛ питьевая ГОСТ 18599-83 Труба изготовлена из полиэтилена высокого давления, с наружным диаметром 40 мм, тяжелого типа (Т); для систем, не используемых для хозяйственно-питьевого назначения:

Труба ПВД 40 Т техническая ГОСТ 18599-83

Технические требования. Трубы из полиэтилена низкого давления должны выдерживать испытание на растяжение при скорости перемещения подвижного захвата машины 50 мм/мин, а трубы из полиэтилена высокого давления при 100 мм/мин. Полученные при этих испытаниях показатели приведены в табл. 35.

35. Механические свойства труб

Материал трубы	Толщина стенки трубы, мм	Относительное удлинение при разрыве, %, не менее
Полиэтилен низкого давления	До 2,5	260
	От 2,7 до 5,1	210
	5,2 и более	200
Полиэтилен высокого давления	От 2,0 до 20,9	250

36. Изменение размеров труб в осевом направлении после прогрева патрубка в течение 1 ч

Материал труб	Температура испытаний, °C	Изменение размеров, %
Полиэтилен низкого давления	110	3
Полиэтилен высокого давления	100	5

37. Условия испытаний гидростатическим давлением

Мате- риал труб	Начальное кон- трольное напря- жение в стенке трубы, МПа	Тем- пера- тура, °С	Время, ч, не менее	Мате- риал труб	Начальное контрольное напряжение в стенке трубы, МПа	Тем- пера- тура, °С	Время, ч, не менее
Поли-	15,0	20	1	Поли-	7,0	20	1
этилен	4,2	80	44	этилен	3,2	70	1
низкого	3,0	80	170	высокого	2,5	70	100
давления				давления			

Трубы должны выдерживать испытание на стойкость при постоянном внутреннем давлении при соблюдении условий, указанных в табл. 37.

Код ОКП для каждого среднего наруж-

ного диаметра напорной трубы промышленной и сельскохозяйственной продукции из полиэтилена низкого давления приведен в табл. 38, из полиэтилена высокого давления в табл. 39.

38. Код ОКП для напорных труб промышленной и сельскохозяйственной продукции из полиэтилена инзкого давления

Средний наружный диаметр, мм	Тип Л	Тип СЛ	Тип С	Тип Т
10				22 4811 0401
12				22 4811 0402
16				22 4811 0403
20				22 4811 0404
25			22 4811 0305	22 4811 0405
32			22 4811 0306	22 4811 0406
40		22 4811 0207	22 4811 0307	22 4811 0407
50		22 4811 0208	22 4811 0308	22 4811 0408
63	22 4811 0109	22 4811 0209	22 4811 0309	22 4811 0409
75	22 4811 0110	22 4811 0210	22 4811 0310	22 4811 0410
90	22 4811 0111	22 4811 0211	22 4811 0311	22 4811 0411
110	22 4811 0112	22 4811 0212	22 4811 0312	22 4811 0412

Продолжение табл. 38

Средний наружный диаметр, мм	Тип Л	Тип СЛ	Тип С	Тип Т
125	22 4811 0113	22 4811 0213	22 4811 0313	22 4811 0413
140	22 4811 0114	22 4811 0214	22 4811 0314	22 4811 0414
160	22 4811 0115	22 4811 0215	22 4811 0315	22 4811 0415
180	22 4811 0116	22 4811 0216	22 4811 0316	22 4811 0416

Предусмотрены напорные трубы со средним наружным диаметром до 630 мм.

39. Код ОКП для напорных труб промышленной и сельскохозяйственной продукции из полиэтилена высокого давления

Средний наружный диаметр, мм	Тип Л	Тип СЛ	Тип С	Тип Т
10				22 4811 1601
12				22 4811 1602
16			22 4811 1503	22 4811 1603
20			22 4811 1504	22 4811 1604
25		22 4811 1405	22 4811 1505	22 4811 1605
32	22 4811 1206	22 4811 1406	22 4811 1506	22 4811 1606
40	22 4811 1207	22 4811 1407	22 4811 1507	22 4811 1607
50	22 4811 1208	22 4811 1408	22 4811 1508	22 4811 1608
63	22 4811 1209	22 4811 1409	22 4811 1509	22 4811 1609
75	22 4811 1210	22 4811 1410	22 4811 1510	22 4811 1610
90	22 4811 1211	22 4811 1411	22 4811 1511	22 4811 1611
110	22 4811 1212	22 4811 1412	22 4811 1512	22 4811 1612
125	22 4811 1213	22 4811 1413	22 4811 1513	22 4811 1613
140	22 4811 1214	22 4811 1414		
160	22 4811 1215	22 4811 1415		

РЕЗИНОВЫЕ ТЕХНИЧЕСКИЕ ТРУБКИ (по ГОСТ 5496-78 в ред. 1991 г.)

Резиновые технические трубки предназначены для подачи по ним жидкостей, воздуха и газов с давлением не более $0.05~\mathrm{M\Pi a}$ $(0.5~\mathrm{krc/cm^2})$ и применяются в различных областях народного хозяйства.

В зависимости от назначения трубки выпускаются типов 1, 2, 3, 4, 5, 6 и степеней

твердости: малой (M), средней (C) и повышенной (Π) , двух групп:

- 1 для работы трубок без избыточного давления рабочей среды;
- 2 для работы трубок с давлением рабочей среды не более 0.05 МПа.

Температурный интервал работоспособности и рабочие среды для каждого типа трубок приведены в табл. 40.

40. Температурный интервал работоспособности и рабочие среды для трубок

Тип _Т ру бк и	Наименование трубок	Степень твердости	Температур- ный интервал работоспособ- ности, °С	Рабочая среда
1	Кислотощелочестойкие	M, C	От -30 до +50	Растворы кислот и щелочей концентрацией до 20% (за исключением азотной и уксусной кислот), вода, воздух, азот и инертные газы
2	Теплостойкие	M, C	От -30 до +140	Воздух (при температуре до 90 °C), водяной пар (при температуре до 140 °C)
3	Морозостойкие	M, C	От -45 до +50	Воздух, азот, инертные газы
4	Маслобензостойкие	М, С. П	От -30 до +50	Масло, бензин
5	Унифицированные для использования в условиях, предусмотренных для типов 1, 3, 4 и для районов с тропическим климатом в изделиях групп I, III, категорий 2, 3, 4, 5 по ГОСТ 15152-69	С	От -50 до +50	То же, что для типов 1, 3, 4, а также дизельные масла и дизельные топлива
6	Для пищевой промышлен- ности	С	От -30 до +50	Пищевые продукты

41. Размеры поперечного сечения трубок, мм

Внутренний диаметр* ¹	Толщина стенки ^{•2}	Внутренний диаметр*1	Толщина стенки ^{*2}
2,0	1,3	12,0-18,0	2,0-5,0
3,0	1,3; 2,0	20,0-25,0	2,0-8,0
4,5-10	1,3-3,0	28,0-40,0	3,0-8.0

^{*1} Внутренние диаметры, указанные в пределах, брать из ряда: 4,5; 5,0; 6,3; 8,0; 10,0; 12,0; 14,0; 16,0; 18,0; 20,0; 22,0; 25,0; 28,0; 32,0; 36,0; 40 мм.

*2 Толщины стенок, указанные в пределах, брать из ряда: 1,3; 2,0; 3,0; 4,0; 5,0; 6,0; 8,0 мм.

42. Физико-механические показатели резины, применяемой для изготовления трубок

	Метод	испы-	тания	По ГОСТ 270-75 на образцах типа 1	То же	По ГОСТ 20403-75	По п. 4.6 ГОСТ 5496-78	По ГОСТ 7912-74 на образ- цах типа А
	9		С	3,0	250	50 - 65	1	
	5		С	7,0	250	55 - 70	ı	-52
			П	8,0	190	65-85	ı	-
	4		С	5,0	300	50-70	ı	1
		эсти	M	5,0	400	35-50	ı	ı
Тип трубки		Степень твердости	С	5,4	220	55-70	ı	-50
	3	Степ	M	4,0	350	40-55	ı	-50
			С	4,0	300	55 - 70	0,7	,
	2		M	4,0	350	40 - 55	0,7	1
			C	4,0	250	55 - 70	ı	1
	1		M	4,0	350	40 - 55	ı	ı
	Показатель			Условная проч- ность при растя- жении, МПа, не менее	Относительное удлинение при разрыве, %, не менее	Твердость в меж- дународных еди- ницах <i>IRHD</i> •	Коэффициент теплостойкости, не менее	Температура хруп- кости, °С, не бо- лее

• В числителе - для трубок группы 1, в знаменателе - для трубок группы 2.

Длина трубок должна быть не менее 2 м. Трубки с внутренним диаметром 32,0 мм и более могут изготовляться прямолинейными отрезками длиной от 2 до 3 м.

Пример обозначения трубки 1-й группы, типа 1, средней твердости, с внутренним диаметром 6,3 мм и толщиной стенки 3,0 мм:

Трубка 1-1С 6,3×3,0 ГОСТ 5496-78

То же, для трубки 2-й группы, типа 5, средней твердости, внутренним диаметром 20.0 мм и толщиной стенки 4,0 мм для работы в районах с тропическим климатом в изделиях группы 1, категории размещения 2 и верхней предельной температурой эксплуатании 50 °C:

По физико-механическим показателям резины, применяемые для изготовления трубок, должны соответствовать нормам, указанным в табл. 42.

Рецептура резин, применяемых для изготовления трубок типа 6, должна быть разрешена органами здравоохранения для применения в конкретных пищевых средах и условиях.

Указания по эксплуатации. Выбор типа трубок должен производиться в зависимости

от условий эксплуатации (рабочей среды и интервала температур), указанных в табл. 40.

Величина натяга H по внутреннему диаметру трубок при посадке на штуцер должна быть не более 20 %. Натяг в процентах

$$H = \frac{d_1 - d}{d} 100 \,,$$

где d_1 - наружный диаметр штуцера, мм;

d - внутренний диаметр трубки, мм.

При эксплуатации трубок в случае появления трещин в местах заделки необходим перемонтаж соединения с обрезкой трубок на величину заделки. Минимально допустимый радиус изгиба трубки при эксплуатации

$$R = 9(d + 2B),$$

где d - внутренний диаметр трубки, мм;

B - толщина стенки, мм.

Гарантийный срок эксплуатации трубок типов 1, 3, 4, 5, 6 - 2 года со дня ввода в эксплуатацию в пределах гарантийного срока хранения.

Гарантийный срок эксплуатации трубок типа 2 в зависимости от условий их эксплуатации устанавливается по согласованию между изготовителем и потребителем.

РУКАВА

РЕЗИНОВЫЕ НАПОРНЫЕ РУКАВА С ТЕКСТИЛЬНЫМ КАРКАСОМ

(по ГОСТ 18698-79 в ред. 1991 г.)

Напорные резиновые рукава с текстильным каркасом применяют в качестве гибких трубопроводов для подачи под давлением жидкостей, насыщенного пара, газов и сыпучих материалов; они работоспособны в районах умеренного и тропического климата, а также в районах с холодным климатом при температуре до -50 °C.

Классы напорных рукавов в зависимости от назначения указаны в табл. 43.

Основные размеры, рабочее давление (статическое) и масса резиновых напорных рукавов в зависимости от класса приведены в табл. 44.

Длина рукавов оговаривается предприятием-потребителем и согласовывается с предприятием-изготовителем, при этом минимальная длина рукавов классов Пар-1 (X) и Пар-2 (X) должна быть 1 м, длина рукавов остальных классов 2 м.

Максимальная длина рукавов 20 м.

Примеры обозначений. Для рукавов класса Б (1) при рабочем давлении 1,0 МПа (10 кгс/см²) с внутренним диаметром 50 мм и наружным диаметром 64 мм, с комбинированной гканью, работоспособных в районах с тропическим климатом (Т):

Рукав Б (1)-10-50-64-Т ГОСТ 18698-79

43. Классы рукавов

Код ОКП	Наименование среды	Температур	Температура работоспособности рукавов, °C, в районах с климатом	укавов, °С,
		умеренным	тропическим	холодным
25 5711	Бснзины	От -35 до +70	От -20 до +70	От -50 до +70
	Керосины	От -35 до +70	От -20 до +70	От -50 до +70
	Минеральные масла на нефтяной основе	От -35 до +100	От -20 до +100	Or -50 до +100
25 5311	Вода техническая, слабые растворы неорганических кислот и щелочей концентраций до 20 % (кроме растворов азотной кислоты)	До +50	До +55	До +50
25 5312	Горячая вода	До +100	До +100	До +100
25 5511	Воздух, углекислый газ, азот и другие инерт- ные газы	От -35 до +50	От -20 до +55	От -50 до +50
25 5313	Пищевые продукты (спирт, вино, пиво, молоко, слабокислые растворы органических и других веществ, питьевая вода)	До +50	До +55	До +50
25 5314	Абразивные материалы (песок от пескоструйных аппаратов)	От -35 до +50	От -20 до +50	От -50 до +50
	Слабощелочные и слабокислые водные растворы для штукатурных работ	До +50	До +55	До +55
25 5391	Насыщенный пар	До +143	До +143	До +143
25 5391		До +175	ı	До +175

44. Рукава классов Б (I), В (II) и П (VII)

Размеры, мм

		Масса Ім, г		200	530	800	930	1440	2170	2900	3900	4200	ı	I	ı	1	,
	2,0	Наружный диаметр	с хлопчато- бумажной тканью	23	26	33	38	47	57	89	81	ı	ı	1	ı	ı	ı
		Наруу диам	тквнью рованной с комбини-	22	23	29	33	40	49	57	73	68	•	ı	ı	ı	1
			Масса		480	700	810	1120	1500	2500	3000	3700	1	ı	1	1	1
	9,1	кный іетр	с хлопчато- бумажной тканью	22	25	29	35	42	52	62	75	94	ı	1	ı	ı	ŀ
		Наружный диаметр	с комбини- тканью тканью	22	. 23	27	31	38	47	55	89	98	ı	ı	ı	ı	١
Номинальное давление, МПа	,	Масса Ім, г		440	450	540	710	840	1260	1850	2300	2500	I	ı	ı	ı	ı
	1,0	кный ıетр	с хлопчато- бумажной тканью	22	23	27	33	38	47	57	69	85	ı	ı	1	ı	'
		Наружный диаметр	с комбини- тканью тканью	22	23	27	31	38	43	53	64	62	1	ı	ı	1	'
		Масса Ім, г		440	450	540	009	730	950	1200	1800	2000	2800	3900	2100	0069	ı
	0,63	Наружный диаметр	с хлопчато- Тканью Тканью		23	27	31	36	43	53	62	77	ı	1	ı	ì	-
		Наружны	с комрини- тканрю тканрю	22	23	27	31	36	43	51	62	77	94	115	146	182	225
		Масса Ім, г		440	450	540	009	730	950	1200	1300	2000	2500	3800	2100	0069	8000
	0,16; 0,25	кный істр	с хлопчато- Тканью тканью	22	23	27	31	36	43	51	62	75	94	112	138	175	215
		Наружный диаметр	с комбини- тканью тканью	22	23	27	31	36	43	51	62	75	94	111	136	171	213
Внутренний диаметр				10,0	12,5	16.0	20,0	25.0	31.5	40.0	50,0	63.0	80.0	100,0	125,0	0,091	200,0

45. Рукава классов ВГ (III), Г (IV), Пар-1 (X) и Пар-2 (X)

Размеры, мм

Внутренний лиаметр	давление	(IV) с номина ем (статически 1,0 МПа		Пар-1 (X) с номі давлением (стат 0,3 МП	ическим)	Пар-2 (X) с номинальным давлением (статическим) 0,8 МПа			
	Наружный	і диаметр		Наружный		Наружный			
Внут	с комбини- рованной бумажной тканью тканью		Macca lм, г	диаметр с хлоп- чатобумажной тканью	Macca 1 м, г	диаметр с хлоп- чатобумажной тканью	Масса 1 м, г		
10,0	22	23	500	-	-	<u>-</u>	-		
12,5	23	25	525	24	450	30	660		
16,0	28	29	600	28	540	36	880		
20,0	33	33	780	-	-	-	-		
25,0	40	42	1000	40	820	46	1150		
31,5	47	51	1425	47	1010	56	1680		
40,0	57	59	2000	-	-	-	-		
50,0	69	73	2790	70	2130	80	3100		
63,0	85	92	3900	-	-	-	-		

То же, для рукавов с наружным диаметром 69 мм и хлопчатобумажной тканью:

Рукав Б (1)-10-50-69-Т ГОСТ 18698-79

То же, для рукавов с наружным диаметром 64 мм и комбинированной тканью, работоспособных в районах с умеренным климатом (У):

> Рукав Б (1)-10-50-64-У ГОСТ 18698-79

То же, для рукавов с наружным диаметром 69 мм и хлопчатобумажной тканью:

Рукав Б (1)-10-50-69-У ГОСТ 18698-79

То же, для рукавов с наружным диаметром 64 мм и комбинированной тканью, работоспособных в районах с холодным климатом (ХЛ):

> Рукав Б (1)-10-50-64-XЛ ГОСТ 18698-79

То же, для рукавов с наружным диаметром 69 мм и хлопчатобумажной тканью:

Рукав Б (1)-10-50-69-ХЛ ГОСТ 18698-79 Рукава всех классов должны быть герметичными при гидравлическом давлении, равном 2 p (где p - величина номинального давления, МПа).

Рукава класса Γ (IV) герметичны при пневматическом давлении, равном p.

Рукава классов Б (I), В (II), П (VII) и Ш (VIII) должны иметь не менее чем трех-кратный запас прочности при разрыве гидравлическим давлением, а рукава классов ВГ (III), Γ (IV), Π ap-1 (X) и Π ap-2 (X) - не менее чем пятикратный.

Внутренний и наружный резиновые слои рукавов класса Б (1) маслобензостойки.

Рукава классов В (II) и Ш (VIII) кислотощелочестойки.

Рукава класса ВГ (III) стойки к горячей воде.

Рукава класса Ш (VIII) стойки к истиранию.

Рукава должны быть гибкими.

Минимальный радиус изгиба рукавов с внутренним диаметром до 10 мм включительно равен 6d, диаметром от 12 до 32 мм - 12d, от 38 до 50 мм - 15d, от 60 мм и выше - 20d.

46. Рукава класса Ш (VIII)

Размеры, мм

				Масса I м, г	009	700	0001	1400	1900	2300	3100	4100	4900	1	,																
		2,0	Наружный диаметр	с хлопчато- Тканью Тканью	24	29	35	41	46	99	89	8	•	ı																	
			Нару. диав	с комбини- тканьюй тканьюй	24	27	32	38	43	52	63	92	16	1																	
		1,6		Масса I м, г	200	009	800	1200	1300	2000	2600	3500	3700	ı	•																
			кный 1етр	с хлопчато- бумажной тканью	21	27	33	37	44	52	99	78	93	ı	I																
	е), МПа		Наружный диаметр	с комбини- с комбини-	21	25	29	36	41	49	59	71	98	1	ı																
	Номинальное давление (статическое), МПа			Масса I м, г	200	525	009	800	1240	1425	2000	2800	3000	1	ı																
bi, MM	ление (ст	1,0	ужный іметр	1,0 Наружный диаметр	с хлопчато- бумажной тканью	21	25	29	35	40	49	59	70	85	ı	ı															
газмеры, мм	льнос дав		Наруэ лиал	с комбини- с комбини-	21	25	29	33	38	47	57	29	82	ŀ	•																
	Номина			Масса 1 м, г	200	525	009	780	940	1440	1650	2200	2400	2000	5500																
		0,63	кный етр	кный істр	жный 1eтр	жный летр	жный метр	жный	жный	0,63 жный летр	0,63 жный метр	0,02 /жный метр	Наружный диаметр	с хлопчато- бумажной тканью	21	25	29	33	38	45	56	29	79	100	122						
			Наруу диам	с комбини- тканью тканью	1	ı	1	32	38	45	54	99	78	86	118																
				Масса Ім, г	,	ı	ı	ı	ı	ı	1650	1800	2000	4800	5200																
		0,25	0,25 кный естр											ž (жный мстр	жный метр	с хлопчато- бумажной тканью	,	ı	ı	ı	,	1	54	62	78	801	118
			Наруз диам	с комбини- тканью тканью	,	ı	ı	,		1	54	62	78	104	112																
	đт	эме	ид йиг	Внутрень	0,01	12,5	16,0	20,0	25,0	31,5	40,0	50,0	63,0	80.0	100.0																

ГИБКИЕ МЕТАЛЛИЧЕСКИЕ ГЕРМЕТИЧНЫЕ РУКАВА С ПОДВИЖНЫМ ШВОМ

Гибкие металлические герметичные рукава с подвижным швом предназначены для перемещения порошкообразных, жидких и газообразных вешеств с температурой до 110 °C (для рукавов с клопчатобумажным уплотнением) и температурой до 300 °C (для рукавов с асбестовым уплотнением).

Рукава различают:

по профилю - P1 и P2 (рис. табл. 47); по материалу - ленты из стали С, из стали оцинкованной Ц, из стали коррозионностойкой Н:

по виду уплотнения - с хлопчатобумажным уплотнением X, с асбестовым уплотнением A;

по наружной оплетке - в стальной коррозионно-стойкой проволочной оплетке - О, в стальной коррозионно-стойкой проволочной оплетке ОН, без оплетки.

Примеры обозначений. Рукав исполнения P1 из стальной оцинкованной ленты с хлопчатобумажным уплотнением, без

оплетки, с диаметром условного прохода 4 мм и длиной 10 000 мм:

Металлорукав P1-Ц-X-4×10 000

То же, исполнения P2 из стальной коррозионно-стойкой ленты с асбестовым уплотнением в оплетке, из стальной коррозионностойкой проволоки, с диаметром условного прохода 25 мм и длиной 5000 мм:

Металлорукав Р2-H-A-OH-25×5000

Пробное давление для рукавов равно удвоенному рабочему по табл. 47.

Рукава изготовляют отрезками длиной не менее 2 м для рукавов с $D_{\rm y}$ = 50 мм и не менее 1,5 м для рукавов с $D_{\rm y}$ \leq 50 мм или отрезками меньшей длины, по заказу потребителя.

Девяностопроцентный срок сохраняемости рукавов без переконсервации устанавливается: 6 месяцев для рукавов из стальной ленты, 12 месяцев для рукавов из стальной оцинкованной ленты и 24 месяца для рукавов из стальной коррозионно-стойкой ленты.

47. Основные параметры н размеры металлических рукавов

Размеры, мм

1 - профилированная лента; 2 - уплотнение; 3 - проволочная оплетка

Диа- метр услов-	Внут- ренний диа-	Наружный диаметр <i>D</i> , не более		Наи- меньший радиус	Масса I м. кг. не более		Рабочее давление, МПа, не менее, для рукавов исполнения					
ного	метр d ,	без	В	при	без	В	P	1	P	2		
прохо- да <i>D</i> y	не менее	оплет- ки	оплет- ке	изгибе рукава	оплет- ки	оплет- ке	без оплетки	в оп- летке	без оплетки	в оп- летке		
4	3,8	7,7	9,0	100	0,14	0,21	1,2	1,5	_	<u>-</u>		
6	5,5	10,0	11,5	120	0,16	0,27	1,2	1,5	-	-		

Продолжение табл. 47

Диа- метр услов-	Внут~ ренний диа-	диамет	Наружный Наи- маметр <i>D</i> , не меньший более радиус		•	1 м, кг, олее	Рабочее давление, МПа, не менее, для рукавов исполнения					
ного	метр d ,	без	В	при	без	В	P		Р			
прохо- да $D_{\rm y}$	не менее	оплет- ки	оплет- ке	изгибе рукава	оплет- ки	оплет- ке	без оплетки	в оп- летке	без оплетки	в оп- летке		
10	9,3	14,0	15,5	150	0,28	0,43	1,0	1,2	1,4	1,8		
15	14,0	20,2	21,7	210	0,6	0,80	1,0	1,2	1,4	1,8		
20	19,0	28,0	29,5	300	1,0	1,3	0,8	1,0	1,2	1,4		
25	23,5	33,0	34.5	350	1,27	1,65	0,8	1,0	1,2	1,4		
32	30,0	38,0	40.0	450	1,6	2,1	0,7	0,8	1,2	1,4		
40	38,0	48,0	50,0	550	2,2	2,7	0,7	0,8	1,2	1,4		
50	48,0	62,0	64,0	600	3,5	4,1	0.7	0,8	-	-		
80	77,0	92,0	94,0	1100	5,4	6,3	0,5	0,7	-	-		
100	97,0	113,0	-	1200	6,5	-	0,5	-	-	-		

РУКАВА РЕЗИНОВЫЕ ВЫСОКОГО ДАВЛЕНИЯ С МЕТАЛЛИЧЕСКИМИ ОПЛЕТКАМИ НЕАРМИРОВАННЫЕ

(по ГОСТ 6286-73 в ред. 1995 г.)

Резиновые рукава* высокого давления оплеточной конструкции с металлическими оплетками применяют в качестве гибких трубопроводов для подачи под высоким давлением жидкостей, работоспособных в районах умеренного и тропического климата, при температуре окружающего воздуха от минус 50 до плюс 70 °C, а также в районах с холодным климатом при температуре от минус 60 до плюс 70 °C (кроме рукавов Z). Рукава Z работоспособны при температуре от минус 40 до плюс 70 °C.

48. Основные размеры, масса и радиус изгиба резиновых рукавов

Размеры, мм

Внут-	Нару	/жный ді	ламетр ру	_/ қава		жный стр по	Мини ный р	маль- радиус	Масса 1 м, кг		
ренний Диаме т р	Ти	пI	Тип II			ей ме- плетке	изг	иба	(справочная)		
рукава	Номи- нал	Пред. откл.	Номи- нал	Пред. откл.	Тип 1	Тип II	Тип I	Тип II	Тип 1	Тип Ц	
5.0	12.7		15,9		9,5	11,1	90,0	90,0	_	-	
6.0	15.9	±1.0	17,5	±1,0	11,2	12,7	100,0	100,0	0,45	0,60	
6.3	15.9		17,5		11.2	12,7	100.0	0,001	-	-	
8.0	17,5		19,1		12,7	14.3	115,0	115.0	-	-	

^{*} Здесь и в пунктах, где не оговорены требования для рукавов, условно обозначенных буквой Z, следует читать «в том числе рукава Z»

Продолжение табл. 48

Внут-	Hapy	ужный ді	иаметр ру	укава	диам	жный етр по	ный г	ималь- радиус		1 м, кг
ренний диаметр	Ти	пІ	Ти	n II		ей ме- плетке	изг	ъиба	(справ	(квнью
рукава	Номи- нал	Пред. откл.	Номи- нал	Пред. откл.	Тип І	Тип II	Тип I	Тип II	Тип І	Тип II
8,0	18,0		21,0		14,0	16,6	80,0	90,0	0,50	0,70
10,0	19,85		21,4		15,1	16,7	130,0	130,0	-	-
10,0	20,5	±1,0	23,0	±1,0	16,0	18,6	80,0	110,0	0,55	0,80
12,0	22,5		25,0		18,0	20,6	100,0	130,0	0,65	0,90
12,5	23,0		25,0		18,3	19,9	180,0	180,0	-	-
16,0	26,2		27,8		21,4	23,0	205,0	205,0	-	-
16,0	27,5	į	29,0		22,0	24,6	120,0	170,0	0,85	1,10
19,0	30,2		31,8		25,4	27,0	240,0	240,0	-	-
20,0	31,2	+1,5	32,8		26,4	28,0	240,0	240,0	-	-
20,0	32,0	-1,0	34,0	+1,5	26,0	29,0	150,0	200,0	1,05	1,35
22,0	33,3		34,9	-1,0	28,6	30,2	280,0	280,0	-	-
25,0	37,0		39,0		31,0	34,0	170,0	240,0	1,20	1,50
25,0	38,1		39,7		32,9	34,5	300,0	300,0	-	-
31,5	46,0		50,5		40,1	41,7	420,0	420,0	-	-
32,0	44,0		46,0		38,0	41,0	200,0	280,0	1,50	2,20
38,0	50,0		52,0		44,0	47,0	250,0	320,0	1,80	2,50
38,0	52,6	±2,0	57,15	±2,0	46,0	47,6	500,0	500,0	-	-
40,0	54,6		59,15		48,0	49,6	500,0	500,0	-	_
50,0	62,0		64,0		56,0	59,0	300,0	370,0	2,00	3,10
50,0	65,7		68,85		59,0	60,6	630,0	630,0	-	-
51,0	66,7		69,85		60,0	61,6	630,0	630,0	-	• • ——

Рукава в зависимости от разрывного усилия применяемой проволоки должны изготовлять трех групп: A, Б и В.

- А с применением проволоки с разрывным усилием не менее 150 Н;
- Б с применением проволоки с разрывным усилием не менее 175 Н;
- В с применением проволоки с разрывным усилием не менее 200 Н.

Рукава Z должны изготовлять из проволоки с латунированной поверхностью и разрывным усилием не менее 160 Н.

Рукава каждой группы в зависимости от конструкции должны изготовляться следуюших типов:

- I с одной металлической оплеткой;
- II с двумя металлическими оплетками.

Схемы конструкции рукавов приведены на рис. 2 и 3.

Рукава Z должны изготовляться типов I и II.

Внутренний диаметр	Груг	іпа А	Груг	іпа Б	Группа В		
рукавов, мм	Тип І	Тип II	Тип І	Тип II	Тип І	Тип II	
4	20,0	30,0	25,0	35,0	30,0	41,0	
6	19,0	28,0	23,0	33,0	27,0	37,0	
8	16,5	25,0	21,0	32,0	24,0	35,0	
10	15,0	21,5	18,0	27,0	22,0	31,0	
12	13,5	21,0	16,0	25,0	20,0	30,0	
16	10,0	16,5	13,0	20,0	15,0	24,0	
20	9,0	15,0	12,0	18,0	14,0	22,0	
25	8,0	12,5	10,0	16,0	12,0	20,0	
32	6,5	10,0	7,5	13,0	9,0	14,0	
38	4,0	8,0	5,0	10,0	6,0	9,0	
50	3,0	4,0	3,5	5,0	4,0	6,0	

49. Рабочее давление рукавов, МПа

Пример обозначения рукава типа 1. изготовленного с применением латунированной проволоки, с внутренним диаметром 12 мм, рабочим давлением 13,5 МПа, работоспособного в районах с тропическим климатом (T):

Рукав І Л-12-13,5-Т ГОСТ 6286-73

То же, для рукава, работоспособного в районах с умеренным климатом (У):

Рукав І Л-12-13,5-У ГОСТ 6286-73

То же, для рукава, работоспособного в районах с холодным климатом ($X\Pi$):

Рукав І Л-12-13,5-ХЛ ГОСТ 6286-73

То же, для рукава, изготовленного с применением светлой проволоки и работоспособного в районах с тропическим климатом:

Рукав 1-12-13,5-Т ГОСТ 6286-73

То же, для рукавов Z типа I с внутренним диаметром 12,5 мм, рабочим давлением

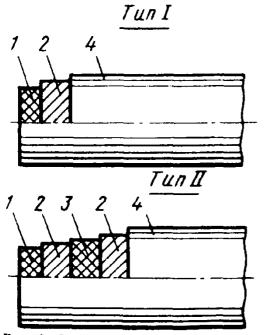


Рис. 2. Схемы конструкции рукавов с оплеткой из латунированной проволоки:

I -внутренний резиновый слой;

2 -металлическая оплетка; 3 - промежуточный резиновый слой;

4 - наружный резиновый слой

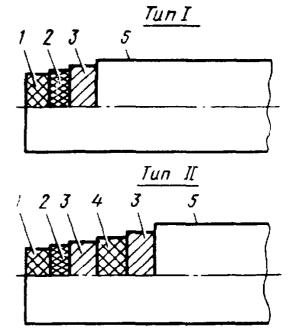


Рис. 3. Схемы конструкции рукавов с оплеткой из светлой проволоки:

1 - внутренний резиновый слой;
 2 - хлопчатобумажная оплетка;
 3 - металлическая оплетка;
 4 - промежуточный резиновый слой;
 5 - наружный резиновый слой

50. Рабочее давление p рукава Z, МПа

Внутренний диаметр	Рабочее давл	ение <i>p</i> , МПа
рукава Z , мм	Тип I	Тип II
5	21,0	35,0
6,3	20,0	35,0
8	17,5	30,0
10	16,0	28,0
12,5	14,0	25,0
16	10,5	20,0
19	9,0	16,0
20	9,0	16,0
22	8,0	14,0
25	7,0	14,0
31,5	4,4	11,0
38	3,5	9,0
40	3,0	8,0
50	2,6	8,0
51	2,6	8,0

14,0 МПа, работоспособных в районах с умеренным и тропическим климатом:

Рукав Z-I-12,5-14 ГОСТ 6286-73

Длины рукавов, мм: 375; 400; 450; 500; 550; 600; 650; 700; 750; 800; 900; 1000; 1200; 1400; 1500; 1600; 1800; 2000; 2200; 2500; 2800; 3000; 3200; 3500; 3800; 4000; 4200; 4500; 5000.

Рукава с внутренним диаметром 16 мм и выще выпускают длиной до 10 м.

Технические требования. В зависимости от климатических условий рукава должны быть работоспособны при следующих температурах окружающего воздуха:

в условиях умеренного и тропического климата от -50 до +70 °C, а рукава Z от -40 до +70 °C:

в условиях холодного климата от -60 до +70 °C, кроме рукавов Z.

Рукава должны быть герметичными при гидравлическом давлении, равном 1,25p, а рукава Z - при 2p, где p - рабочее давление, МПа, указанное в табл. 50.

Рукава должны иметь не менее чем трехкратный запас прочности при разрыве гидравлическим давлением для статических условий работы и не менее чем пятикратный - для динамических условий работы.

Рукава Z должны иметь не менее чем четырехкратный запас прочности при разрыве гидравлическим давлением.

Рукава должны быть работоспособны в рабочей среде и при температурах, указанных в табл. 51 и 52.

51. Условия работоспособности для рукавов, кроме рукавов Z

Рабочая среда для рукавов, кроме рукавов <i>Z</i>	Температура рабочей среды °С
Бензин	От -50 до +25
Керосин, дизельное топливо, масла на нефтяной основе	От -50 до +100
- Вода	До +100

52. Условия работоспособности для рукавов Z

Рабочая среда для рукавов <i>Z</i>	Температура рабочей среды °С
Гидравлические жидкости	
Минеральные масла	
Растворимые масла	От -40 до +100
Эмульсионные масла	
Масляные и водные эмульсии	
Водный раствор гликоля	
Вода	До +100

Сгоны по

соединения трубопроводов

СОЕДИНИТЕЛЬНЫЕ СТАЛЬНЫЕ ЧАСТИ ТРУБОПРОВОДОВ

53. Муфты, ниппели, контргайки и сгоны

Размеры, мм

Ниппели по

Контргайки по

	< >				
услов- Резьба Муфты Ниппели Контргайки Сгоны					
ный труб- ная, L S ca^{*1} , L $mac- ca^{*1}$, H S D $mac- ca^{*1}$, I I_1^{*2} L	Mac- ca ^{*1} , Kr				
8 1/4 25 3,5 0,023 18 0,008 6 22 25,4 0,014 7,0 38 8	0,040				
10 3/8 26 3,5 0,036 20 0,012 6 27 31,2 0,021 8,0 40 9	0,062				
15 1/2 34 4,0 0,067 24 0,021 8 32 36,9 0,037 9,0 42 11	0 0,094				
20 3/4 36 4,0 0,086 27 0,031 9 36 41,6 0,044 10,5 45 11	0 0,134				
25 1 43 5,0 0,163 30 0,052 10 46 53,1 0,076 11.0 50 13	0 0,243				
32 1 1/4 48 5,0 0,220 34 0,075 10 55 63,5 0,105 13,0 53 13	0 0,336				
40 1 1/2 48 5,0 0,255 38 0,109 10 60 69,4 0,113 15,0 60 15	0 0,463				
50 2 56 5,5 0,409 42 0,148 10 75 86,5 0,174 17.0 65 15	0 0,608				
65 2 1/2 65 6 0,663 47 0.234 12 95 110 0,334 19,5 75 17	0 1,027				
80 3 71 6 0,838 52 0,316 12 105 121 0,347 22,0 85 18	0 1,229				
100 4 83 8 1,800 79 0,614 14 135 156 0,660 - - -	-				
125 5 92 8 2,370					

^{*1} Масса оцинкованных больше черных на 4 %.

Муфты по

Соединительные части с цилиндрической резьбой предназначены для работы при температуре не выше 175 °С и давлении p = 1,6 МПа.

Примеры обозначений. Прямой Муфты без покрытия $D_{
m y}=50$ мм:

Муфта 50 ГОСТ 8966-75

Ниппеля с $D_{\rm y}$ = 50 мм с цинковым покрытием:

Ниппель 50-Ц ГОСТ 8967-75

Материал: сталь по ГОСТ 380-94 и ГОСТ 1050-88.

Ниппели изготовляют из труб по ГОСТ 3262-75 и ГОСТ 10707-80; сгоны - из труб по ГОСТ 3262-75 и ГОСТ 10704-91.

Резьба цилиндрическая - по ГОСТ 6357-81 (класе точности Б).

^{*2} Предельное отклонение +0,5 мм.

32

40

50

1 1/4

 $1 \, 1/2$

2

45

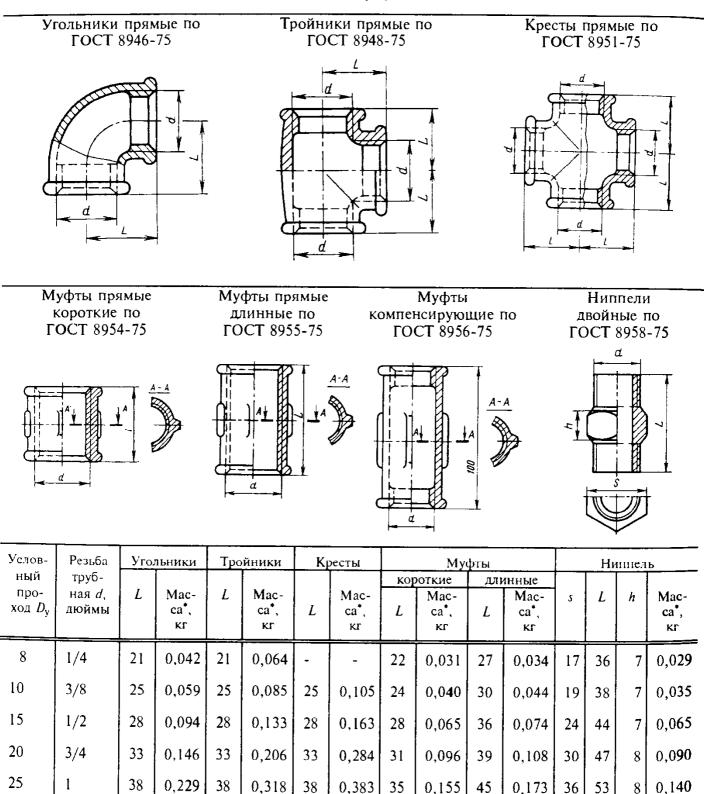
50

58

СОЕДИНИТЕЛЬНЫЕ ЧАСТИ ИЗ КОВКОГО ЧУГУНА ДЛЯ ТРУБОПРОВОЛОВ

54. Прямые угольники, тройники и кресты, прямые короткие и длинные муфты, компенсирующие муфты, ниппели двойные

Размеры, мм



45

50

58

0,490

0,673

1,088

45

50

58

0.585

0,797

1,251

39

43

47

0,226

0.309

0,480

50

55

65

0,245

0,342

0,560

46

50

65

57

59

68

9

9

10

0,209

0,210

0.406

0,352

0,494

0.790

^{*} Масса приведена для варианта 1 (см. табл. 58).

ГОСТ предусматривает части с нереко- мендуемым $D_{\rm y} = 65;~85$ и 100 мм.

Примеры обозначений. Прямой $_{
m VFO}$ льник без покрытия с $D_{
m V}$ = 40 мм:

Угольник 40 ГОСТ 8946-75

Прямой тройник с $D_{\rm y}$ = 40 мм с цинковым покрытием:

Тройник Ц-40 ГОСТ 8948-75

Прямая короткая муфта без покрытия с $D_{\rm v} = 40$ мм:

Муфта короткая 40 ГОСТ 8954-75

Компенсирующая муфта с $D_{\rm y}$ = 40 мм с цинковым покрытием:

Муфта компенсирующая Ц-40 ГОСТ 8956-75

Двойной ниппель без покрытия с $D_{\rm y}$ = = 25 мм:

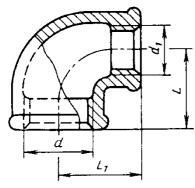
Ниппель 25 ГОСТ 8958-75

Резьба цилиндрическая - по ГОСТ 6357-81 (класс точности В).

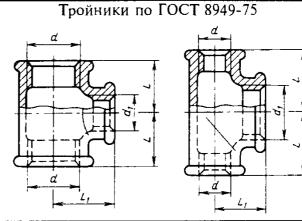
55. Переходные угольники, тройники, кресты и муфты

Размеры, мм

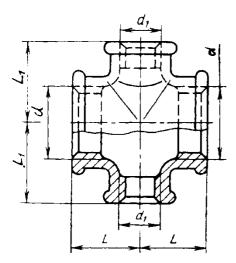
Угольники по ГОСТ 8947-75

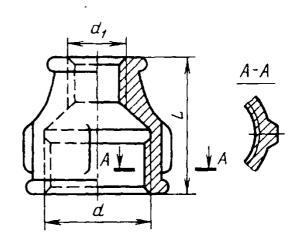


Кресты по ГОСТ 8952-75



Муфты по ГОСТ 8957-75





Услов- ный	Резьба трубная $d \times d_1$, дюймы	Угольники			Тройники			Кресты			Муфты	
проход $D_{\mathbf{y}} \times D_{\mathbf{y}1}$		L	L_{I}	Мас- ca*, кг	L	L_1	Мас- са*, кг	L	L_1	Mac- ca*, кг	L	Mac- ca*, кг
10×8	3/8×1/4	-	-	-	-	-	-	-	-	-	30	0,040
15×8	1/2×1/4	_	-	-	-	_	-	-	-	-	36	0,061
15×10	1/2×3/8	26	26	0,077	26	26	0,119	26	26	0,137	36	0,064
15×20	1/2×3/4	-		+	31	30	0,163	-	-	-	-	-

Продолжение табл. 55

Услов- ный	Резьба трубная	3	/голь	ники	,	Тройі	ники		Кре	сты	N	Луфты
проход $D_{\mathbf{y}} \times D_{\mathbf{y}}$ І	$d imes d_1,$ дюймы	L	L_1	Mac- ca*, Kr	L	L_1	Мас- са*, кг	L	L_1	Mac- ca*, Kr	L	Mac- ca*, Kr
20×10	3/4×3/8	28	28	0,103	28	28	0,168	-	-	-	39	0,086
20×15	3/4×1/2	30	31	0,134	30	31	0,183	30	31	0,212	39	0,095
25×15	1×1/2	32	34	0,173	32	34	0,255	32	34	0,284	45	0,134
25×20	1×3/4	35	36	0,204	35	36	0,285	35	36	0,329	45	0,147
32×15	1 1/4×1/2	34	38	0,234	34	38	0,352	34	36	0,382	50	0,185
32×20	1 1/4×3/4	36	41	0,260	36	41	0,382	36	41	0,428	50	0,209
32×25	l 1/4×1	40	42	0,321	40	42	0,430	40	42	0,492	50	0,218
40×15	1 1/2×1/2	_	-	-	36	42	0,459	-	-	-	55	0,243
40×20	1 1/2×3/4	-	-	_	38	44	0,494	38	44	0,543	55	0,258
40×25	1 1/2×1	42	46	0,415	42	46	0,552	42	46	0,619	55	0,280
40×32	1 1/2×1 1/4	46	48	0,459	46	48	0,616	46	48	0,709	55	0,325
50×15	2×1/2	-	-	-	38	48	0,672	-	-	~	-	-
50×20	2×3/4	-	-	-	40	50	0,714	-	-	-	-	-
50×25	2×1	-	-	-	44	52	0,788	44	52	0,859	65	0,416
50×32	2×1 1/4	-	-	-	48	54	0,867	48	54	0,964	65	0,447
50×40	2×1 1/2	-		-	52	55	0,940	52	55	1,055	65	0,473

^{*} Масса приведена для варианта 1 (см. табл. 58).

ГОСТ предусматривает части с нерекомендуемыми $D_y = 65 \times 32$; 65×40 ; 65×50 ; 80×40 ; 80×50 ; 80×65 ; 100×65 и 100×80 .

Примеры обозначений: Переходный угольник без покрытия с $D_{\rm y}$ = 40 мм на $D_{\rm v1}$ = 25 мм:

Угольник 40×25 ГОСТ 8947-75

Переходный тройник с $D_{
m y} =$ 40 мм на $D_{
m y1} =$ 32 мм с цинковым покрытием:

Тройник Ц-40×32 ГОСТ 8949-75 Переходный крест без покрытия с $D_{\rm y} = 25 \, \text{mm} \, \text{Ha} \, D_{\rm y1} = 20 \, \text{mm}$:

Kpecm 25×20 ΓΟCT 8952-75

Переходная муфта без покрытия с $D_{\rm y}$ = 32 мм на $D_{\rm y1}$ = 25 мм:

Муфта 32×25 ГОСТ 8957-75

Примеры обозначений: Тройник с двумя переходами без покрытия с $D_{\rm y}$ = 25 мм на $D_{\rm y1}$ = 15 мм и $D_{\rm y2}$ = 20 мм:

Тройник 25×15×20 ГОСТ 8950-75
То же, с цинковым покрытием:
Тройник Ц-25×15×20 ГОСТ 8950-75

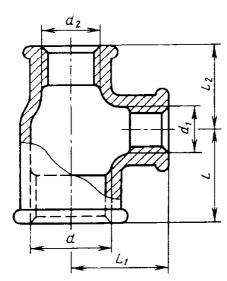
á

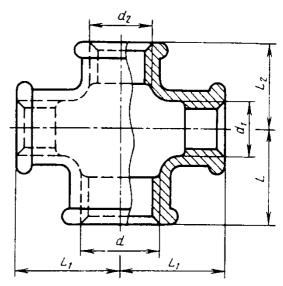
56. Тройннки и кресты с двумя переходами

Размеры, мм

Тройник по ГОСТ 8950-75

Крест по ГОСТ 8953-75





Условный	Резьба		Tr	ойник	И	Кресты				
проход $D_{y} \times D_{y1} \times D_{y2}$	трубная $d { imes} d_1 { imes} d_2,$ дюймы	L	Lı	L_2	Масса*. кг	L	$L_{\scriptscriptstyle \rm I}$	L_2	Масса [*] , кг	
20×15×15	3/4×1/2×1/2	30	31	28	0,158	30	, 31	28	0,200	
20×20×15	3/4×3/4×1/2	33	33	31	0,185	33	33	31	0,264	
25×15×20	1×1/2×3/4	32	34	30	0,215	32	34	30	0,252	
25×20×20	1×3/4×3/4	35	36	33	0,246	35	36	33	0,316	
32×20×25	1 1/4×3/4×1	36	41	35	0,329	36	41	35	0,396	
32×25×25	1 1/4×1×1	40	42	38	0,374	-	-	-	-	
40×25×32	1 1/2×1×1 1/4	42	46	40	0,477	-	-	_	-	

^{*} Масса приведена для варианта 1 (см. табл. 58).

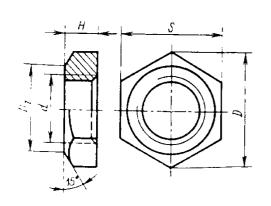
57. Контргайки, колпаки и пробки

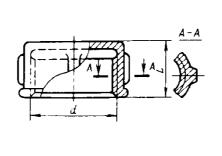
Размеры, мм

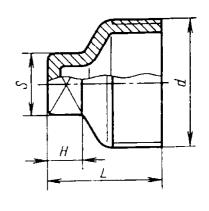
Контргайки по ГОСТ 8961-75

Колпаки по ГОСТ 8962-75

Пробки по ГОСТ 8963-75







Продолжение табл. 57

Услов-	Резьба			Контрі	айки		Ko	лпаки	Пробки			
ный про- ход D_{y}	трубная, дюймы	Н	s	D	D_1	Mac- ca [*] , кг	L	Мас- са*, кг	L	s	Н	Mac- ca*, кг
8	1/4	6	22	25,4	20	0,013	-	-	22	9	6	0,016
10	3/8	7	27	31,2	25	0,023	-	-	24	11	7	0,024
15	1/2	8	32	36,9	30	0,034	19	0,053	26	14	7	0,040
20	3/4	9	36	41,6	33	0,041	22	0,089	32	17	9	0,069
25	1	10	46	53,1	43	0,077	24	0,138	36	19	10	0,110
32	1 1/4	11	55	63,5	52	0,109	27	0,221	39	22	12	0,157
40	1 1/2	12	60	69,3	56	0,127	27	0,251	41	22	12	0,186
50	2	13	75_	86,5	70	0,212	32	0,474	48	27	14	0,322

Примеры обозначений: Контр-

То же, с цинковым покрытием:

гайка без покрытия с $D_{\rm v}$ = 50 мм:

Контргайка 50 ГОСТ 8961-75

Контргайка Ц-50 ГОСТ 8961-75

58. Конструктивные размеры* и технические требования на соединительные части из ковкого чугуна

Размеры, мм

Ba	риант 1				Вар	Вариант 2					
S			σ ₂	L,	a a	L ₂		The state of the s			
Услов- ный про- ход <i>D</i> _у	трубная, дюймы	d	Резьба <i>I</i> не м	l ₁ пенее	<i>l</i> ₂ , не более	d_1	d_2	s	$s_{\rm I}$	h	
8 10 15 20	1/4 3/8 1/2 3/4	13,158 16,663 20,956 26,442	9,0 10,0 12,0 13,5	9,0 11,0 14,0 16,0	7,0 8,0 9,0 10,5	13,5 17,0 21,5 27,0	12,5 16,0 20,0 25,5	2,5 2,5 2,8 3,0	3,0 3,0 3,5 3,5	2,0 2,0 2,0 2,5	
25 32 40 50	1 1 1/4 1 1/2 2	33,250 41,912 47,805 59,616	15,0 17,0 19,0 21,0	19,0 21,0 21,0 24,0	11,0 13,0 15,0 17,0	34,0 42,5 48,5 60,5	32,0 40,5 46,5 58,5	3,3 3,6 4,0 4,5	4,0 4,0 4,0 4,5	2,5 3,0 3,0 3,5	

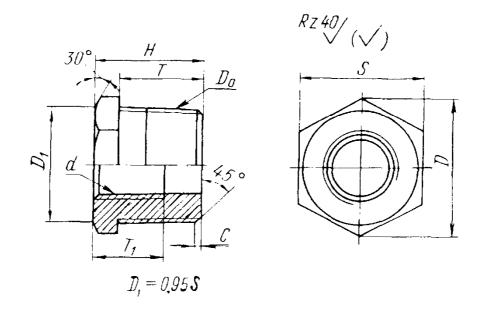
^{*} Для справок: выбор варианта 1 или 2 производится предприятием-изготовителем. Следует отдавать предпочтение тому варианту, при котором получается меньшая масса соединительной части для каждого $D_{\mathbf{v}}$.

Марки и технические требования на отливки - по ГОСТ 1215-79. Резьба цилиндрическая - по ГОСТ 6357-81 (класс точности В).

СОЕДИНИТЕЛЬНЫЕ ЧАСТИ (ФИТИНГИ) ДЛЯ ГИДРОПРИВОДОВ

59. Футорки

Размеры, мм



Номиналь- ный размер, дюймы		ическая по 6111-52	S	Н	D	T _{-0,3}	T ₁	С	Глубина вверты- вания
1/4×1/8	K 1/4"	K 1/8"	14-0,24	19	16,2	15	11_		9,5
3/8×1/4	K 3/8"	K 1/4"	19-0,28	20	21,9		15		
${1/2}$ ×1/4	K 1/2"	K 1/4"	22 _{-0.28}	25	25,4		15		
×3/8		K 3/8"					16		1
×1/4		K 1/4"				20	15	1	13
3/4 ×3/8	K 3/4"	K 3/8"	27 _{-0.28}	26	31,2		16		
_ ×1/2		K 1/2"					21		
×1/4		K 1/4"					15		
1 ×3/8		K 3/8"	36-0.34	31	41,6		16		15
×1/2	K 1"	K 1/2"					21		
×3/4		K 3/4"					21		
×1/4		K 1/4"		,			15		
×3/8		K 3/8"				:	16		
$1.1/4 \times 1/2$	K 1 1/4"	K 1/2"	46 _{-0.34}	32	53.1		21		
×3/4		K 3/4"				25	21	1,5	
<u>×1</u>		K 1"					26		
×1/4		K 1/4"					15		16
×3/8		K 3/8"					16		
1 1 2 ×1/2	K 1 1/2"	K 1/2"	50 _{-0.34}	33	57.7		21		
×3/4		K 3/4"					21	ļ	
× 1		K 1"					26	!	
×1.1/4		K 1 1/4"					27		

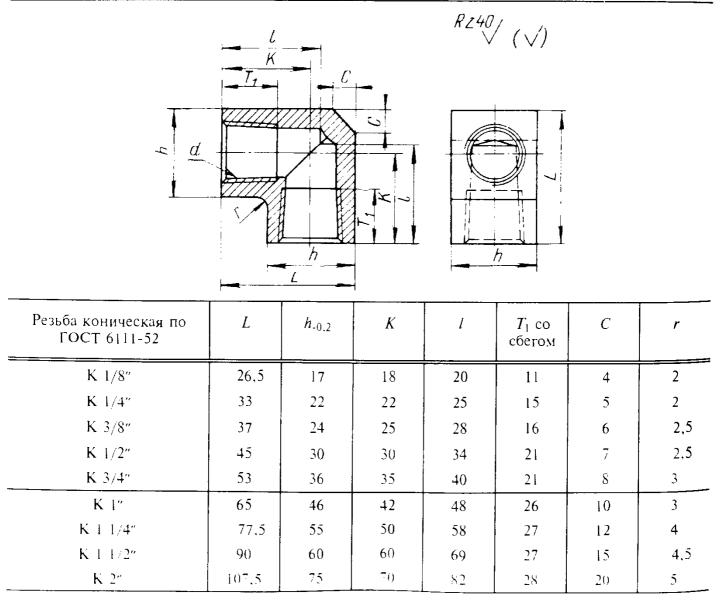
Продолжение табл. 59

Номиналь- ный размер, дюймы	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52 D ₀		S	Н	D	T _{-0,3}	Т	С	Глубина вверты- вания
×1/4 ×3/8 ×1/2 2 ×3/4 ×1 ×1 1/4 ×1 1/2	K 2"	K 1/4" K 3/8" K 1/2" K 3/4" K 1" K 1 1/4" K 1 1/2"	65-0.4	36	75	26	15 16 21 21 26 27 27	1.5	18

Материал: сталь 35.

60. Прямые строганые угольники высокого давления

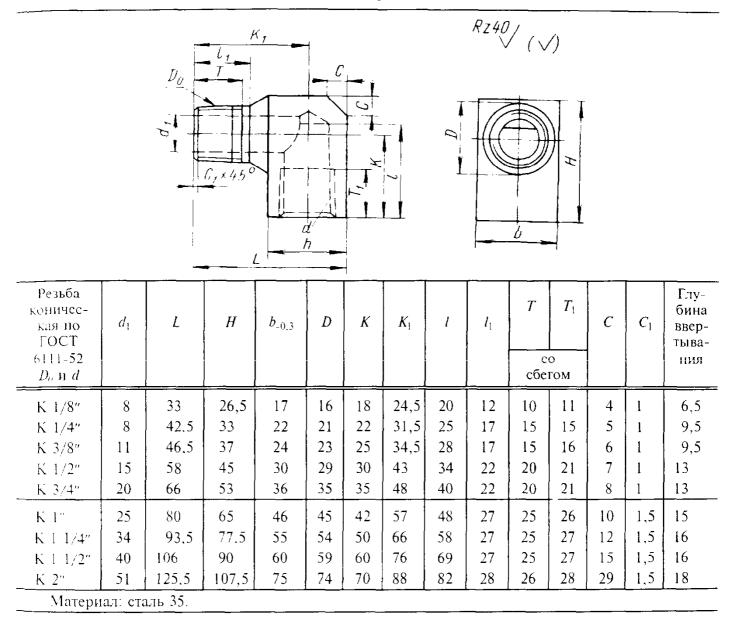
Размеры, мм



Материал: сталь 35

61. Ввертные строганые угольники высокого давления

Размеры, мм



62. Тройники прямые строганые высокого давления

Размеры, мм

R Z 40 / (√)	Резьба коническая <i>d</i> -	L	Н	b _{-0.3}	T ₁ со сбе- гом	r
ν (ν)	K 1/8"	18	26,5	17	11	2
<u>d</u>	K 1/4"	22	33	22	15	2
	K 3/8"	25	37	24	16	2,5
	K 1/2"	30	45	30	21	2,5
	K 3/4"	35	53	36	21	3
	K 1"	42	65	46	26	3
7, 0, 1	K 1 1/4"	50	77,5	55	27	4
i i	K 1 1/2"	60	90	60	27	4,5
	K 2"	70	107,5	75	28	5

СОЕДИНЕНИЯ ТОНКОСТЕННЫХ ТРУБ С РАЗВАЛЬЦОВКОЙ

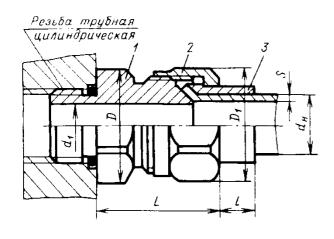
Соединения изготовляют двух исполнений: А - с трубной цилиндрической резьбой по ГОСТ 6357-81, Б - с конической резьбой по ГОСТ 6111-52.

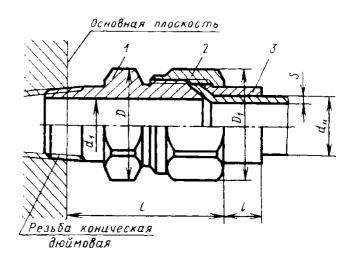
63. Присоединения прямые концевые

Размеры, мм

Исполнение А с резьбой трубной цилиндрической

Исполнение Б с резьбой конической дюймовой





1 - штуцер концевой; 2 - гайка; 3 - ниппель

	Обши	е размеј	ЭЫ			Исполнение А		Исполнение Б	
Трубы медные по ГОСТ 617-90 d _н	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	d_1	D	D_1	1	Резьба трубная по ГОСТ 6357-81, дюймы	L	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52, дюймы	L
4×0,5	_	2,5	13,5	13,5	7	1 /0	23	1 /0	28
6×0,8	6×0,5	4	16	16	8	1/8	26	1/8	29
8×1	8×0,8	5,5	19,5	19,5	9	1/4	27	1/4	36
10×1	10×1	7,5		21,5	10	., .	-	,	37
12×1	12×1	9,5	21,5	25	11	3/8	31	3/8	38
14×1	14×1	11	27	27	12	, -	35	3/0	43
18×1.5	18×1.5	14	34	34	13	1/2	40	1/2	49
22×2	22×1.6	19	41	41	14	3/4	44	3/4	53
28×2	28×2	24	47	52	16	1	47	1	59

Штуцеры концевые, деталь 1 - по табл. 64.

Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

Нипиель, деталь 3 - по табл. 66.

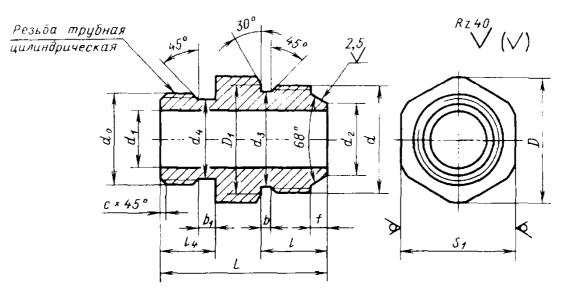
Кольцо резиновое - по ГОСТ 9833-73.

Допускаемое номинальное давление: для труб медных до 6,3 МПа, для труб стальных до 12,5 МПа.

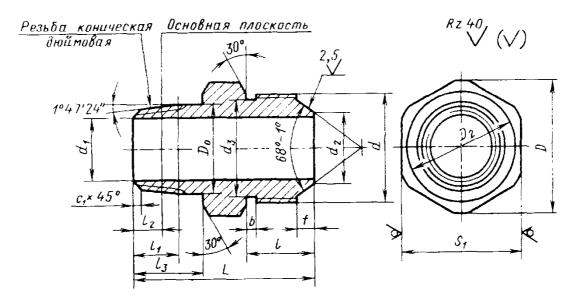
64. Штуцеры концевые, деталь 1

Размеры, мм

Исполнение А с цилиндрической трубной резьбой



Исполнение Б с конической дюймовой резьбой



			Обшие	е размеры					
Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Резьба <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. H14)	d ₂ (пред. откл. +0.3)	d ₃ (пред. откл. h14)	1+0,2	Ь	f	Масса. кг
d_	ı×S								
4×0.5	_	M10×1	2,5	3	8.5	12	2	3,5	0.014
6×0.8	6×0.6	M12×1,25	4,0	4,5	10,2	13	3		0.018
8×1	8×0.8	M14×1.5	5,5	6	11.8	14		3,5	0.030
10×1	10×1	M16×1.5	7,5	8	13,8	15	3	4,0	0.031
12×1	12×1	M18×1.5	9.5	10	15,8	16		4.0	0,046
14×1	14×1	M22×1,5		12	19,8	18		4,5	0,066

Продолжение табл. 64

			Обшие	е размеры					
Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Резьба <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. Н14)	d ₂ (пред. откл. +0.3)	d ₃ (пред. откл. h14)	/+0,2	ь	f	Масса, кг
$d_{\rm H}$	×S								
18×1.5	18×1.2	M27×1,5	14	15	24,8	20		5	0,150
22×2	22×1.6	M33×1.5	19	20	30,8	22	3	6	0.180
28×2	28×2	M39×1.5	24	25	36.8	24		7	0,263

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие Хим. Окс. прм. Резьба трубная цилиндрическая по ГОСТ 6357-81. Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

Исполнение А

Резьба тр ГОСТ 6		<i>d</i> ₄ (пред. откл.	D	D_1	<i>L</i> (пред. откл.	<i>L</i> ₄ (пред. откл.	b_1	С	S_1
Дюймы	d_0	+0.2)			h14)	±0,2)			
1/8	9,728	8,0	16	13,5	26 28	8	2	1	14
1/4	13.157	11,0	21,5	16,5	34				19
3/8	16.662	14,5	27	22	36 39	12	2,5	1.6	24
1/2	20,955	18	34	27	45	14	3,0	2.0	30
3/4	26,441	23.5	41	33	50	16	3,0	2.0	36
1	33,250	28,5	47	39	56	18	4,0	2.5	41

Исполнение Б

Резь	ба кониче	ская по	FOCT 611	1-52				<i>L</i> (пред.	
Дюймы	D_0	/1	<i>l</i> ₂	I ₃ (пред. откл. ±0,3)	<i>c</i> ₁	D	D_2	откл. по h14)	S_1
1/8	10,42	7	4.572		1	13,5	10,5	27	12
1/0	10.42	,	4,572	9	l I	16	13,5	29	14
1 - 1	13,85	9,5	5.080			19,5	16,5	36	17
1 1	15,05	9.3	5.000	1-4	1,5	19.5	10.5	37	1 /
3/8	17,33	10,5	6.096			21.5	18	38	19
<i></i>	17,33	10,5	0.090			27	22	42	24
1/2	21.56	13,5	8,128	19	1.5	34	27	5()	30
3/4	26,91	14.0	8,611	19	1.5	41	33	54	36
l	33,69	17.5	10,16	24	2,()	47	39	62	41

65. Гайка, деталь 2

Размеры, мм

$\bigvee_{i}^{R_Z} \begin{pmatrix} i \\ i \end{pmatrix}$	€5 A
02 28	10 p p p p p p p p p p p p p p p p p p p

- условный

В таблице $D_{\rm y}$ проход трубы

											,			
Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Трубы медиыс по ГОСТ 617-90	мединс Г 617-90	D_{y}	Резьба метриче- ская d	d ₁ (пред. откл. по H11)	a	'a	D_2 (пред. откл0,5, -0,7)	D_3	H (пред. откл. по h14)	ų	7-0.5	S	Масса,
	$d_{\rm u} \times S$													
ļ	ı	4×0,5	ı	M10×1	5	13,5	8	12	6,6	13	01	=	12	0,005
,	9*0×9	8×0×9	•	M12×1,25	7	16	01	14	11,5	41	11	12	14	0,008
ı	8×0×8	8×1	1	M14×1,5	6	19,5	12	17	13,4	15	12	13	17	0,010
ı	10×1	10×1	ı	M16×1,5	=	21,5	14	61	15,4	91	13	14	19	0,014
12×2	12×1	12×1	∞	M18×1,5	14	25	17	21	17,4	81	14	15	22	0,019
14×2	14×1	14×1	01	M22×1,5	81	27	21	24	21,4	20	15	16	24	0,022
20×2.5	18×1	18×1,5	15	M27×1,5	22	34	25	30	26,4	22	91	81	30	0,040
25×3	22×1,6	22×2	20	M33×1,5	28	41	33	36	32,4	24		20	36	0,065
37×3,5	28×1,6	28×2	25	M39×1,5	34	52	42	44	38,4	27	20	23	46	0,135
40×4	ı	,	32	M48×1,5	43	62	52	54	47,4	32	24	27	55	0,211
50×5	1	,	40	M56×2	48	72	62	64	54,8	35	28	30	65	0,300
Marenna	Marengan crant 35 crant A12	Crant A1												

Материал: сталь 35, сталь A12.

Покрытие - Хим. Окс. прм.

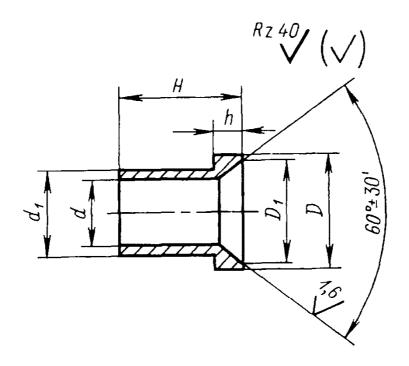
Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 7*H* по ГОСТ 16093-81. Экспентричность отверстия относительно диаметра резьбы d - не более 1 мм.

Допускается изготовление гайки без пояска D_2 .

Допускается изготовление гайки без проточки с недорезом, равным b.

66. Ниппель, деталь 3

Размеры, мм



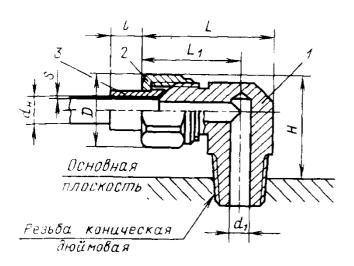
Трубы медные по ГОСТ .617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	D (пред. откл. по dll)	$D_1^{+0.2}$	$d_{+0,1}^{+0,2}$	d₁(пред.откл.поd11)	<i>H</i> ±0,3	h±0,3	Масса, кг
4×0,5	-	8,5	8	4	5	13		0,001
8×0,5	6×0,6	10	9,5	6	7	14		0,001
8×1	8×0,8	12	11	8	9	15	4	0,002
10×1	10×1	14	13	10	11	16		0,002
12×1	12×1	16	15	12	14	18		0,005
14×1	14×1	20	19	14	18	20	4,5	0,013
18×1,5	18×1,2	25	22	18	22	22	5	0,022
22×2	22×1,6	31	28	22	28	24	6	0,035
28×2	28×2	37	34	28	34	26	6	0,050

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие - Хим. Окс. прм.

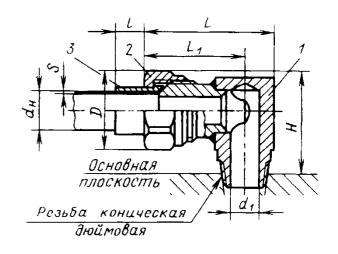
67. Соединение угловое концевое

Размеры, мм

Для труб с $d_{\rm H}$ до 10 мм (цельные)



Для труб с $d_{\rm H}$ от 12 мм (сварные)



I - угольник; 2 - гайка; 3 - ниппель

Трубы медные по ГОСТ 617-90 ————————————————————————————————————	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52, дюймы	d_1	D	L≈	<i>L</i> ₁ ≈	1	Н
4×0,5 6×0,8	- 6×0,6	1/8	2,5 4	13,5 16	32 33	25 26	7 8	25
8×1 10×1	8×0,8 10×1	1/4	5,5 7,5	19,5 21,5	37 41	28 32	9 10	32 35
12×1 14×1	12×1 14×1	3/8	9,5 11	25 27	50 55	38 43	11 12	40
18×1.5 22×2 28×2	18×1,2 22×1,6 28×2	1/2 3/4 1	14 19 24	34 41 52	64 74 83	49 56 63	13 14 16	50 58 70

Угольник, деталь 1 - по табл. 68.

Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

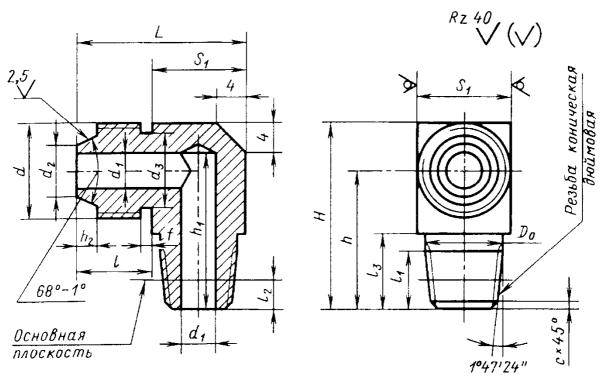
Ниппель, деталь 3 - по табл. 66.

Допускаемое номинальное давление для труб медных до 6,3 МПа, для труб стальных до 12.5 МПа.

68. Угольник конце

Разме

Для труб с $d_{\rm H}$ до 10 мм (цельные)



Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75		Резьба в	коническ	кая по ГС	OCT 6111-52		Резьба <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. по	d ₂ (пред. откл. +0,2)
$d_{\mathrm{H}} \times$	<i>ς S</i>	Дюй- мы	D_0	I_1	l_2	l₃ (пред. откл. ±0,2)	с		H14)	
4×0,5 6×0,8	- 6×0.6	1/8	10,42	7	4,542	9	1	M10×1 M12×1,25	2,5 4	3 4,5
8×1 10×1	8×0.8 10×1	1/4	13,85	9,5	5.080	14	1,6	M14×1,5 M16×1,5	5,5 7,5	6 8
12×1 14×1	12×1 14×1	3/8	17,33	10,5	6.090	14		M18×1,5 M22×1,5	9,5 11	
18×1,5 22×2 28×2	18×1,2 22×1,6 28×2	1/2 3/4 1	21,56 26,91 33.69	13,5 14 17,5	8,128 8,611 10.69	19 19 24	1,6 1,6 2	M27×1,5 M33×1,5 M39×1,5	14 19 24	-

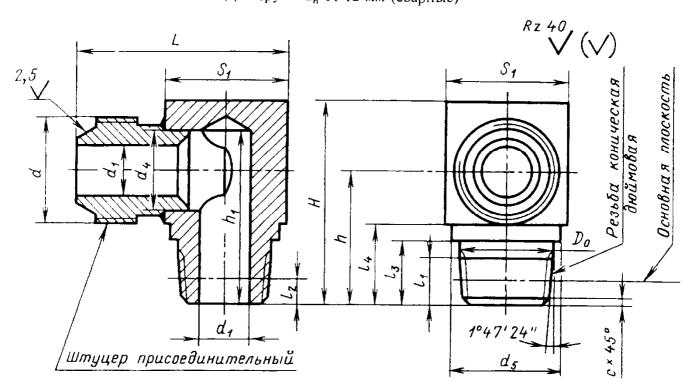
Материал: сталь 35, сталь А12.

Покрытие: Хим. Окс. прм. Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81. Штуцер присоединительный - по табл. 69.

вой, деталь 1

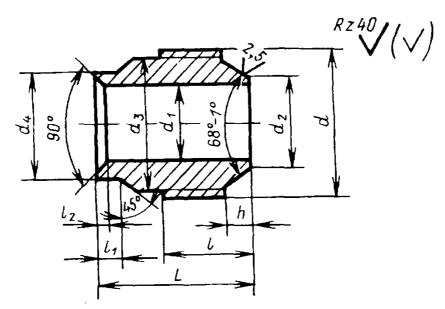
ры, мм

Для труб с $d_{\rm H}$ от 12 мм (сварные)



d ₃ (пред. откл. по h14)	d ₄ (пред. откл. по <i>H</i> 14)	d ₅ (пред. откл. по h14)	L	1	14	Пре	h д. откл.	h ₁ ±0,3	h ₃	f	S_1	Масса, кг
8,5 10,2	_	-	28 28	14,5	-	24 28	18 20	21 24	3,5	4	14	0,029 0,035
11.8			32 36	15 19		34 38	25 27	30 33	3,5 4	4 7	17	0,054 0,062
:	13 15	20	44 48		20	40 45	30 32	35 38			24	0,115 0,141
-	19 24 30	24 30 36	57 66 76	-	22 26 30	53 62 72	38 44 52	45 52 80	-	-	30 36 41	0,225 0,415 0,606

69. Штуцер присоединительный



Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Резьба <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. H14)	d ₂ (пред. откл. +0,2)	d ₃ (пред. откл. h14)	(d ₄ (пред. откл. d11)	<i>L</i> (пред. откл. h14)	/ Пре		12	h	Mac- ca, ĸr
10×1 12×1	10×1 12×1	M16×1,5 M18×1,5	7,5 9,5	8 10	13	11	23 24	12	4	1,5	4	0,014 0,019
14×1 18×1,5	14×1 18×1,2	M22×1,5 M27×1,5	11	12 15	19 24	15 19	29 34	15 17	5 7	1,5	4,5 5	0,037 0,065
22×2 28×2	22×1,6 28×2	M33×1,5 M39×1,5	19 24	20 25	30 36	24 30	36 42	20 23	7	2	6 7	0,103 0,181

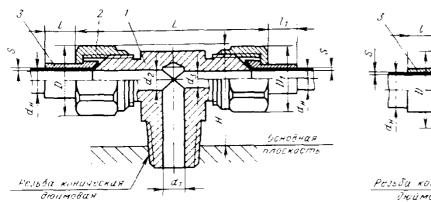
Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие - Хим. Окс. прм.

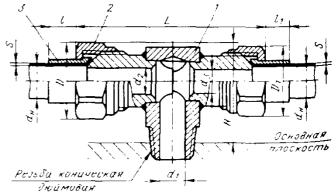
Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

70. Соединение тройниковое концевое

Для труб с $d_{\rm H}$ до 10 мм (цельные)

Для труб с $d_{\rm H}$ от 12 мм (сварные)





Исполнение A - присоединяемые трубы разные. Проход одной трубы $pprox d_1$.

Исполнение Б - присоединяемые трубы одинаковые. Проход каждой трубы $\approx d_1$.

Исполнение B - присоединяемые трубы одинаковые. Проход каждой трубы менее d_1

Продолжение табл. 70

	,	, -		·—			- <u>-</u>					
Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Ис- пол- не- ние	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52, дюймы	d_1	d_2	d_3	D	D_1	L≈	l≈	<i>l</i> ₁≈	Н
				<u> </u>	10	(<u> </u>	<u> </u>	1	1	
4×0.5	1	Б	Для труч 	$\begin{vmatrix} 2.5 \end{vmatrix}$		мм (це ,5		3,5	51	1	7	19
6×0.8 4×0.5		A	K 1/8		4	2,5	16	13,5	52	8	7	22
6×0.8		Б	1	4		4	1	6	53		8	
4×0.5		В	-		2	,5	13	3,5	51		7	21
8×1 6×0,8	8×0,8 6×0,6	A		5,5	5,5	4	19,5	16	56	9	8	28
8×1	8×0,8	Б			5	,5	19),5	57	1	9	
6×0,8	8×0,6	В	K 1/4			4	1	6	56		8	26
10×1 8×1	10×1 8×0,8	A		7,5	7,5	5,5	21,5	19,5	61	10	9	31
10×1	10×1	Б			7	,5	21	1,5	65	1	0	
S×1	8×0.8	В			5	,5	19	9,5	57	9)	30
			Для труб	5. c.d	от 12 х	am (cr	ірные)		,	•	'	•
12×1 10×1	12×1 10×1	A			9,5	7,5	25	21.5	74	11	10	35
12×1	12×1	Б		9,5	9,	,5	2	.5	76	1	1	
10×1	10×1	В	K 3/8		7.	5	21	,5	72	1	0	31
14×1 12×1	14×1 12×1	A			11	9,5	27	25	81	12	7 7	38
14×1	14×1	Б		11	1	1	2	7	86	1	2	
12×1	12×1	В			9.	5	2	5	76	1	l	35
18×1,5 14×1	18×1.2 14×1	A			14	11	34	27	95	13	12	45
18×1,5	18×1,2	Б	K 1/2	14	1	1	3	4	98	1:	3	
14×1	14×1	В			1	1	2	7	92	i:	2	39

Продолжение табл. 70

Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75 ×S	Ис- пол- не- ние	Ретьба коническая по FOCT 6111-52, дюймы	d_1	d_2	d ₃	D	D_1	L≈	l≈	<i>l</i> 1≈	Н
22×2 18×1.5	22×1.6 18×1.2	A			19	14	41	34	107	14	13	54
22×2	22×1.6	Б	K 3/4	19	1	9	4	1	110	1	4	
18×1.5	18×1,2	В		}	1	4	3	4	104	1	3	47
28×2 22×2	28×2 22×1,6	A			24	19	52	41	120	16	14	66
28×2	28×2	Б	K 1	24	2	4	5	2	125	1	6	
22×2	22×1,6	В			1	9	4	1	117	l	4	56

Тройник концевой, деталь I - по табл. 72. Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

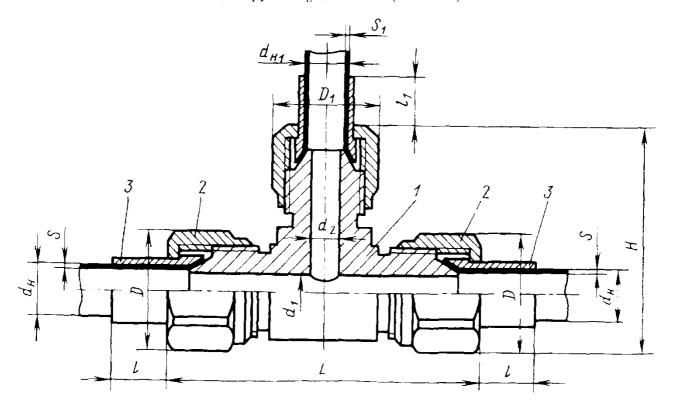
Ниппель, деталь 3 - по табл. 66.

Допускаемое номинальное давление для труб: медных - до 6,3 МПа, стальных - до 12,5 МПа.

71. Соединение тройниковое промежуточное

Размеры, мм

Для труб с $d_{\rm H}$ до 10 мм (цельные)



I - тройник проходной; 2 - тайка; 3 - ниппель

Продолжение табл. 71

		Для	труб с <i>d</i> _н от	12 мм	(сварн	ые)				t de	
d _H	3	2	<i>d</i> _{H1} <i>D</i> ₁ <i>d</i> ₂	2,			2	3	S	H	
Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	d_1	d_2	D	D_1	L≈	l≈	l _I	Н
d_{H}	×S	$d_{\rm H1}$	× ∑ 1			,					
для отв	ода с <i>d</i> ₁	для отв	ода с <i>d</i> ₂								
4×0.5	-	4×0,5	-	2,5	2,5	13,5	13,5	48	7	7	30
6×0,8	6×0,6	4×0,5	-	4	2,5	16	13,5	57	8	7	32
8×1	8×0×8	6×0,8	6×0,6	5,5	4	19,5	16	56	9	8	38
10×1	10×1	8×1	8×0,8	7,5	5,5	21,5	19,5	60	10	9	40
12×1	12×1	10×1	10×1	9,5	7,5	25	21,5	67	11	10	46
14×1	14×1	12×1	12×1	11	9,5	27	25	77	12	11	50
18×1.5	18×1.2	14×1	14×1	14	11	34	27	86	13	12	60
22×2	22×1,6	18×1,5	18×1,2	19	14	41	34	98	14	13	70
28×2	28×2	22×2	22×1,6	24	19	52	41	106	16	14	84
Тройци	ık ตกกงกาษกั	; потопь / - :	по таба. 71								

Тройник проходной, деталь / - по табл. 74.

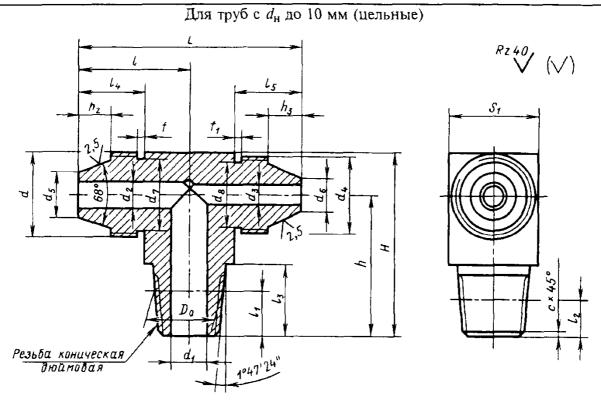
Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

Ниппель, деталь 3 - по табл. 66.

Допускаемое номинальное давление для труб: медных - до 6,3 МПа, стальных - до 12,5 МПа.

72. Тройник конце

Разме



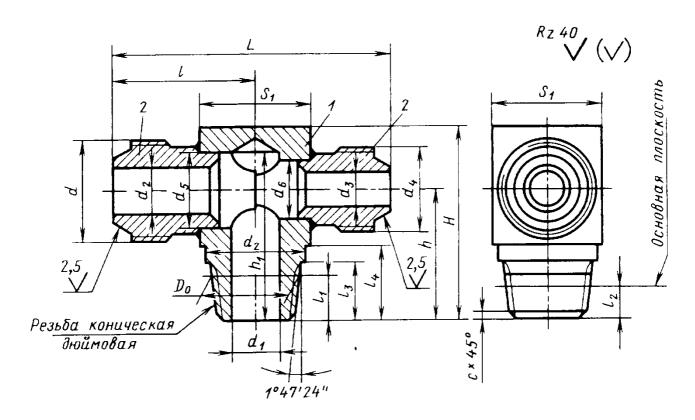
Исполнение A - присоединяемые трубы разные. Проход одной трубы $\approx d_1$. Исполнение Б - присоединяемые трубы одинаковые. Проход каждой трубы $\approx d_1$. Исполнение B - присоединяемые трубы одинаковые. Проход трубы менее $\approx d_1$.

	18										Для :	груб с	$d_{ m H}$ до
Трубы медиые по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Исполнение	Рез	ьба кони	гческа <i>я</i>	т по ГОС	CT 6111-5	52	Резьба мет	рическая	d_1	d ₂	d ₃
<i>d</i> _H :	×S	Испол	Дюймы	D_0	1,	<i>I</i> ₂	/ ₃ (пред. откл. ±0,2)	с	d	d 4	Пред	. откл.	по НП
4×0,5		Б							M10)×1	2,5	2	2,5
6×0,8	-	Α							M12×1,25			4	
4×0,5			K 1/8	10,42	7	4,572	9	1		M10×1	4		2,5
6×0,8	6×0,6	Б							M12>	(1,25			4
4×0,5	-	В						i	MI	0×1		2	.,5
8×1	8×0,8	Α							M14×1,5			5,5	
6×0,8	6×0,6	· -			i	į				M12×1,25	5,5		4
1×8	8×0,8	Б							M14	×1,5		5	,5
6×0,8	6×0,6	В	K 1/4	13,85	9,5	5,080	14	1,5•	M12×	1,25	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		4
10×1	10×1	Α]				•	M16×1,5			7,5	
<u>8×1</u>	8×0,8			,					M14	×1,5	7,5		5,5
10×1	10×1	Б							M16	× 1,5		7	,5
8×1	8×0,8	В							M14	-1,5		5	.5

вой, деталь 1

ры, мм

Для труб с $d_{\rm H}$ от 12 мм (сварные)



10 м	м (цел	іьные))					,					,			
ds	d_6	<i>d</i> ₇	d_8	L	1	<i>l</i> 4	<i>l</i> ₅	H= 0.3	h± 0,3	<i>h</i> ₁	h ₂	h3	f	f_1	\mathcal{S}_1	Mac- ca, кг
	3	8	,5	-		-	<u> </u>	24	18	21						0,035
4.5		10,2		43	21,5	14	4,5									0,040
	3		8,5					28	20	24					14	
4	.5	10	0.2	47	23.5		15									0,046
	3	8	1,5	43	21,5	Į.	4,5				3	5,5	4	4		0,037
6		11.8		46	23	15	14,5									0,062
	4,5		10,2	,				34	25	30						
	6	1	1.8	47	23.5		15									0,065
-1	.5	10	0,2	48	23] .	4,5					, .			17	0.060
		13.8		51	25,5	19	15		'		4		7	4		0.068
	6		11,8					38	27	33		3,5				
	S	1.	3,8	55	27,5		15					4	7	7		0.069
	6	1	1,8	47	23,5		15				3	,5		4		0,065

Продолжение табл. 72

		_	Для труб	5 c d ₁	, от I	2 мм	(свар	ные)						
Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Ис- пол- не- ние	Резьба коническа по ГОСТ 6111-52 дюймы	d_1	d_2	d_3	D	D_{l}	L≈	l	<i>I</i> 1	Н	S_1	S_2
	×S		<u> </u>	<u> </u>			<u> </u>							
12×1 10×1	12×1 10×1	A			9.5	7.5	25	21.5	74	11	10	35	22	19
12×1	12×1	Б		9.5	9	9,5		25	76		11			22
10×1	10×1	В	K 3/8		7	7,5	2	1,5	72		10	31		19
14×1 12×1	14×1 12×1	A			11	9,5	27	25	81	12	11	38	24	22
14×1	14×1	Б		11	•	11	`	27	86		12 .		2	24
12×1	12×1	В			9),5	,	25	76		11	35	2	22
18×1.5 14×1	18×1,2 14×1	A			14	11	34	27	95	13	12	45	30	24
18×1,5	18×1.2	Б	K 1/2	14		14		34	98		13		3	30
14×1	l4×l	В				l 1	,	27	92		12	39	2	24
22×2 18×1.5	22×1,6 18×1,2	A			19	14	41	34	107	14	13	54	36	30
22×2	22×1.6	Б	K 3/4	19]	19		41	110		14		3	66
18×1,5	18×1.2	В			 1 	14		34	104		13	47	3	0
28×2 22×2	28×2 22×1,6	A			24	19	52	41	120	16	14	66	46	36
28×2	28×2	Б	Kı	24		24		52	125		16		4	6
22×2	22×1.6	В			 -	19		11	117		14	56	3	6

Материал для цельного тройника: сталь 35, сталь A12. Материал сварного тройника: сталь 35, сталь A12.

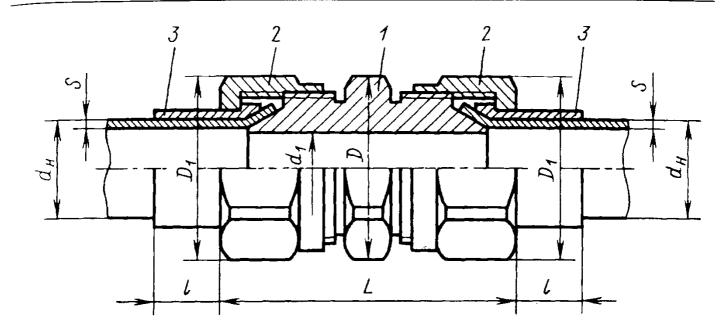
Штуцер присоединительный - по табл. 69.

Покрытие: Хим. Окс. прм.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле лопуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

73. Соединение прямое промежуточное

Размеры, мм



Трубы медные по ГОСТ 617-90	Грубы медные Трубы стальные о ГОСТ 617-90 по ГОСТ 8734-75		D	D_1	L	l≈
d	H×S					
4×0,5	-	2,5	13,5	13,5	38	7
6×0,8	6×0,6	4	16	16	42	8
8×1	8×0,8	5,5		19,5	44	9
10×1	10×1	7,5	19,5	21,5	46	10
12×1	12×1	9,5	21,5	25	52	11
14×1	14×1	11	27	27	59	12
18×1.5	18×1. 2	14	34	34	64	13
22×2	22×1,6	19	41	41	71	14
28×2	28×2	24	47	52	76	16

Штуцер проходной, деталь I - по табл. 75.

Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

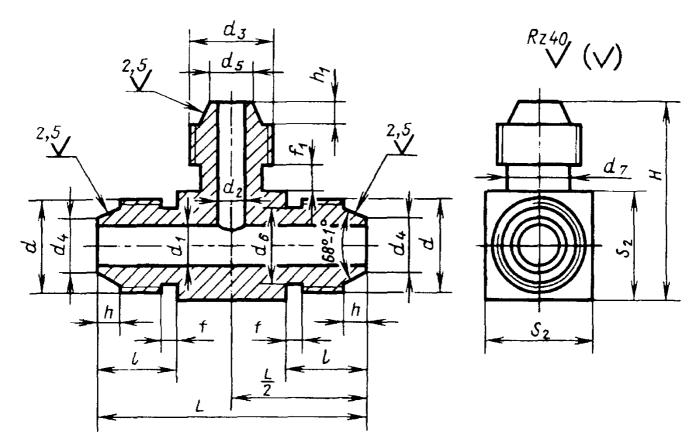
Ниппель, деталь 3 - по табл. 66.

Допускается давление для труб: медных до 6,3 МПа, стальных до 12,5 МПа.

74. Тройник про

Разме

Для труб с $d_{\rm H}$ до 10 мм (цельные)



Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Резьба метри- ческая <i>d</i>	d _I	d ₂	Трубы медные	Трубы сталь- ные	Резьба метри- ческая d ₃	d_4	d_5
d_{H}	×S		_	. откл. <i>H</i> 14	$d_{H} { imes} S_1$ для отвода с d_2			1 *	ед. +0,2
4×0,5 6×0,8 8×1	- 6×0,6 8×0,8	M10×1 M12×1,25 M14×1,5	2,5 4 5,5	2,5 2,5 4	4×0,5 4×0,5 6×0,8	- 6×0,6	M10×1 M10×1 M12×1,25	3 4,5 6	3 3 4,5
10×1 12×1 14×1	10×1 12×1 14×1	M16×1,5 M18×1,5 M22×1,5	7,5 9,5 11	5,5 7,5 9,5	8×1 10×1 12×1	8×0,8 10×1 12×1	M14×1,5 M16×1,5 M18×1,5	8 10 12	6 - -
18×1,5 22×2 28×2	18×1,2 22×1,6 28×2	M27×1,5 M33×1,5 M39×1,5	14 19 24	11 14 19	14×1 18×1,5 22×2	14×1 18×1,2 22×1,6	M22×1,5 M27×1,5 M33×1,5	15 20 25	

Материал цельного тройника: сталь 35, сталь A12. Материал сварного тройника: сталь 35, сталь A12.

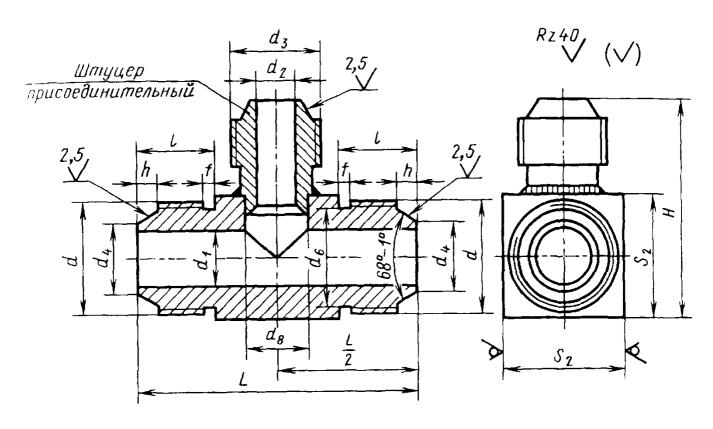
Покрытие: Хим. Окс. прм.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

ходной, деталь 1

ры, мм

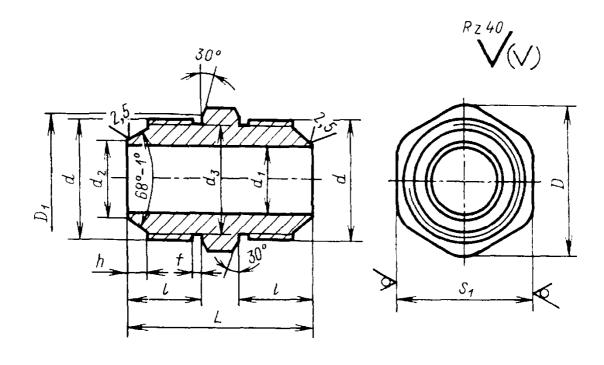
Для труб с $d_{\rm H}$ от 12 мм (сварные)



	<i>d</i> ₇ откл. <i>h</i> 14	d ₈ (пред. откл. по <i>H</i> 11)	L	£0,2	Н	h	h_1	f	f_1	S_2	Масса, кг
8.5 10,2 11,8	8,5 8,5 10,2	-	40 42 46	12 13 14	26,5 28,5 31,5	3,5	3,5	2 3 3	4	12 14 17	0,033 0,042 0,066
13,8 15,8 19.8	11,8 - -	- 11 13	50 55 63	15 16 18	32 38 44	4 4 4,5	3,5	3	4 - -	17 19 24	0,073 0,096 0,175
24,8 30,8 36,8	-	15 19 24	72 82 92	20 22 24	54 63 71	5 6 7	-	3	-	30 36 41	0,226 0,502 0,933

75. Штуцер проходной, деталь 1

Размеры, мм



Трубы медные	тубы стальные по ГОСТ 8734-75	Резьба метри- ческая <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. по <i>H</i> 14)	d ₂ (пред. откл. -0,3)	d ₃ (пред. откл, по h14)	D	D_1	L (пред. откл. по h14)	1 ±0,2	h	S_1	f	Масса, кг
			l .			<u> </u>	<u> </u>	<u> </u>		<u> </u>	<u> </u>	<u> </u>	
4×0.5	_	M10×1	2,5	3	8,5	13,5	10,5	30	12	3,5	12	2	0,013
6×0.8	6×0,6	M12×1.25	4	4,5	10,2	16,0	13,5	32	13	3,5	14	3	0,020
8×1	8×0.8	M14×1,5	5,5	6	11,8	19,5	16,5	34	14	3,5	17	3	0,029
10×1	10×1	M16×1,5	7,5	8	13,8	19,5	16.5	36	15	4	17	3	0,033
12×1	12×1	M18×1,5	9,5	10	15,8	21,5	18	40	16	4	19	3	0,047
14×1	14×1	M22×1,5	11	12	19.8	27,0	22	45	18	4,5	24	3	0,080
18×1,5	18×1,2	M27×1.5	14	15	24,8	34,0	27	50	20	5	30	3	0,145
22×2	22×1,6	M33×1,5	19	20	30,8	41.0	33	55	22	6	36	3	0,219
28×2	28×2	M39×1,5	24	25	36,8	47.0	39	62	24	7	41	3	0,321

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие: Хим Окс. прм.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

76. Концевое соединение без ниппеля (пример применения)

Размеры, мм

	Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Резьба метри- ческая <i>d</i>	Резьба труб- ная по ГОСТ 6357-81, дюймы	L
	4×0,5 6×0,8 8×1 10×1 12×1	- 6×0,6 8×0,8 10×1 12×1	M10×1 M12×1,25 M14×1,5 M16×1,5 M18×1,5	-	10 12 14 16 18
1 - штуцер; 2 - кольцо	14×1 18×1,5 22×2 28×2	14×1 18×1,2 22×1,6 28×2	-	1/2 3/4 1 1 1/4	20 23 26 30

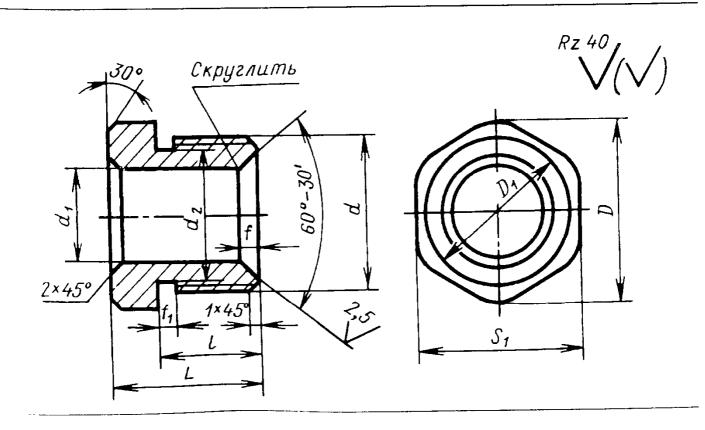
Штуцер, деталь 1 - по табл. 77.

Кольцо, деталь 2 - по табл. 78.

Допускаемое номинальное давление для труб: медных до 6,3 МПа, стальных до 12,5 МПа.

77. Штуцер

Размеры, мм



Продолжение табл. 77

Грубы медиње по ГОСТ 617-90	Трубы стальные по ГОСТ 8734-75	Резьба		d ₁ (пред откл. +0,3 +0,2)	(пред откл.		D_1	<i>L</i> (пред откл. h14)	l ±0,2	f	f_1	S_1	Mac- ca, kr
d_{ϵ}	₁ · S	метри- ческая <i>d</i>	трубная по ГОСТ 6357-81, дюймы										
4×0,5	-	M10×1		4	8,5	13,5	10,5	14	9		2	12	0,007
6×0.8	6×0.6	M12×1,25		6	10,2	16	13,5	16	10		2,5	14	0,010
8×1	8,0×8	M14×1,5	-	8	11,8	19,5	16,5	18	11	2	2,5	17	0,016
10×1	10×1	M16×1.5		10	13,8	19,5	16,5 -	20	12		2,5	17	0,017
12×1	12×1	M18×1,5		12	15,8	21,5	18	22	14		3	19	0,020
14×1	14×1		1/2	14	18	25	21	26	17	2	3	22	0,034
18×1.5	18×1,2		3/4	18	23,5	34	27	30	20	3	3	30	0,077
22×2	22×1,6	-	1	22	29,8	41	33	34	23	4	4	36	0,115
28×2	28×2		1 1/4	28	38	52	42	38	26	7	4	46	0,206

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие: Хим. Окс. прм.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

78. Кольцо уплотнительное

Размеры, мм

Rz 40 (V)	Трубы медные по ГОСТ 617-90	Трубы сталыные 110 ГОСТ 8734-75	d (пред. откл. H14)	d ₁ (пред. откл. +0,2)	D _{-0.1}	<i>L</i> (пред. откл. h14)	10	асса Шт., Кг
1 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1 2 1	d_{H}	×S					мед- ных	сталь- ных
	4×0,5	-	2.5	3	8,3	7	0,023	0,016
a 300 c v v	6×0.8	6×0.5	4	4,5	10	8	0,034	0,027
839	8×1	8×0.8	5,5	6	11.5	9	0,045	0.038
	10×1	10×1	7,5	8	13,5	10	0.068	0,058
Cupus	12×1	12×1	9.5	10	15,5	11	0.102	0.060
<u>Скруглить</u>	14×1	14×1	11	12	18	11	0,136	0,092
	18×1.5	18×1.2	14	15	23,5	12	0,203	0,173
	22×2	22×1,6	19	20	29,5	14	0,328	0,329
	28×2	28×2	24	25	38	16	0,701	106,0

Материал медь М3, сталь 35, сталь А12.

СОЕДИНЕНИЯ СТАЛЬНЫХ ТРУБ ШАРОВЫЕ ДЛЯ НОМИНАЛЬНОГО ДАВЛЕНИЯ ДО 20 МПа^{*}

Соединения изготовляют двух исполнений: А - с трубной цилиндрической резьбой по ГОСТ 6357-81; Б - с конической резьбой по ГОСТ 6111-52.

В таблицах $D_{\rm v}$ - условный проход труб.

79. Канавки под кольца для неподвижных соединений

Размеры, мм

R 0,1	Резьба трубная по ГОСТ 6357-81, дюймы	<i>D</i> (пред. откл. по <i>H</i> II)	<i>h</i> ±0,1
	1/8	12	2,3
	1/4	18	1,9
	3/8	22	1,9
2,5,	1/2	28	2,9
	3/4	32	2,6
	1	38	2,6
	1 1/4	48	2,6
Кольцо резиновое по ГОСТ 9833-73	1 1/2	55	2,6

80. Соединения прямые концевые

Размеры, мм

Исполнение А для $p_{ном}$ до 20 М $\dot{\Pi}$ а	Труб стальны ГОС 8734-	је по Т	трубная СТ 6357-81,	d_1	D_1	D_2	L≈	l
Резьба трубная цилиндрическая 3 2 1	$d_{H} \times S$	$D_{ m y}$	Резьба то ГОС дюймы					
	12×2	8	1/4	8	21,5	25	30	15
$\begin{bmatrix} D_1 \\ a_{\mu} \end{bmatrix}$	14×2	10	3/8	10	27	27	33	16
	20×2,5	15	1/2	14	34	34	37	19
	25×3	20	3/4	18	41	41	42	20
	32×3.5	25	1	23	4 7	52	44	22
1 1	40×4	32	1 1/4	30	56	62	52	27
	50×5	40	1 1/2	36	68	72	5 7	35

Ниппель, деталь *1* - по табл. 81. Гайка, деталь *2* - по табл. 65.

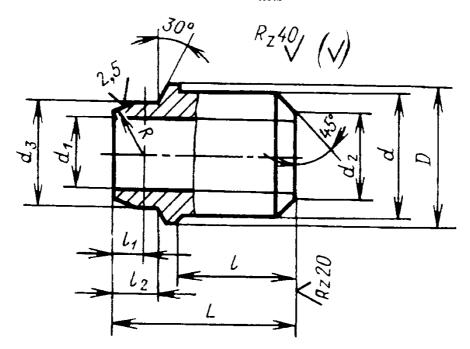
Штуцер концевой, деталь 3 - по табл 83.

^{*} Нормаль станкостроения предусматривает соединения труб щаровые для номинального давления до 32 МПа.

81. Ниппель шаровой, деталь 1

Размеры, мм

Исполнение А для $\,p_{\,{
m HOM}}\,$ до 20 МПа



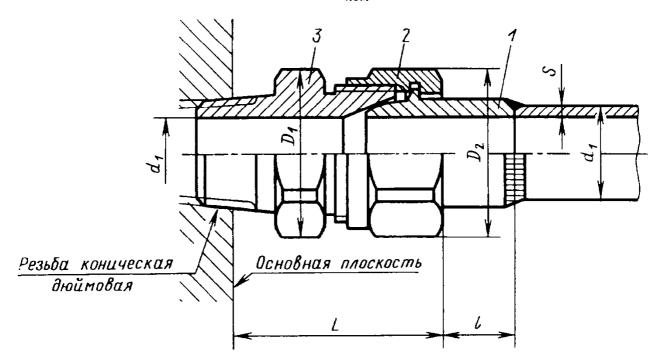
стальн ГОСТ 78 и	убы ные по 8732- ГОСТ 4-75	d (пред. откл. по d12)	d ₁ (пред. откл. по <i>H</i> 14)	d ₂ (пред. откл. -0,1)	<i>d</i> ₃ (пред. откл. -0,2)	D (пред. откл. по h12)	L (пред. откл. по hl4)	l ±0,3	l_1	<i>l</i> ₂	R	Масса, кг
$d_{H} \times S$	D_{y}									. откл. ,2)		
12×2	8	14	8	10	12	16	27	17	4	7	6	0,018
14×2	10	18	11	13	16	20	30	19	5	8	8	0,030
20×2,5	15	22	14	16	20	25	35	22	6	10	10	0,053
25×3	20	28	19	21	26	31	38	24	7	10	13	0,080
32×3,5	25	34	25	26	32	37	40	26	8	11	16	0,106
40×4	32	43	32	35	40	46	50	32	9	12	20	0,260
50×5	40	48	38	40	46	53	60	40	10	15	23	0,314

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие: Хим. Окс. прм.

82. Соединения прямые концевые

Размеры, мм

Исполнение Б для $\,p_{ m HOM}\,$ до 20 МПа



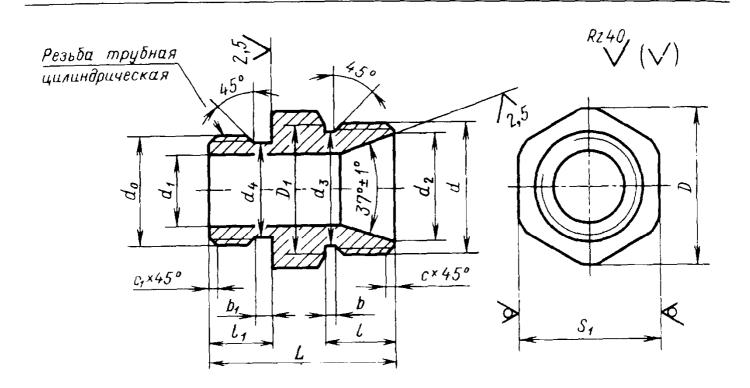
Трубы ста ГОСТ :	альные по 8734-75	Резьба коническая	d_1	D_1	D_2	L≈	ı
$d_{H} \times S$	D_{y}	по ГОСТ 6111-52					
12×2	8	K 1/4"	8	21,5	25	39	15
14×2	10	K 3/8"	10	27	27	41	16
20×2.5	15	K 1/2"	14	34	34	48	19
25×3	20	K 3/4"	18	41	41	53	20
32×3,5	25	K 1"	23	47	52	58	22
40×4	32	K 1 1/4"	30	56	62	66	27
50×5	40	K 1 1/2"	36	68	72	73	35

Ниппель, деталь 1 - по табл. 81. Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

Штуцер концевой, деталь 3 - по табл. 84.

83. Штуцер концевой, деталь

Разме



Тру сталі		Резьба по ГОСТ	грубная ^ 6357-81	Метри- ческая	d ₁ (пред. откл.	d ₂ (пред. отКЛ.	d_3 (пред. откл.	d₄ (пред. откл.
$d_{H} \times S$	$D_{ m y}$	дюймы	d_0	d	H14)	+0,2)	h14)	+0,2)
12×2	8	1/4	13,138	M18×1,5	8	13	15,8	11,0
14×2	10	3/8	16,663	M22×1.5	10	17	19.8	14,5
	<u> </u>							
20×2,5	15	1/2	20,956	M27×1,5	14	22	24,8	18,0
25×3	20	3/4	26,442	M33×1,5	18	28	30.8	23,9
	<u> </u>							
32×3.5	25	1	33,25	M39×1.5	23	34	36,8	29,5
40×4	32	1 1/4	41,912	M48×1,5	30	42	45,8	38,0
50×5	40	1 1/2	47,805	M56×2	36	48	53	44,0

3, (исполиение А)

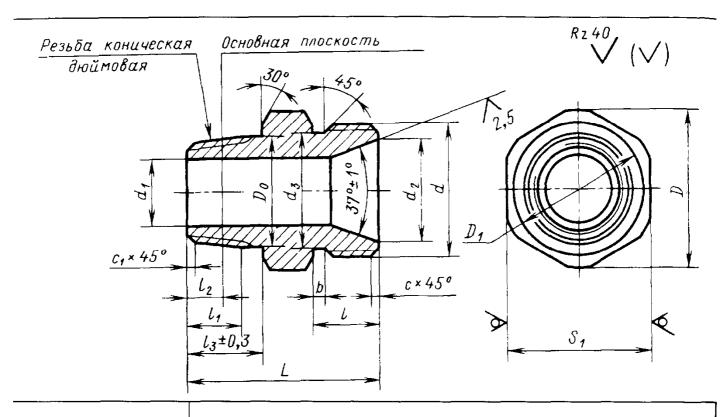
ры. мм

Исполнение А для номинального давления $p_{\mathrm{Hom}}\,$ до 20 МПа

D	D_1	<i>L</i> (пред. откл.	l	11	b	b_1	С	c_1	S_1	Масса, кг
		по h14)	Пред. откл. ±0,2							
21.5	18	34	14						19	0,047
27	22	36	15	12		2,5		1,6	24	0,078
34	28	41	16	14		2	1.6	3.0	30	0,135
41	34	47	18	16	3	3		2,0	36	0,200
4-	39	52	20	18					41	0,290
56	48	58	22	20		4		2.5	50	0,440
68	57	64	25	22	4		2		60	0.500

84. Штуцер концевой, деталь

Разме



Трубы с	стальные		Резьба коническая по ГОСТ 6111-52								
d _H ×S	D _y	Дюймы	D_0	l_1	12	<i>l</i> ₃	c_1				
12×2	8	K 1/4	13,85	9,5	5,080	14					
14×2	10	K 3/8	17.33	10,5	6,096		1.6				
							1.6				
20×2.5	15	K 1/2	21,56	13.5	8,128	19					
25×3	20	K 3/4	26,91	14	8.611						
32×3.5	25	K 1	33,69	17,5	10,160	24					
40×4	32	K 1 1/4	42,44	18	10,668		2				
			·								
50×5	40	K 1 1/2	48.55	18,5	10,868	26					

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле лопуска 8g - ГОСТ 16093-81.

3 (исполнение Б)

ры. ММ

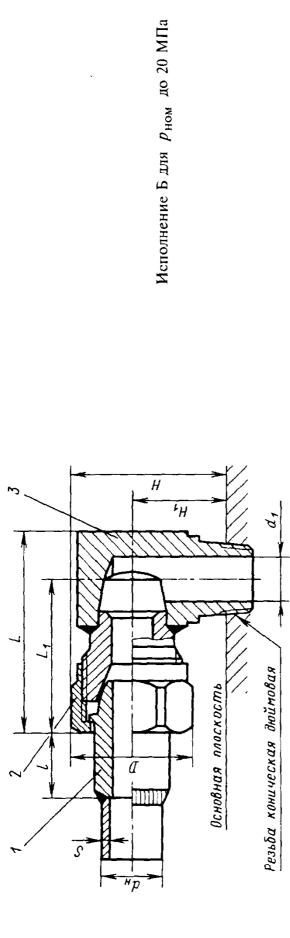
Исполнение Б для номинального давления $p_{ m Hom}\,$ до 20 МПа

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие: Хим. Окс. прм.

Резьба метриче- ская <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. H14)	d ₂ (пред. откл. +0,2)	d ₃ (пред. откл. h14)	D	D_1	L (пред. откл. h14)	l ±0,2	<i>b</i>	С	S_1	Масса, кг
M18×1.5 M22×1.5	8	13	15,8 19,8	21.5 27	18 22	36 38	14 15			19 24	0,038
M27×1.5 M33×1.5	14 18	23	24.8	34 41	28 34	46 50	16 18	3	1,6	30	0,090 0,160
M39×1.5 M48×1.5	23 30	34 42	36.8 45.8	47 56	39 48	58 62	20 22			41 50	0,220 0,350
M56×2	36	48	53	68	57	68	25	4	2	60	0,652

85. Соединения угловые концевые

Размеры, мм

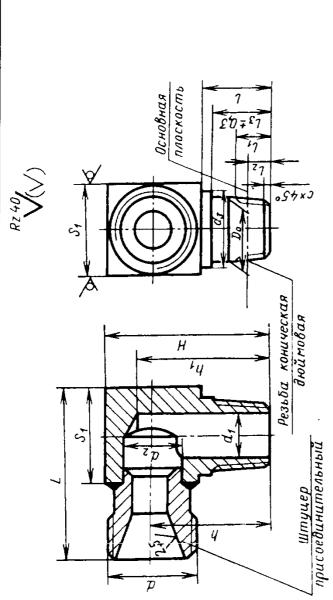


*1		15	16	61	20	22	27	35
H_{1pprox}		23	26	30	36	42	50	56
×H		36	40	47	55	89	81	92
T_{1}		36	42	48	55	62	76	87
<i>≈</i> 7		45	54	63	73	82	101	117
q		25	27	34	41	52	62	72
d_1		œ	10	14	1.8	23	30	36
Резьба коническая по	FOCT 6111-52	K 1/4"	K 3/8"	K 1/2"	K 3/4"	<u>.</u> ×	K 1 1/4"	K 1 1/2"
Грубы стальные по ГОСТ 8734-75	$D_{\rm y}$	8	10	15	20	25	32	40
Трубы стальные ГОСТ 8734-75	$S^{\times \eta}p$	12×2	14×2	20×2,5	25×3	32×3,5	40×4	50×5

Ниппель, деталь I - по табл. 81. Гайка, деталь 2 - по табл. 65. Угольник концевой, деталь 3 - по табл. 86.

86. Угольники концевые, деталь 3

Размеры, мм



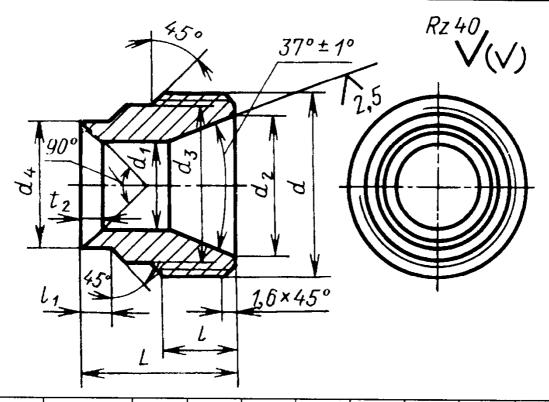
Исполнение Б для рном до 20 МПа

 									
Mac-		980'0	0,146	0.237	0,396	0.566	0,869	1.121	
S		61	24	30	36	41	50	09	,
μ_1		32	38	45	52	09	70	78	
ų	KJ. ±0,	28	32	38	44	52	09	99	
Н	Пред. откл. ±0,3	38	45	53	62	72	85	96	
		18	20	22	26	30	34	36	
<i>≥</i> 7		37	45	53	62	72	87	102	
<i>d</i> ₃ (пред.	по <i>h</i> 14)	91	20	24	30	36	45	55	
d_2 (пред. откл.	по #11)	13	15	61	24	30	38	45	
d ₁ (пред.	по <i>H</i> 14)	8	01	14	81	23	30	36	
Резьба метри- ческая	p	M18×1,5	M22×1,5	M27×1,5	M33×1,5	M39×1.5	M48×1,5	M56×2	
	2		7	0,1			7		
	l b	14		2	1.7	2	5 7	26];
еская 1-52	1/2	5,080	6,096	8,128	8,611	10,160	10,668	10,868 26	
Резьба коническая по ГОСТ 6111-52	1,		10,5		14	17,5	18	18,5	
Резьб. по Г(D_0		17,33	21,56	26,91	33,69	42,44	48,55 18,5] 1
	Дюймы	K 1/4	K 3/8	K 1/2	K 3/4	х -	K 1 1/4	K 1 1/2	
bi Ibic	$D_{\rm y}$	∞ <u>?</u>	21	15	20	25	32	40	
Трубы	$d_{H} \times S \qquad D_{y}$	12×2	14×7	20×2,5	25×3	25×3,5	40×4	50×5	J. V

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие: Хим. Окс. прм. Штуцер присоединительный - по табл. 87.

87. Штуцер присоединительный

Размеры, мм



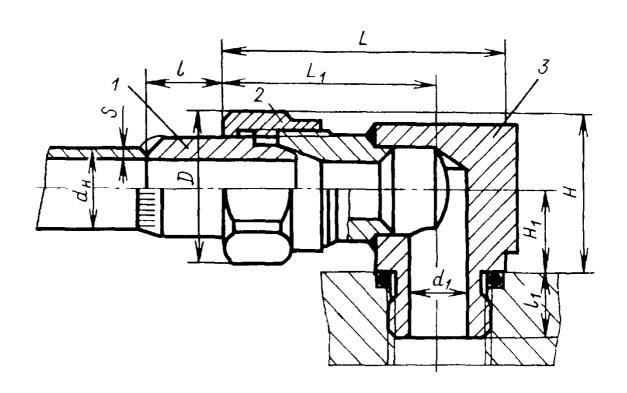
Трубы с ные по 8732-7 ГОСТ 83	Г О СТ 78 и 734-75	Резьба метри- ческая <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. по <i>H</i> 14)	d ₂ (пред. откл. ±0,2	d ₃ (пред. откл. по h14)	d ₄ (пред. откл. по d11)	L (пред. откл. по h14)		<i>l</i> ₁	t ₂	Мас- са, кг
<i>D</i> _н × <i>S</i>	D_{y}						,		1. откл. :0,2		
12×2	8	M18×1,5	8	13	15,8	13	22	11		1 5	0,025
14×2	10	M22×1,5	11	17	19,8	15	25	12	5	1,5	0,043
20×2,5	15	M27×1,5	14	22	24,8	19	28	13	5		0,088
25×3	20	M33×1,5	19	28	30,8	24	32	15	6	2	0,151
32×3,5	25	M39×1,5	25	34	36,8	30	38	17	-4	2	0.191
40×4	32	M48×1,5	32	42	45,8	38	44	21	7		0,350
50×5	40	M56×2	38	48	53	45	50	25	8	2,5	0,522

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие: Хим. Окс. прм.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

88. Соединение угловое концевое

Размеры, мм



Исполнение А для $p_{\text{ном}}$ до 20 МПа

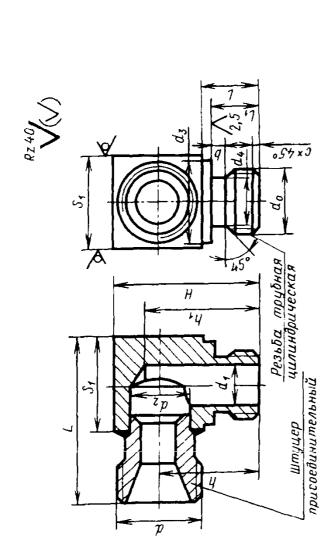
	альные по 8734-75	Резьба трубная по ГОСТ	d_1	D	L≈	L_1	Н	H_1	l	l_{I}
$d_{H} \times S$	Dy	6357-81, дюймы								
12+2	8	1/4	8	25	48	37	30	17	15	12
14×2	10	3/8	10	27	54	42	32	18	16	12
20×2,5	15	1/2	14	34	63	48	40	23	19	14
2573	20	3/4	18	41	73	55	46	26	20	16
32×3.5	25	1	23	52	82	62	58	32	22	18
40×4	32	1 1/4	30	62	101	76	70	38	27	20
50×5	40	1 1/2	36	72	117	87	80	43	35	22

Ниппель, деталь 1 - по табл. 81.

Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

Угольник концевой, деталь β - по табл. 89 Кольна резиновые - по ГОСТ 9833-73.

89. Угольник концевой, деталь 3



Исполнение А для $p_{\text{ном}}$ до 20 МПа

Mac- ca,		980'0	0,185	0,280	0,450	0,762	1,124	1,341	
Sı		22	24	30	36	4	20	09	
v		1 6	2,	6	1		2,5		
p		2.5	<u>-,-,</u>	3			4		
h_1		33	36	43	48	99	89	92	
h	±0,3	29	30	37	42	50	58	65	
Н	Пред. откл. ±0,3	40	42	52	-09	70	83	98	
11	Пред	12	12	14	91	81	20	22	
1		18	18	21	24	28	32	34	
≈ _T		4.0	4.5	53	62	7.2	87	102	
d ₄ (пред. откл. +0,2)		11,0	14,5	18,0	23,5	29,5	38,0	44,0	
d ₃ (пред. откл. по	h14)	22	24	30	36	41	50	09	
d_2 (пред. откл. по	H11)	13	15	61	24	30	38	45	Экс пр
d_1 (пред откл.	H14)	8	01	41	81	23	30	36	Хим
Резьба метри- ческая d		M18×1,5	M22×1,5	M27×1,5	M33×1,5	M39×1,5	M48×1,5	M56×2	Материан стапь 35 сталь A12 Покрытие: Хим Окс прм
rpy6- OCT 81	d_0	13,158	16,663	20,956	26,442	33,25	41,912	47,805	CTABL A
Резьба труб- ная по ГОСТ 6357-81	Дюймы	1/4	3/8	1/2	3/4		1 1/4	1 1/2	тапь 35
ol bic	$D_{\hat{\mathbf{y}}}$	8	10	15	20	25	32	40	, Helia
Трубы	$d_{H} \times S$	12×2	14×2	20×2,5	25×3	32×3,5	40×4	50×5	Mare

Материал: сталь 55, сталь А12. Покрытие: Аим. Окс. прм. Резьба метрическая - по ГОСТ 16093-81.

Штуцер присоединительный - по табл. 87.

90. Соединение прямое промежуточное

Размеры, мм

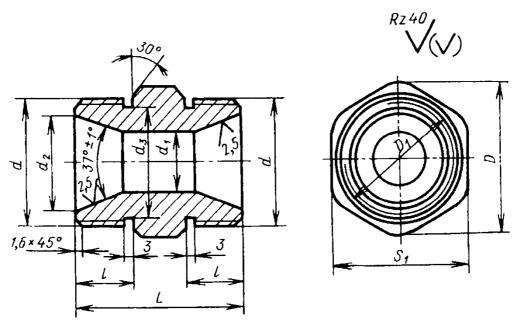
Исполнение А для $p_{ m HOM}$ до 20 М $\Pi_{ m a}$	Трубы ные по 8732- ГОСТ 8	ГОСТ	d_1	D	D_1	L≈	1
2 3 1	$d_{H} \times S$	$D_{\mathbf{y}}$					
	12×2	8	8	21,5	25	52	15
	14×2	10	11	27	27	56	16
	20×2,5	15	14	34	34	62	19
	25×4	20	19	41	41	70`	20
	32×3,5	25	25	47	52	74	22
	40×4	32	32	56	62	88	27

Ниппель, деталь 1 - по табл. 81.

Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

Штуцер проходной, деталь 3 - по табл. 91.

91. Штуцер проходной, деталь 3



ные по 8732	о ГОСТ 2-78 и 8734-75	Резьба метри-	d ₁ (пред. откл. по <i>H</i> 14)	d ₂ (пред. откл. ±0,2)	d ₃ (пред. откл. по h14)	D	D_1	L (пред. откл по h14)	/ ±0,2	S_1	Масса, кг
12×2	8	M18×1,5	8	13	15,8	21,5	18	36	14	19	0,046
	10	M22×1,5	11	17	19,8	27	22	38	15	24	0,068

Продолжение табл. 91

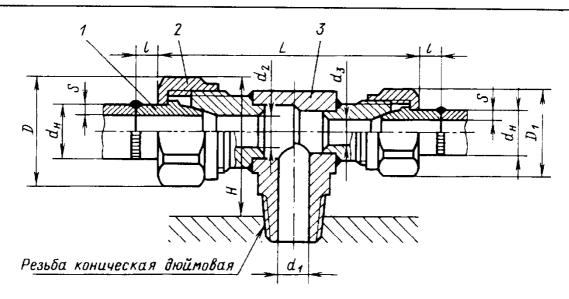
ные по 8732	і сталь- о ГОСТ 2-78 и 8734-75	Резьба метри- ческая <i>d</i>	d_1 (пред. откл. по	d ₂ (пред. откл. ±0,2)	d ₃ (пред. откл. по	D	D_1	<i>L</i> (пред. откл. по	l ±0,2	S_1	Масса, кг
$d_{H} \times S$	D_{y}		<i>H</i> 14)		h14)			h14)			
20×2,5	15	M27×1,5	14	22	24,8	34	27	42	16	30	0,107
25×3	20	M33×1,5	19	28	30,8	41	33	4 8	18	36	0,180
32×3,5	25	M39×1,5	25	34	36,8	47	39	54	20	41	0,240
40×4	32	M48×1,5	32	42	45,8	56	48	60	22	50	0,402

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие: Хим. Окс. прм.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

92. Соединение тройниковое концевое

Размеры, мм



Исполнение A - присоединяемые трубы разные. Проход одной трубы $pprox d_1$.

Исполнение Б - присоединяемые трубы одинаковые. Проход каждой трубы $\approx d_1$.

Исполнение В - присоединяемые трубы одинаковые. Проход каждой трубы менее d_1 .

Трубы с ные по 8732-7 ГОСТ 87	ГОСТ '8 и	Ис- пол- не- ние	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52,	d_1	d_2	d_3	D	D_1	L≈	I	/1	Н
$d_{H} \times S$	$D_{\rm y}$		дюймы									
12×2	8	Б	K 1/4	****	8	<u>. </u>	2	.5	70	1	5	40
14×2	10				11		27			16		
12×2	8	Α	K 3/8	10		8		25	80		15	44
14×2	10	Б		,	1	1	2	7	64	1	6	
12×2	8	В			}	;	2	5	76	16	15	38

Продолжение табл. 92

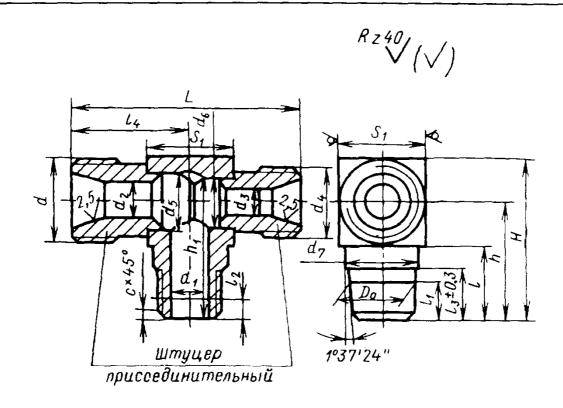
Трубы с ные по I 8732-7 ГОСТ 87	TOCT 8-и	Ис- пол- не- ние	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52.	d_1	d_2	d_3	D	D_1	L≈	1	I_1	Н
$d_{\rm H} \times S$	D_{γ}		дюймы									
2()×2.5	15				14	!	34			19	<u> </u>	
14×2	10	A				11		27	92		16	52
20×2.5	15	Б	K 1/2	14	1	.4	3	4	96	1	9	
14×2	10	В			1	1	2	:7	90	1	6	45
25×3	20				19		41			20		
20×2.5	15	A	K 3/4	18		14		34	106		19	60
25×3	20	Б			1	9	4	1	110	2	20	
20×2.5	15	В			1	4	3	34	102	1	.9	50
32×3.5	25				25		52			22		
25×3	20	A				19		41	120		20	70
32×3.5	25	Б	K 1	23	2	25	5	52	120	2	22	
25×3	20	В]	19	4	1	116	2	20	60
4()×4	32				32		62			27		
32×3,5	25	A	K 1 1/4	30		25		52	142		22	80
4()×4	32	Б			3	32	6	52	152	2	27	
32×3,5	25	В			Ã	25	5	52	132	2	22	72

Ниппель, деталь 1 - по табл. 81. Гайка, деталь 2 - по табл. 65. Тройник концевой, деталь 3 - по табл. 93.

Допускаемое номинальное давление до 20 МПа.

93. Тройник конце

Разме



н ые по 8 7 32	сталь- СОСТ -78 и 8734-75	Ис- пол- не- ние	Рез	ьба кони	іческая	по ГОСТ	6111-	52	Резьба метрическая			
$d_{H} \times S$	$D_{\rm y}$		Дюймы	D_0	I_1	<i>l</i> ₂	I_3	С	d	d_4		
12×2	8	Б	1/4	13,85	9,5	5,080			M18	×1,5		
14×2 12×2	10 8	A	3/8	17,33	10,5	6,096	14		M22×1,5	M18×1,5		
14×2	10	Б					ļ		M22	×1,5		
12×2	8	В							M18	×1,5		
20×2,5 14×2	15 10	Α						1,5	M27×1,5	M22×1,5		
20×2,5	15	Б	1/2	21,56	13,5	8,128	}			×1,5		
$\frac{14 \times 2}{25.2}$	10	В					19			×1,5		
25×3 20×2,5	20 15	Α	3/4	26,91	14	8,611		:	M33×1,5	M27×1,5		
25×3	20	Б	,						M33	×1,5		
20×2,5	15	В							M27	×1,5		
32×3,5 25×3	25 20	A							M39×1,5	M33×1,5		
32×3,5	25	Б	1	33,69	17,5	10,160			M39	×1,5		
_25×3	20	В					24	2	M33	×1,5		
40×4	32	Α					l i		M48×1,5			
$32\times3,5$	25		1 1/4	42,44	18	10,668	i i			M39×1.5		
40×4	32	Б) :					×1,5		
32×3.5	25	В				L			M39	×1,5		

Материал: сталь 35, сталь А12. Покрытие: Хим. Окс прм.

вой, деталь 3

ры, мм

Исполнение A - присоединяемые трубы разные. Проход одной трубы $\approx d_1$.

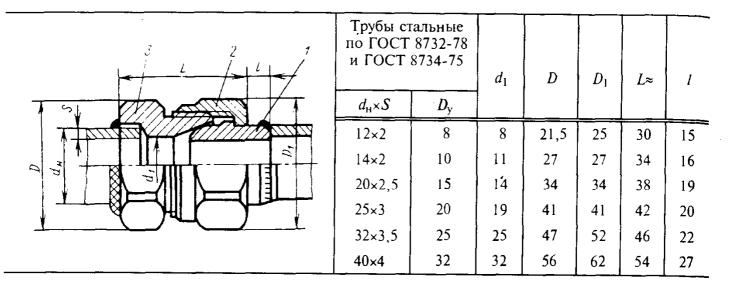
Исполнение Б - присоединяемые трубы одинаковые. Проход каждой трубы $\approx d_1$.

Исполнение В - присоединяемые трубы одинаковые. Проход каждой трубы менее d_1 .

<i>d</i> ₁ Пред	d ₂ d ₂ d. откл. по	Пред	d ₆ г. откл. <i>H</i> 11	d ₇ (пред. откл. по hl4)	L≈	<i>!</i>	<i>l</i> ₄	<i>Н</i> гкл. ±0,	<i>h</i>	h ₁	S_1	Масса, кг
	8		13	16	55	18	27,5	38	28	32	19	0,108
10	11 8	15	13	20	63 65	20	32,5	45	32	38	24	0,162
	8		13	1	62	1	31	43	30	34		0,143
14	14		15 19	24	74 75	22	37,5	53	38	45	30	0,260
	11		15		72	1	36	51	35	40		0,216
18	19 14	. 24	19	30	85 88	26	44	62	44	52	36	0,440
	14		19	1	82	1	41	58	40	46		0,366
23	25 25	30	24	36	98 103	30	51,5	72	52	60	41	0,581
<u> </u>	19		24		93	1	46,5	71	48	54		0,548
30	32 25	38	30	45	118 124	34	62	83	60	70	50	0,915
	25		30	ий - по табл	112		56	83	56	64		0.751

94. Соединение прямое промежуточное

Размеры, мм



Ниппель, деталь 1 - по табл. 81.

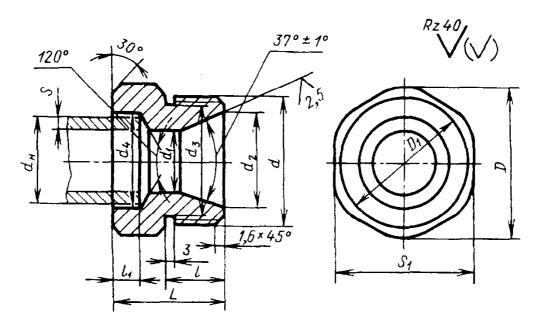
Гайка, деталь 2 - по табл. 65.

Штуцер присоединительный, деталь 3 - по табл. 95.

Допускаемое номинальное давление до 20 МПа.

95. Штуцер присоединительный, деталь 3

Размеры, мм



Трубы ст по ГОСТ и ГОСТ $d_{H} \times S$	8732-78	Резьба метри- ческая <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. по <i>H</i> I4)	d ₂ (пред. откл. +0,2)	откл.	d ₄ (пред. откл. по <i>H</i> I4)	D	D_{l}	<i>L</i> (пред. откл. по <i>h</i> 14)	/ ±0,2	<i>l</i> ₁ (пред. отКл. +0,4)	\mathcal{S}_1	Мас- са, кг
12×2	8	M18×1,5	8	13	15,8	13	21,5	18	22	14	4	19	0,031
14×2	10	M22×1,5	11	17	19,8	15	27	22	25	15	6	24	0.047
20×2,5	15	M27×1,5	14	22	24,8	21	34	27	28	16	6	30	0,075

Продолжение табл. 95

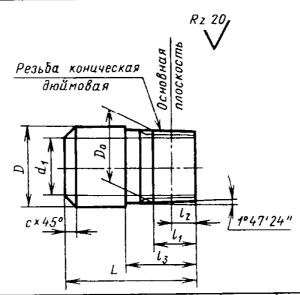
Трубы ст по ГОСТ и ГОСТ ! 	8732-78	Резьба метри- ческая <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. по	d ₂ (пред. откл. +0,2)	d ₃ (пред. откл. по	d ₄ (пред. откл. по	D	D_1	<i>L</i> (пред. откл. по	/ ±0,2	l ₁ (пред. откл. +0,4)	\mathcal{S}_1	Мас- са, кг
u _H	- ,		<i>H</i> 14)		h14)	<i>H</i> 14)			h14)				
25×3	20	M33×1,5	19	28	30,8	26	41	33	32	18	8	36	0,114
32×3,5	25	M39×1,5	25	34	36,8	33	47	39	36	20	8	41	0,160
40×4	32	M48×1,5	32	42	45,8	41	56	48	40	22	10	50	0,252

Материал: сталь 35, сталь A12. Покрытие: Хим. Окс. прм.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81. Допускаемое номинальное давление до 20 МПа.

96. Ниппели для приварки к трубам

Размеры, мм



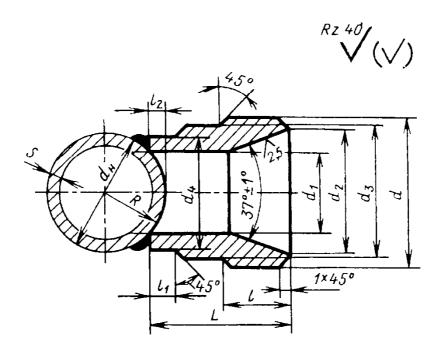
Трубы стальнь				кониче СТ 6111			d_{I}	D	L		
$d_{H} \times S$	D_{y}	Дюймы	D_0	l_1	l ₂	/ ₃ (пред. откл. ±0,3)	(пред. откл. по <i>H</i> 14)	Пред. отки по <i>h</i> 14		С	Масса, кг
12×2	8	K 1/4	13,85	9,5	5,080	1.4	8	14	30	7	0,025
_14×2	10	K 3/8	17,33	10,5	6,096	14	10	18	35	2	0,040
20×2.5	15	K 1/2	21,55	13,5	8,128	19	14	22	40	3	0,062
25×3	20	K 3/4	26.91	14	8,611	19	18	28	45		0,110
32×3,5	25	K i	33,69	17,5	10,160	24	23	35	50	4	0,190
40×4	32	K 1 1/4	42,44	18	10,668	24	30	44	55	5	0,310
50×5	40	K 1 1/2	48,55	18,5	10,868	26	38	50	60	6	0,480

Материал: сталь 35.

Покрытие: Хим. Окс. прм.

97. Штуцер присоединительный

Размеры, мм



Трубы ста по ГОСТ 8 и ГОСТ 8 d _н ×S	8732-78	Резьба метри- ческая <i>d</i>	d ₁ (пред. откл. по <i>H</i> 14)	d ₂ (пред. откл. +0,2)	d ₃ (пред. откл. по h14)	d ₄ (пред. откл. по d11)	L (пред. откл. по h14)	<i>l</i> пре		I_2	R	Mac- ca, ĸr
12×2	8	M18×1.5	8	13	15,8	12	22	11	5	1,5	6	0,025
14×2	10	M22×1,5	11	17	19,8	14	25	12	5	2	7	0,043
20× 2 ,5	15	M27×1,5	14	22	24,8	19	28	13	5	3	10	0,088
25×3	20	M33×1.5	19	28	30,8	24	32	15	6	4	12,5	0,151
32×3,5	25	M39×1,5	25	34	36,8	30	38	17	7	5	16	0,191
40×4	32	M48×1,5	32	42	45,8	38	44	21	7	7	20	0,350
50×5	4 0	M56×2	38	48	53	45	50	25	8	8	25	0,522

Материал: сталь 35; сталь A12. Покрытие: Хим. Окс. прм.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

Отверстие d_1 сверлить после приварки штуцера. Допускаемое номинальное давление до 20 МПа.

СОЕДИНИТЕЛЬНЫЕ ЧАСТИ ЛЛЯ ПОЛИЭТИЛЕНОВЫХ ТРУБОПРОВОДОВ

лиэтиленовых труб, как правило, изготовляют литьем под давлением. Большинство соединительных частей из полиэтилена имеют раструбы по наружному диаметру труб для соединения контактной сваркой

98. Муфты

Размеры, мм

	d	Тип	L	1	d_1	Тип	L	1	d_1
	16		31	14	11		25	11	13
	20	:	35	16	13		27	12	16
	25		40	18,5	20		31	14	21
1 1	32	Т	47	22	25	С	35	16	28
D d d d	40		55	26	31		39	18	35
	50		65	31	39		44	20	44
	63		78	37,5	50		48	22	56
l l	75		90	43,5	64		53	24	68
L L	90	С	105	51	7 7	СЛ	61	28	82
·	110		125	61	94		70	32	100
	140	-		-		Л	78	36	130

 Π ример обозначения муфты тяжелого типа с диаметром раструба d=20 мм:

Муфта ПНП 20 Т ОСТ 6-05-367-74

99. Угольники

Размеры, мм

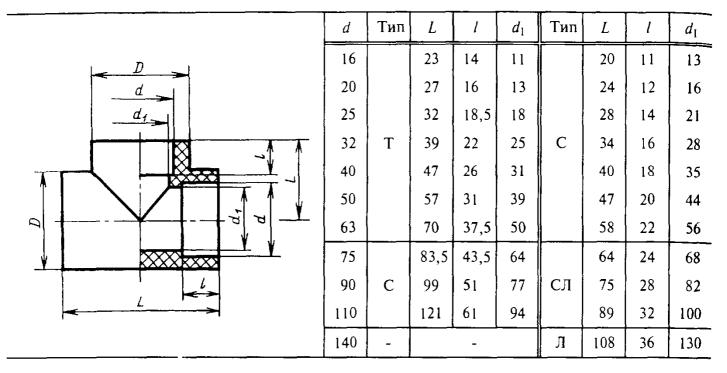
	d	Тип	L	l	d_{I}	Тип	L	1	d_{I}
D >	16		23	14	11		20	11	13
<u>√</u> ✓ →	20		27	16	13		24	12	16
$\frac{d_1}{d_1}$	25		32	18,5	20		28	14	21
1-18	32	T	39	22	25	С	34	16	28
	4 0		47	26	31		40	18	35
	50		57	31	39	i.	47	20	44
	63		70	37,5	50		56	22	56
	75		83,5	43,5	64		64	24	68
	9 0	С	9 9	51	77	СЛ	75	28	82
← ►	110		121	61	94		89	32	100
	140	-		-		Л	108	36	130

Пример обозначения угольника среднего типа с диаметром раструба $d=25\,\mathrm{mm}$:

Угольник ПНП 25 С ОСТ 6-05-367-74

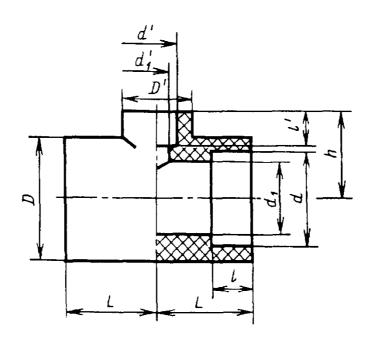
100. Тройники

Размеры, мм



Пример обозначения тройника тяжелого типа с диаметром раструба d=40 мм: Тройник ПНП 40 T OCT 6-05-367-74

101. Тройники переходные



d×d´	Тип	L	1	d_1	h	<i>!</i> *	ď	d×d′₁	Тип		I	d_1	h	<i>!</i>	ďí
20×16	С	24	12	16	23	11	13	25×20	С	28	14	21	26	12	16
25×16		28	14	21	25	11	13	32×16		34	16	28	28	11	13

Продолжение табл. 101

d× d'	Тип	L	1	d_1	h	ľ	ď	d× d′	Тип	L	1	$d_{\rm I}$	h	ľ	ď
32×20		34	16	28	29	11	16	63×20		56	22	56	46	12	16
32×25		34	16	28	31	14	21	63×25	C	56	22	56	48	14	21
40×16		40	18	35	33	11	16	63×32		56	22	56	50	16	28
40×20		40	18	35	34	12	16	63×40		56	22	56	52	18	35
40×25		40	18	35	36	14	21	63×50		56	22	56	61	27	44
40×32	C	40	18	35	38	16	28	75×63		64	24	68	62	22	56
50×16		47	20	44	38	11	13	90×63		75	28	82	69	22	56
50×20		47	20	44	39	12	16	90×75	СЛ	75	28	82	71	24	68
50×25		47	20	44	41	14	21	110×63		89	38	100	71	20	56
50×32		47	20	44	43	16	28	110×75		89	38	100	89	38	68
50×40		47	20	44	45	18	35	110×90		89	38	100	89	38	82
63×16		56	22	56	45	11	13	140×110	Л	108	36	130	105	32	40

 Π р и м е р обозначения тройника переходного среднего типа с диаметром раструба d=40 мм и диаметром раструба d'=16 мм:

Тройник ПНП 40×16 C OCT 6-05-367-74

102. Переходы

Размеры, мм

	$d_2 \times d$	Тип	12	1	d_1	Тип	12	1	d_{I}
	20×16 25×16 25×20 32×25 40×25 40×32 50×32 50×40 63×32 63×40	Т	16 18,5 18,5 22 26 26 31 31 37,5 37,5	14 14 16 18,5 18,5 22 22 26 22 26 22	11 11 13 20 20 25 25 31 25 31 39	С	12 14 14 16 18 18 20 20 22 22 22	11 11 12 14 14 16 16 18 18 18	13 13 16 21 21 28 28 35 28 35
z_{1}^{2} d_{2}	63×50 75×63 90×50 90×63 90×75 110×50 110×63 110×90	С	37,5 43,5 43,5 51 51 61 61	31 37,5 31 37,5 43,5 31 37,5 51	39 50 39 50 64 43 50 77	СЛ	24 24 28 28 28 32 32 32	20 28 20 22 24 20 22 28	44 58 44 56 68 44 55 82
	140×110	-	-	_	-	Л	36	32	100

Пример обозначения перехода среднего типа с диаметром хвостовика $d_2 = 50$ мм и диаметром раструба d = 40 мм:

Переход ПНП 50×40 С ОСТ 6-05-367-74

Технические требования. Соединительные детали изготовляют из гранулированного полиэтилена низкой плотности (высокого давления) по ГОСТ 16337-77 Е марки 17603-006.

Соединительные детали должны выдерживать без признаков разрушения испытание внутренним гидростатическим давлением при

температуре 70 °C и соблюдении условий, указанных в табл. 103.

Допуски на присоединительные номинальные диаметры d, $d^{\prime\prime}$ и d_2 приведены в табл. 104.

Габаритные размеры присоединительных деталей - по табл. 105.

103. Условия испытаний соединительных деталей

Тип деталей	Давление испыта- тельное, МПа	Время, ч, не более	Тип деталей	Давление испыта- тельное, МПа	Время, ч, не более
T	1,28	1	СЛ	0,51	1
	1,00	100		0,40	100
С	0,77	1	л	0,32	1
	0,60	100		0,25	100

104. Допуски на присоединительные номинальные диаметры

Номина- льный	Тип	1	нение <i>d</i> ′	Пред. откл.	Номина- льный	Тип		онение <i>d</i>	Пред. откл.
диаметр, $d. d', d_2$		верх- нее	ниж- нее	d_2	диаметр, d, d', d_2		верх- нее	ниж- нее	<i>d</i> ₂
16		-0,4	-0,8	-	16		-0,2	-0.6	+0,4
20		-0,4	-0,9	+0.5	20		-0,2	-0,7	+0,5
25		-0,5	-1,0	+0,5	25		-0,2	-0,7	+0,5
32	Т	-0.5	-1,1	+0,6	32	С	-0,3	-0,9	+0,6
40		-0,6	-1.2	+0.6	40		-0,3	-1.0	+0.7
50		-0,6	-1.2	+0.6	50		-0.3	-1.0	+0,7
63		-0.8	-1,5	+0.7	63		-0,3	-1.0	+1,0
-					75		-0,4	-1.2	
75		-1.0	-1.7	+0,7	90	СЛ	-0,4	-1,2	+1,2
90	С	-1,0	-1.9	+0.9	110		-0,5	-1.5	
110		-1,2	- 2,1	+0,9	140	Л	-0,5	-1,5	+1,5
	L			L		!			

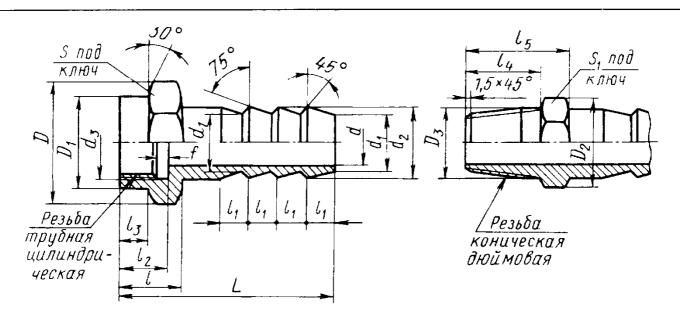
105. Габаритные размеры D муфт, угольников, тройников, переходов и D (D) переходиых тройников

Размеры,	мм
L GOCPDI,	******

Номина- льный лнаметр $d(d^l)$	Тип дета- лей	<i>D</i> . не более	Тип дета- лей	<i>D (D</i> '), не более	Номина- льный диаметр d (d')	Тип дета- лей	<i>D</i> , не более	Тип дета- лей	<i>D</i> (<i>D</i> ′). не более
16		23		22	63	Т	90	С	84
20		29		27	75		96		92
25		36		34	90	С	115	СЛ	110
32	Т	46	С	43	110		141		134
40		57		54					
50		72	'	67	140	-	-	Л	158

СОЕДИНЕНИЯ ДЛЯ РУКАВОВ И ШЛАНГОВ

106. Неразъемное соединение для рукавов



Услов- ный проход	Резьба труб- ная по ГОСТ 6357-81. дюймы	d	d_1	d_2	d ₃	l	/1	12	<i>l</i> ₃	f	D	D_1
8	1/4	8	9	12	13,5	14	6	10	6	3	19,6	16.5
10	3/8	9.5	11	15	17	15	8	12	6	3	25,4	21.5
15	1/2	14	16	20	21,5	18	8	14	8	4	34,6	26
20	3/4	17.5	19	22	27	20	10	20	8	4	41,6	31

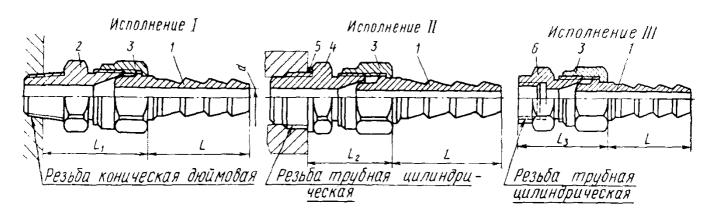
Продолжение табл. 106

Условный проход	S	Число зубьев	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52	D_2	D_3	l ₄	l_5	S_1
8	17-0.24	3	K 1/4"	16,2	13,85	15,5	21.5	14-0,24
10	22-0.28	3	K 3/8"	19,6	17,33	16,5	23,5	17-0,24
15	30-0,28	4	K 1/2"	25,4	21,56	21,0	29,0	22-0,28
20	36-0.34	4	K 3/4"	31,2	26,91	21,5	30.5	27 _{-0,28}

Материал: сталь 20.

Для условного прохода 8, 10, 15 и 20 мм L равно соответственно 40; 48; 60 и 70 мм.

107. Разъемное соединение для рукавов



Услов- ный	Внутрен- ний	Резьба коническая	d	L	L_1	L_2	L_3		Масса, кг, исполнения		
про- ход	диаметр рукава	по ГОСТ 6111-52						I	II	III	
8	9	K 1/4"	7.5	28	36	31,5	35,5	0,103	0.108	0,094	
10	12	K 3/8"	9,5	37	39	35	39	0,162	0,178	0,148	
15	16	K 1/2"	14	47	44	39	43	0,244	0,283	0,224	
20	18	K 3/4"	16	62	49	44	49	0.422	0,463	0,394	
25	25	K 1"	23	82	55	49	52	0.595	0.641	0,558	

Ниппель, деталь І - по табл. 108.

Концевой штуцер, деталь 2 - по табл. 109.

Гайка, деталь 3 - по табл. 110.

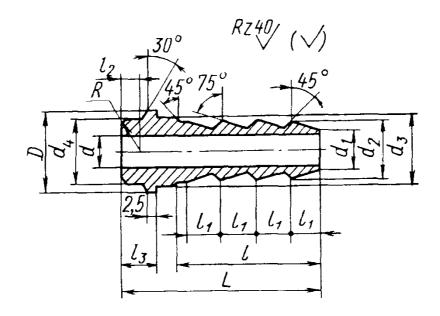
Концевой штуцер, деталь 4 - по табл. 111.

Прокладка, деталь 5 - по табл. 112.

Штунер, деталь 6 - по табл. 113.

108. Ниппель, деталь 1

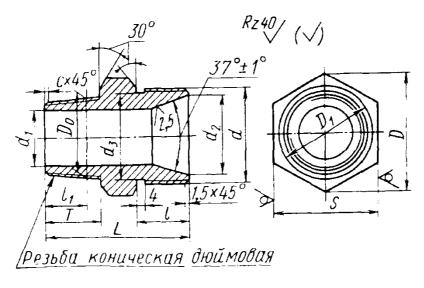
Размеры, мм



Услов- ный про- ход	d	d_1	<i>d</i> ₂	d ₃	d ₄ (пред. откл. -0,2)	L	1	l _i	<i>l</i> ₂	<i>l</i> ₃ (пред. откл. +0,4)	R	Число зубьев	D
8	7,5	9	12	14,0,06	12	40	26	6	4	9	6	3	16-0,2
10	9,5	11	15	18,00	16	51	34	8	5	10	8	3	20-0,2
15	14	16	20	22-0,07	20	63	45	8	6	12	10	4	25 _{-0,2}
20	16	17,5	22	28:0,21	26	80	56	10	7	14	13	4	31 _{-0,3}
25	23	24,5	29	34-0.08	32	100	70	12	8	14	16	4	37 _{-0,3}

Материал: сталь 20. Оксидировать.

109. Концевой штуцер, деталь 2



Резьба метрическая, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81

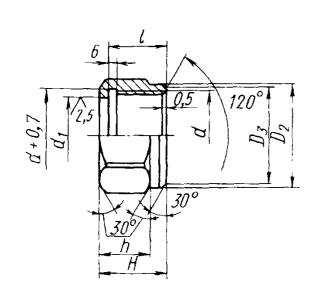
Продолжение табл. 109

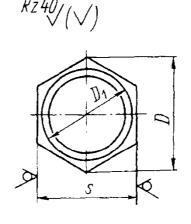
Условный прохол	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52	D_0	<i>l</i> ₁	Т	c	d	d_{I}	d ₂ (пред. откл. +0,2)	d_3	D	D_1	L	l	S
8	K1/4"	13,85	9,5	14	1,5	M18×1,5	8	13	15,8	21,5	18	36	14	19
10	K3/8"	17,33	10,5	14	1,5	M22×1,5	11	17	19,8	27	22	38	15	24
15	K1/2"	21,56	13,5	19	1,5	M27×1,5	14	22	24,8	34	27	46	16	30
20	K3/4"	26,91	14	19	1,5	M33×1,5	19	28	30,8	41	33	50	18	36
25	K1"	33,69	17,5	24	2	M39×1,5	25	34	36,8	47	3 9	58	20	41
32	K1 1/4"	42,44	18	24	2	M48×1,5	32	42	45,8	56	48	62	22	50

Материал: сталь 35. Оксидировать.

110. Гайка, деталь 3

Размеры, мм





Резьба метрическая, поле допуска *7H* - по ГОСТ 16093-81.

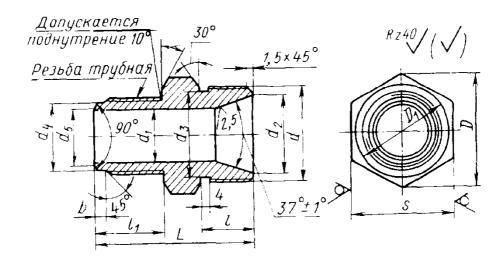
Отклонение от соосности отверстий не более $0,2\,\mathrm{MM}$.

Условный проход	d	d_1	D	D_{I}	D_2	D_3	Н	h	<i>l</i> (пред. откл0,5)	S
8	M18×1,5	[4+0,12	25	17	21	19	18	14	15	22
10	M22×1,5	18+0.12	27	21	24	23	2 0	15	16	24
15	M27×1,5	22+0,14	34	25	30	28	22	16	18	30
20	M33×1,5	28+0,14	41	33	36	34	24	18	20	36
25	M39×1,5	34+0,17	52	42	44	40	27	2 0	23	46
32	M48×1,5	43+0,17	62	52	54	50	32	24	27	55

Материал: сталь 35. Оксидировать.

111. Концевой штуцер, деталь 4

Размеры, мм



Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 7g - по ГОСТ 16093-81

Условный проход	Резьба трубная по ГОСТ 6357-81, дюймы	d	d_1	d ₂ (пред. откл. +0,2)	d_3	d_4	d_5	D	D_1	l	<i>I</i> ₁	L	b	S
8	1/4	M18×1,5	8	13	15,8	11	8,5	21,5	18	14	15	37	3	19
10	3/8	M22×1,5	11	17	19,8	14,5	11,5	27	22	15	18	42	3	24
15	1/2	M27×1,5	14	22	24,8	18	14,5	34	27	16	21	48	3	30
20	3/4	M33×1,5	19	28	30.8	24	19,5	41	33	18	24	55	4	36
25	1	M39×1,5	25	34	36,8	30	25,5	47	39	20	28	62	5	41
32	1 1/4	M48×1,5	32	42	45,8	38,5	33	56	48	22	32	70	5_	50

Материал: сталь 35. Оксидировать.

112. Прокладка, деталь 5

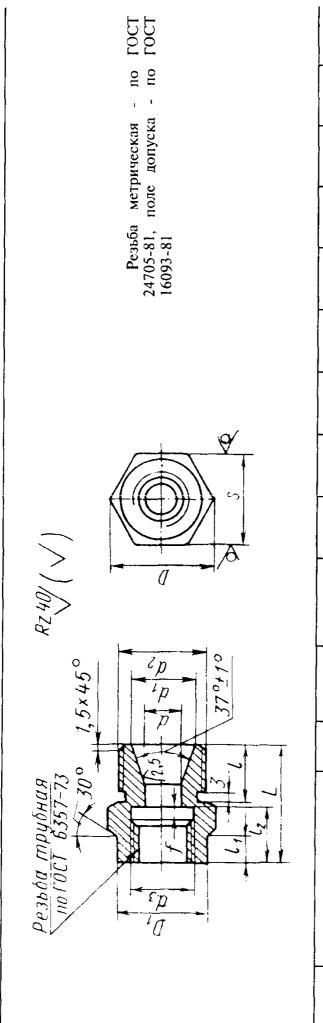
Размеры, мм

0.3×45°	Условный проход	d	D	b ^{+0.3}
4	8	15	18	2
	10	17	20	2
D H	15	21	24	3
	20	28	32	3
0.3*45	25	34	40	4
2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2	32	43	50	4

Материал медь М3. Отжечь.

113. Штуцер, деталь 6

Размеры, мм

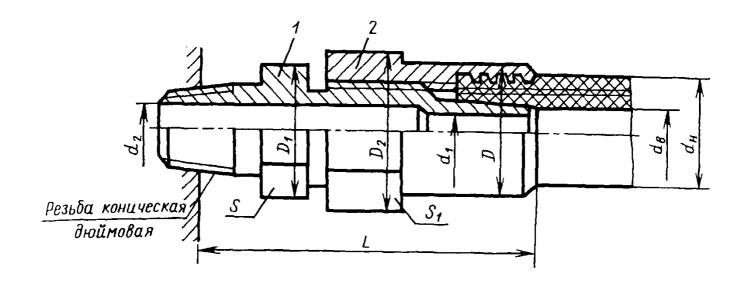


S	19	24	30	36	41
f	3	ы	4	4	9
D_1	16,5	21,5	26	31	38
Q	21,5	27	34	41	47
7	28	30	34	38	40
1/2	01	12	14	20	20
1/	9	9	∞	∞	∞
`	14	15	91	81	20
d_3	13,5	17	21,5	27	34
d_2	M18×1,5	M22×1,5	M27×1,5	M33×1,5	M39×1,5
$d = \begin{cases} d_1 \text{ (oTK.} \\ +0.2 \end{cases}$	13	1.7	22	28	34
p	8	11	14	61	25
Резьба трубная по ГОСТ 6357-81, дюймы	1/4	3/8	1/2	3/4	-
Условный проход	∞	10	15	20	25

Материал: сталь 35. Оксидировать.

114. Соединение* концевое неразъемное рукавов высокого давления

Резиновые рукава высокого давления с металлическими оплетками - по ГОСТ 6286-73



Диамет	ры рукава	Резьба по	d_1	d_2	D	D_{I}	D_2	L	Macca,
	d _H	ГОСТ 6111-52							КГ
4	14,0	K 1/8"	2,5	6	19	16,2	21,9	72	0,116
6	16,0	K 1/4"	3,5	6	22	19,6	25,4	76	0,143
8	19,0	K 3/8"	5,0	8	24	21,9	27,7	80	0,201
10	20,0	K 3/8"	6,5	10	27	21,9	31,2	90	0,238
12	25,0	K 3/8"	8,0	12	32	27,7	36,9	90	0,344
16	29,0	K 1/2"	12,0	15	36	34,6	41,6	90	0,440
20	34,0	K 3/4"	16,0	20	41	41,6	47,3	100	0,600
25	39,5	K 1"	20,0	25	46	47,3	53,1	100	0,730
32	46,5	K 1 1/4"	26,0	30	55	63,5	63,5	100	1,108

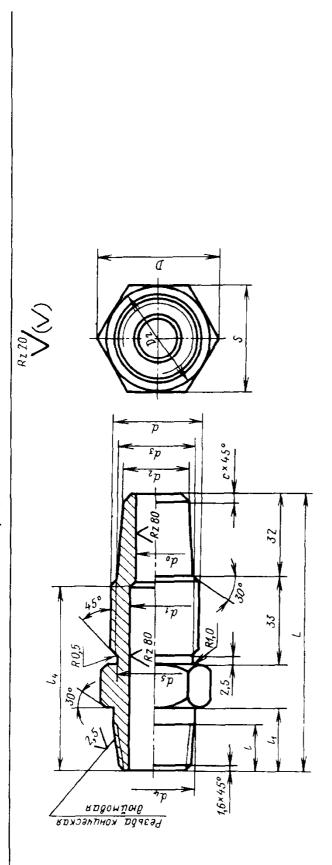
^{*} Присоединение рукавов высокого давления осуществляют по нормам ВНИИТАрматура.

Ниппель, деталь 1 - по табл. 115.

Гайка, деталь 2 - по табл. 116.

Лопустимое давление в рукаве 10 МПа.

115. Ниппель, деталь 1



	-				•														-
Диамстр рукава	стр Ка	Резьба по ГОСТ	d o	q'	<i>d</i> ,	d,	d,	d _z	0	д (поле	'n	1	,	7	7	v	,	Macca	
d _R	d _n	6111-52	·		J	-,	7	î)	(g)	7	1	•	•	-	, h12)		Kr.	
4	14	K 1/8"	2,5	9	4	9,8	10,42	10,2	16,2	M12×1,25	13,5	85	7.0	6	50	14	0.5	0,040	
	91	K 1/4"	3,5	9	9	9.01	13,85	11,8	9,61	M14×1,5	16,5	06	9,5	12	55	17	0,1	0,062	
	61	K 3/8"	5.0	<u>~</u>	∞	12,6	17,33	13,8	21,9	M16×1,5	18,0	95	10,5	14	09	61	9,1	0,100	
101	70	K 3/8"	6,5	9	9	14,6	17,33	13,8	21,9	M16×1,5	18,0	95	10,5	14	09	61	9,1	060,0	
	25	K 3/8"	8,0	12	12	16,6	17,33	15,8	27,7	M18×1,5	23,0	95	10,5	14	09	24	9,1	0,111	
	59	K 1/2"	12,0	15	91	20.6	21,56	8,61	34,6	M22×1,5	28,5	100	13,5	61	65	30	1,6	0,165	
	34	K 3/4"	16,0	20	70	24,6	26,91	24.8	41,6	M27×1,5	34,0	100	14.0	61	65	36	2,0	0,250	
	39,5	<u>.</u> ×	20,0	25	25	29,6	33,69	30,8	47,3	M33×1,5	39,0	105	17.5	24	70	41	2,0	0,350	
32 4	16.5	K 1 1/4"	26,0	30	32	36,6	42,44	36,8	63,5	M39×1,5	53,0	105	18,0	24	70	55	2,0	0,520	

Материал: сталь 35. Оксидировать. Неуказанные предельные отклонения размеров: валов - по h14; отверстий - по H14; остальных по js14.

116. Гайка, деталь 2

$\stackrel{R_2}{\sim} \stackrel{20}{\sim} \langle \downarrow \rangle$	120 120 120 120 120 120 120 120 120 120	
	To OZL	
	i	

				•							1
Macca,	KI	0,069	0,081	0,110	0,148	0,233	0,274	0,320	0,378	0,400	
S	h12)	61	22	24	27	32	36	41	46	55	
9		×	∞	∞	01	01	01	12	12	12	
l_1		25	25	25	32	32	32	40	40	40	
1		45	45	45	50	50	50	55	55	55	
T		55	55	55	9	9	65	70	70	70	
D_{2} .		0,81	21,0	23,0	26,0	30,5	34,0	39.0	44.0	53,0	
D_1'		61	22	24	27	32	36	41	46	55	
D_1		21,9	25,4	27.7	31,2	36,9	41,6	47,3	53.1	63,5	
d_2		16,0	18,5	21,0	23.0	27,0	31.0	36.0	41,0	48,0	
d ₁		12,5	14.5	17.0	0.81	23.0	27.0	32,0	37.5	44,5	4
Резьба <i>D</i> (поле допус-	ка 6Н)	M12×1,25	M14×1,5	M16×1.5	M16×1,5	M18×1.5	M22×1,5	M27×1,5	M33×1,5	M39×1.5	
re rp IBa	d_{11}	14	- qı	61	20	25	29	34	39,5	46.5	
Диаметр рукава	$d_{\rm H}$	4	9	×.	01	12	91	20	25	32	;

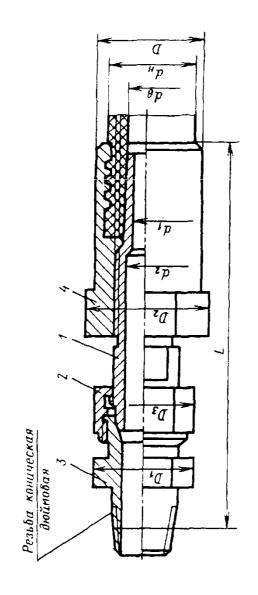
Материал: сталь 35.

Неуказанные предельные отклонения размеров отверстий - по H14; валов - по h14; остальных - по js14.

117. Соединение концевое разъемное рукавов высокого давления

Резиновые рукава высокого давления с металлическими оплетками - по ГОСТ 6286-73.

Размеры, мм

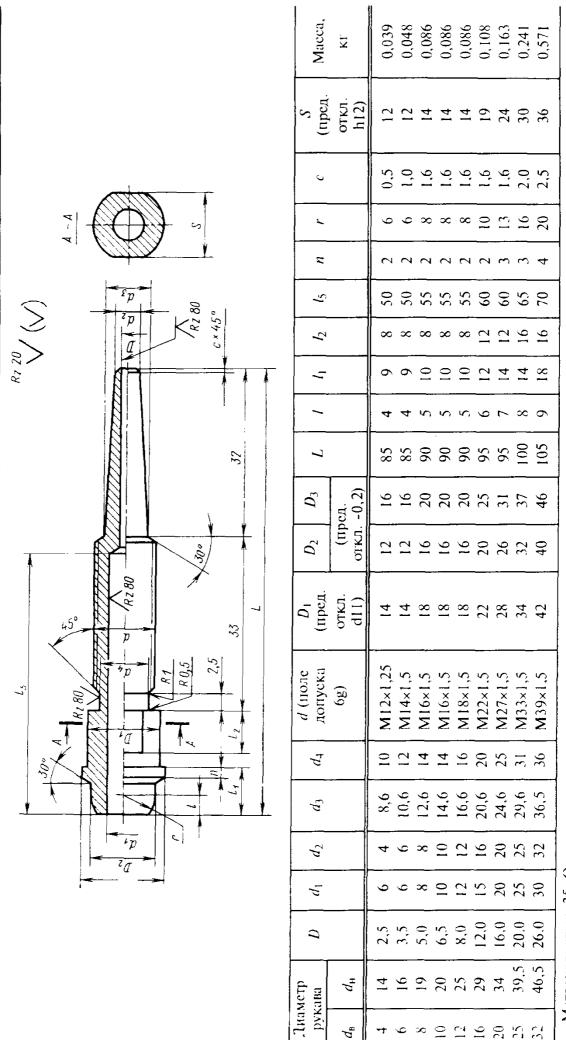


Диаметр	Диаметр рукава	Резьба по	d_1	d_2	Q	D _I	<i>D</i> ,	D_3	7	Масса, кг
$d_{\mathbf{b}}$	$d_{\rm H}$	FOCT 6111-52								
4	14	K 1/4"	2,5	9	61	21,5	21.9	25	105	0,173
9	16	K 1/4"	3,5	9	22	21,5	25,4	25	105	0,206
∞	61	K 3/8"	5,0	∞	24	27,0	27.7	27	110	0,280
01	20	K 3/8"	6,5	01	27	27,0	31.2	27	120	0,318
12	25	K 3/8"	8,0	12	32	27,0	36,9	27	120	0,403
9.	29	K 1/2"	12,0	15	36	34,0	41,6	34	130	0,518
20	34	K 3/4"	16,0	20	41	41,0	47,3	4 1	135	0,738
25	39,5	K !"	20,0	25	46	47,0	53.1	52	145	0,998
32	46,5	K 1 1/4"	26,0	30	55	56,0	63.5	62	155	1,750

Ниплель, деталь 1 - по табл. 118. Гайка, деталь 2 - по табл. 110. Штуцер, деталь 3 - по табл. 120. Гайка, деталь 4 - по табл. 116. Допустимое давление в рукаве 10 МПа.

118. Нипнель, деталь 1

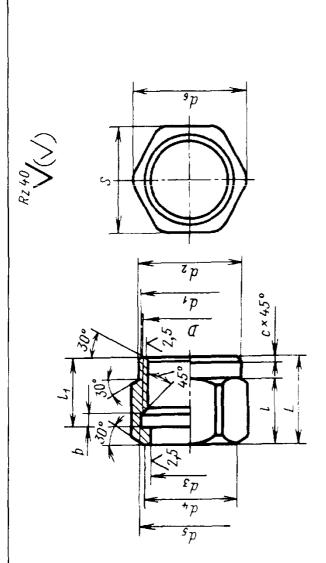
Размеры, мм



Материал: сталь 35. Оксидировать. Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по Н14; валов - по h14; остальных - по js14.

119. Гайка, деталь 2

Размеры, мм



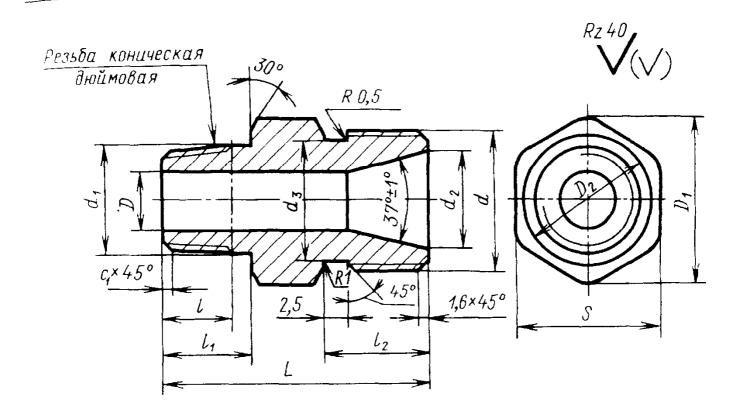
Масса, кг		0,008	0,010	0,010	0,014	610'0	0,030	0,040	0,065	0,135
S (пред. откл.	h12)	14	12	17	61	22	27	30	36	46
Ç		0,1			9,1				2,0	
q		2		•		ъ				
/ _I (пред. откл.	-0,5)		12	13	14	15	16	81	20	23
_		01	11	12	13	14	15	16	81	20
7		13	14	15	91	81	20	22	24	27
d_6		15,5	5,61	19,5	21.5	25,0	30.0	34,0	41,0	52,0
d _S	'	10,5	12,5	14,7	16,7	18,7	22,7	27,7	33,7	39,7
d_4		8	10	12	4	17	21	25	33	42
d_3 (пред. откл.	H14)	5	14	14	81	81	22	28	34	42
d_2		14	17	17	61	21	27	30	36	44
q_1		11	13	15	17	61	23	28	34	40
Резьба <i>D</i> (поле	допуска 6Н)	M10×1,0	M12×1,25	M14×1,5	M16×1,5	M18×1,5	M22×1,5	M27×1,5	M33×1,5	M39×1.5
erp Ba	$d_{\rm h}$	14	16	61	70	25		Ī	39,5	46,5
Диаметр рукава	$d_{\rm B}$	77	9	œ	01	1.2	9]	20	25	33

:Материал: сталь 35. Оксидировать. Покрытие: Хим. Окс. прм.

Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по Н14; валов - по h14; остальных - по js14.

120. Штуцер, деталь 3

Размеры, мм



Резьба по ГОСТ 6111-52	D	d_1	d ₂ (пред. откл. +0,2)	d_3	d	D_1	D_2	L	l	<i>l</i> ₁	l_2	S (пред. откл. hl2)	c_1	Мас- са, кг
K 1/4"	8	13,85	13	15,8	M18×1,5	21,5	18	36	9,5	15	14	19	1,6	0,042
K 3/8"	10	17.33	17	19,8	M22×1,5	27,0	22	38	10.5	16	15	24	1,6	0,062
K 1/2"	14	21,56	22	24,8	M27×1,5	34,0	27	46	13,5	20	16	30	1.6	0,096
K 3.4"	19	26.91	28	30.8	M33×1,5	41,0	33	50	14,0	20	18	36	1.6	0,159
K 1"	25	33,69	34	36.8	M39×1.5	47.0	36	58	17.5	25	20	41	2,0	0,244
K 1 1/4"	32	42,44	42	45,8	M48×1,5	56,0	48	62	18,0	25	22	50	2,0	0,408

Материал: сталь 35. Оксидировать.

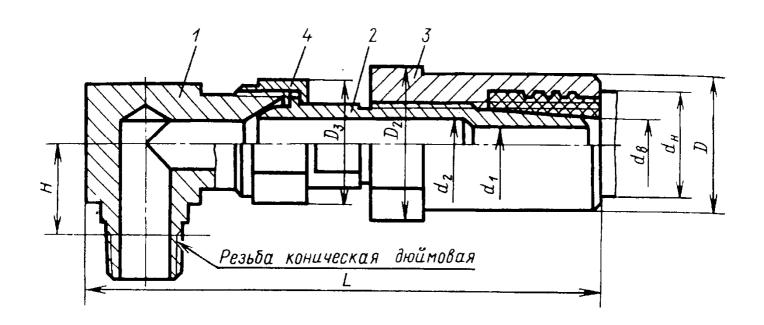
Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по H14; валов - по h14; остальных - по is14.

Резьба метрическая по ГОСТ 24705-81, поле допуска резьбы 6g - по ГОСТ 16093-81.

121. Присоединение концевое разъемное под углом 90° рукавов высокого давления

Резиновые рукава высокого давления с металлическими оплетками - по ГОСТ 6286-73.

Размеры, мм



	аметр /кава	Резьба по ГОСТ	d_1	d_2	D	D_{I}	D_2	D_3	L	H_1	Macca,
<i>d</i> _B	d_{H}	6111-52									КГ
4	14,0	K 1/4"	2,5	6	19	21,5	21,9	25	110	22	0,222
6	16,0	K 1/4"	3,5	6	22	21,5	25,5	25	110	22	0,250
8	19,0	K 3/8"	5,0	8	24	27,0	27,7	27	125	25	0,364
10	20,0	K 3/8"	6,5	10	27	27,0	31,2	27	135	25	0,402
12	25,0	K 3/8"	0,8	12	32	27,0	36,9	27	135	25	0,487
16	29,0	K 1/2"	12,0	15	36	34,0	41,6	34	145	28	0,659

Угольник, деталь 1 - по табл. 122.

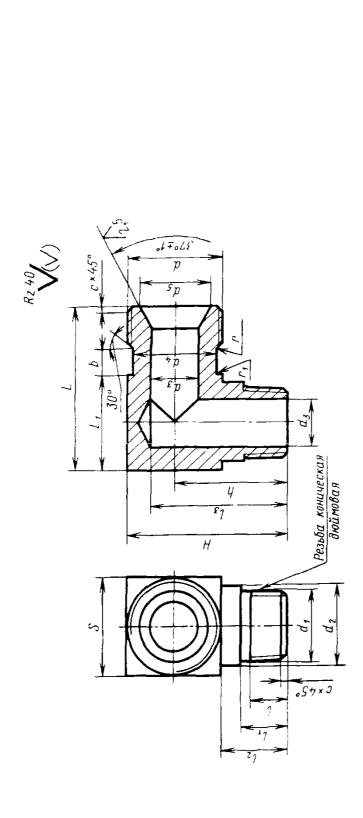
Ниппель, деталь 2 - по табл. 118.

Гайка, деталь 3 - по табл. 116. Гайка, деталь 4 - по табл. 110.

Допускаемое давление в рукаве 10 МПа.

122. Угольник, деталь 1

Размеры, мм

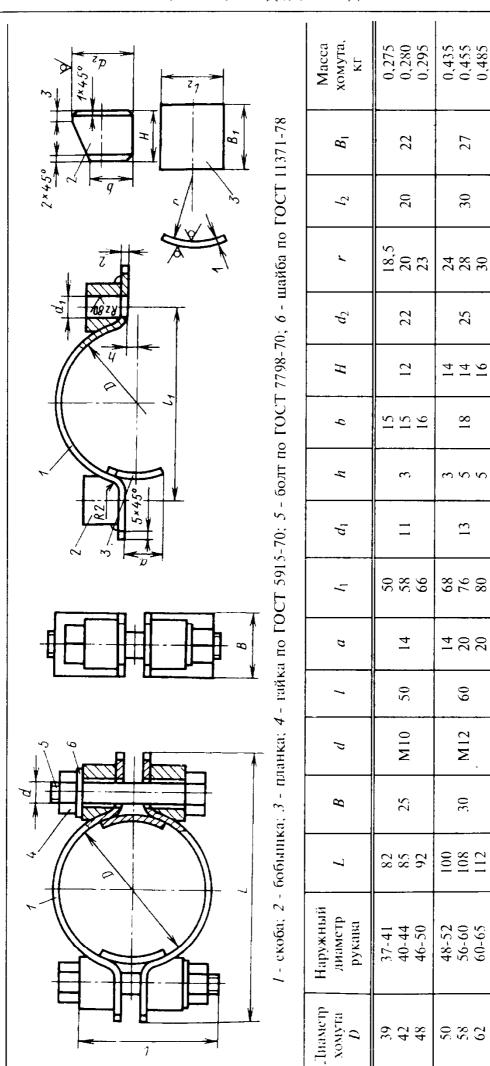


Диаметр рукава	етр ва	Резьба по ГОСТ 6111-52	q_1	d_{λ}	d_3	d_4	<i>d</i> 5 (пред.	Резьба <i>d</i> (поле		1	12	13	7	L_1	4	Н	Спред.	Ç	Macca, KF
$d_{\rm B}$	d _H						+0,2)	`						,			h12)		
77	14	K 1/4"	13,85	91	∞	5,51	13	M18×1,5	9,5	12.0	18	32,0	37	61	28	38	61	1,6	0,086
9	91	K 3/8"	17,33	81	=	19,5	17	M22×1,5	10,5	13.0	20	38,0	45	24	32	45	24	1,6	0,146
×	61	K 1/2"	21,56	24	14	24.5	22	M27×1,5	13,5	16.5	22	45,0	53	30	38	53	30	1,6	0,237
10	20	K 3/4"	76,91	30	19	30,5	28	M33×1,5	14,0	17.0	26	53,5	62	36	44	63	36	1.6	0,396
12	25	*	33,69	36	25	36,5	34	M39×1,5	17,5	21.5	30	64,5	72	41	52	75	41	2.0	0,566
9!	59	K 1 1/4"	42,44	45	32	45,5	42	M48×1,5	18,0	22,0	34	76,0	87	50	09	06	50	2,0	898,0

Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстия - по H14; валов - по h14; остальных - по js14. :Материал: сталь 35. Оксидировать.

123. Хомуты для креплення резинотканевых рукавов

Размеры, мм



Материалы: скобы, бобышки, планки - сталь Ст3; гайки и болты - сталь 35; шайбы - сталь 25. Отклонения размеров: отверстий - по H14; валов - по h14; остальных - по js14. Покрытие скоб Ц15.

0,87 0,93 1,10 1,17

32

30

38,5 43,5

32

18 26 26 26 26

22 22 22 24

5

17

102 112 135 165

20

2 8 8 8

M16

35

145 155 180

77-81 16-78 205

112-114 137-142

79 89 113 139

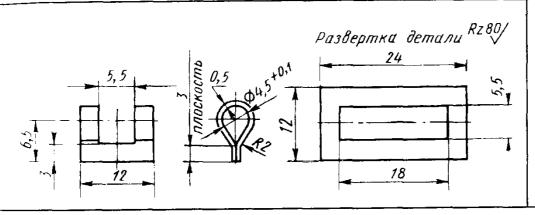
55,5 68,5

124. Хомут для шланга

Основные размеры и масса хомута в зависимости от диаметра шланга

<u>А-А</u> увеличено — 1 2	<i>D</i> ,	Мас- ca, г	<i>D</i> , мм	Мас- ca, г
	18	3.5	30	4,6
$A \rightarrow A \rightarrow A \rightarrow A \rightarrow A \rightarrow A \rightarrow A \rightarrow A \rightarrow A \rightarrow A \rightarrow$	20	3,7	45	6,1
	26	4,4	50	6,7

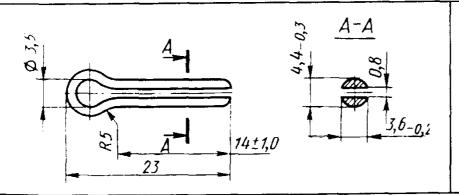
Ушко, деталь 1



Заготовка: сталь прокатная тонколистовая.

Масса ушка 0,4 г

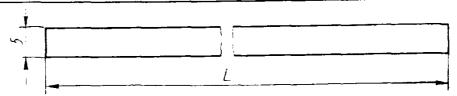
Шплинт, деталь 2



- 1. Отклонение свободных размеров ±0,25 мм.
- 2. Разность в длине концов усиков не более 2 мм.
- 3. Заготовка соответствует профилю стандартного шплинта с условным диаметром 4 мм.
 - 4. Масса шплинта 1,6 г

Лента, деталь 3

Размеры, мм



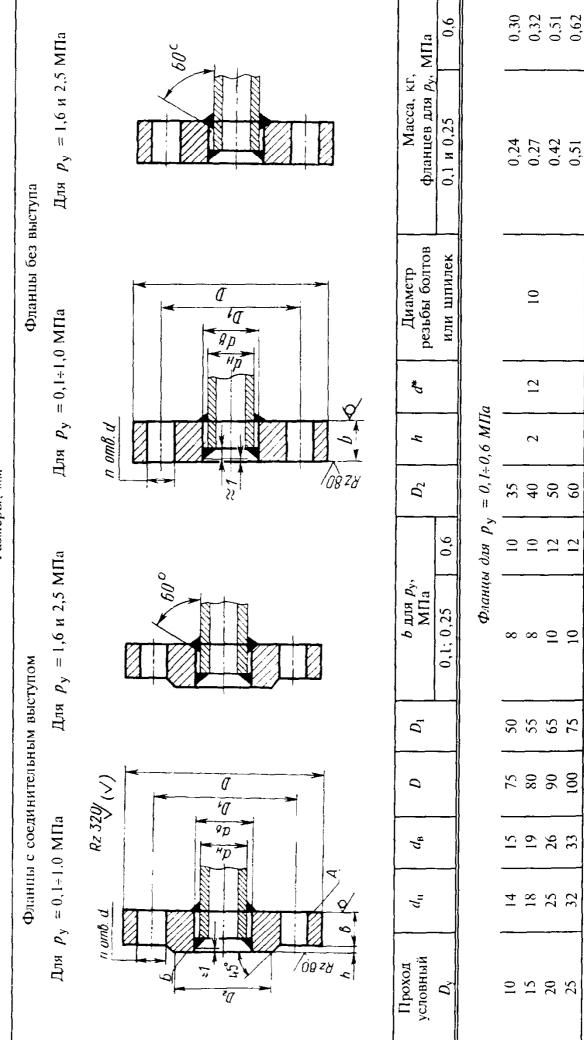
_ D шланга	Толщина	L	Масса, г	D шланга	Толщина	L	Масса, г
18		140	1,5	30		220	2,6
20	0,3	160	1,7	45	0,3	350	4,1
26		196	2,4	50		380	4,7

Заготовка: лента из низкоуглеродистой стали по ГОСТ 503-81.

ФЛАНЦЕВЫЕ СОЕДИНЕНИЯ

125. Сталыные плоские приварные фланцы

Размеры, мм



Продолжение табл 125

МПа	9,0	0,97	1,12	1,23	1,50	2,28	МПа	2,5		0,61	89,0	0,94	1,12	1,71	2,06	2,70	3,07	3,86
Масса, кг, фланцев для ру, МПа	0,25	.5	9,9)5	1,27	57	Масса, кг, фланцев для <i>р</i> у, МПа	1,6		0,52	0,58	0,83	1,12	1,52	1,85	2,44	3,24	3,68
флан	0,1 и 0,25	0,75	0,86	0,95	1,2	1,67	флан	1,0		0,44	0,49	0,71	0,84	1,33	1,63	1,93	2,62	2,98
Диаметр резьбы болтов	или шпилск		1.2			91	Диаметр резьбы болтов	или шпилск			12					91		
d *			4		•	81	#		a	_	14					81		
h		2	3	8	Ж	3	h		$= I, 0 \div 2, 5 M\Pi a$	-	7			2	3	3	3	3
<i>D</i> ₂		70	80	90	110	128	D_2			40	45	58	89	78	88	102	122	138
	9,0		13			15		2,5	и для ру	4	14	91	91	81	19	21	21	23
<i>b</i> для <i>p</i> у, МПа	0,25)	0	0			<i>b</i> для <i>p</i> _y , МПа	1,6	Фланцы	12	12	14	91	91	17	61	21	21
	0,1; 0,25	01	10	10	11			1,0		01	01	12	12	14	15	15	17	17
D_1		06	100	110	130	150	D_1	-		09	65	75	85	100	110	125	145	160
a		120	130	140	160	185	q			06	95	105	115	135	145	091	180	195
d _B		39	46	65	78	16	d _n		!	15	61	26	33	39	46	59	78	16
d ₁₁		38	45	57	92	68	тр			4	81	25	32	38	45	57	92	68
Проход условиый	D_{ζ}	32	40	50	92	08	Проход условный	D_{λ}		10	1.5	20	25	32	40	50	59	08

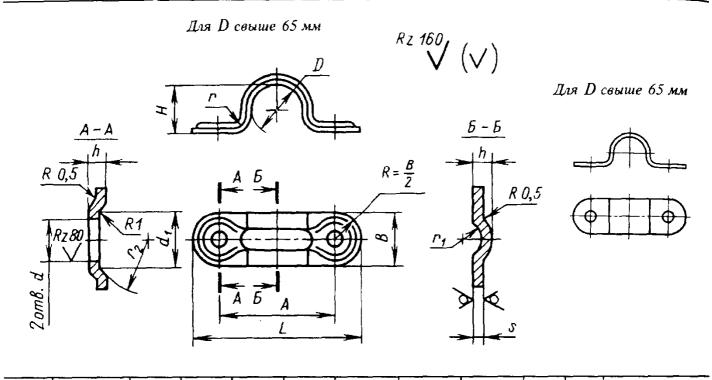
• Число отверстий n=8 для $D_{\rm y}=65$ и 80 и при $p_{\rm y}=2.5$ МПа; в остальных случаях n=4.

Материал фланцев - сталь Ст3сп.

СКОБЫ ДЛЯ КРЕПЛЕНИЯ ТРУБОПРОВОДОВ

126. Одноместные скобы (по ГОСТ 24133-80)

Размеры, мм



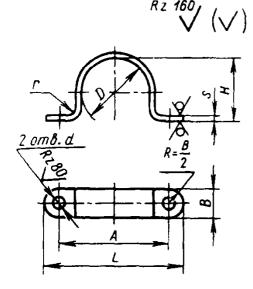
D	$B_{-2,5}^{+2}$	s	Н	L*	A	d (по H14)	d_1	$h=r_1$	r	r_2	Масса, 1000 шт., кг
10	16	1,0	8 10	44 46	28 30	5,5	9	2	3		6,20 6,80
14 16 18 20	18		12 14 16 18	56 58 60 63	38 40 42 45	6,6	10			10	13,66 14,58 15,76 17,12
22 25 28 32 36	22	1,6	20 22 24 28 32	74 77 80 84 87	52 55 58 62 65	9	14	3	5		24,13 25,77 27,31 30,29 33,05
40 45 50 55 60 65	30	2	35 40 45 50 55 60	105 108 115 120 125 135	75 78 85 90 95 105	9 9 9 11 11	14 14 14 16 16	4	6	16	63,58 71,18 76,82 81,42 85,82 92,72
70 75 80		3	60 65 70	140 145 155	110 115 125	11 11 13	-	- - -		- - -	148,60 155,80 217,30

^{*} Размер для справок. Материал: сталь Ст3.

Пример обозначения одноместной скобы D=50 мм: Скоба 50 ГОСТ 24133-80

127. Одноместные облегченные скобы (по ГОСТ 17678-80)

Размеры, мм



Скобы изготовляют из стали Ст3 по ГОСТ 380-94 или из стали 12X18H9T по ГОСТ 5632-72, а также из алюминиевого сплава Д16T по ГОСТ 21631-76 Е.

Для определения массы скоб из алюминиевого сплава значения массы, указанные в таблице, должны быть умножены на коэффициент 0,356.

D	B_{-1}^{+2}	s	Н	L*		A	d (no	r	Масса 1000 шт. стальных
					Номинал	Пред. откл.		·	скоб, кг
3 4	6	0,5	2 3	17	11		2,4	1,2	0,36 0,40
5 6 8 10	8	0,8 0,8 1,0 1,0	3 4 5 7	24 26 28 30	16 18 20 22	±0,25	3,4	2,0 2,0 2,5 2,5	1,09 1,26 1,61 2,33
12 14 16 18		1,0 1,2 1,2 1,2	9 11 13 15	36 40 42 44	26 30 32 34			2,5 3,0 3,0 3,0	3,14 4,50 5,12 5,44
20 22 25	10	1,2	17 19 21	46 48 50	36 38 40		4,5	3,0	5,94 6,41 6,84
28 32 36			24 27 31	55 60 65	45 50 55	±0,50			10,30 11,50 13,00
40 45 50 55 60	12	1,6	35 39 44 49 54	70 75 80 85 90	60 65 70 75 80		5,5	4,0	17,20 18,80 20,80 22,70 24,50

^{*} Размер для справок.

Пример обозначения одноместной облегченной скобы D=50 мм из стали марки Ст3: Скоба 50 ГОСТ 17678-80

То же, из стали марки 12Х18Н9Т:

Скоба 50-12X18Н9Т ГОСТ 17678-80

То же, из алюминиевого сплава марки Д16Т:

Скоба 50-Д16Т ГОСТ 17678-80

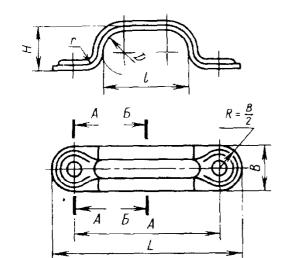
128. Двух-, трех- и четырехместные скобы (соответственно

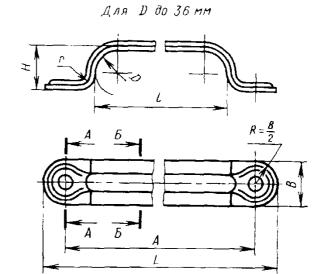
Размеры,

Двухместные

Трехместные

ДЛЯ D до 36 мм





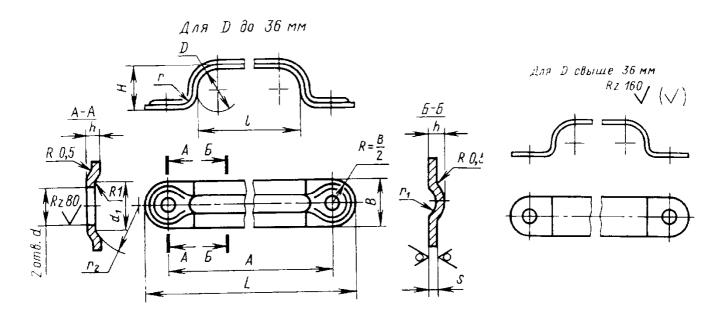
				d							Івухмес	тные
D	B (2)	S	Н	H14	d_1	$h=r_2$	r	r_1	L*	A	l	Масса 1000 скоб, к г
4 5 6 8 10 12	16	1.0	3 4 5 6 8 10	5,5	9	2	3		42 43 48 50 54 58	26 27 32 34 38 42	8 10 12 16 20 24	4,70 4,90 5,50 6,40 7,46 8,36
14 16 18 20	18		12 14 16 18	6,6	10			10	70 74 78 83	52 56 60 65	28 32 36 41	16,86 18,18 19,86 21,62
22 25 28 32 36	22	1,6	20 22 24 28 32	9	14	3	5		97 104 112 122 127	75 85 90 100 105	45 55 60 70 75	30,23 32,67 35,01 39,19 43,05
40 45 50			35 40 45						150 160 170	120 130 140	85 95 105	123,5 139,1 150,7
55 60 65 70 75	30	3.0	50 55 60 60 65	11	-	ŕ	6	-	180 190 200 215 225	150 160 170 185 195	115 125 135 145 155	161,4 171,2 185,4 198,1 209,3

^{*} Размер для справок. Материал: сталь Ст3.

по ГОСТ 24134-80, 24135-80, 24136-80)

MM

Четырехместные



	Tį				Четы	рехместны	e
L*	A	l	Масса 1000 скоб, кг	L*	А	1	Масса 1000 скоб, кг
46	30	12	5,20	50	34	16	5,70
48	32	15	5,50	53	37 •	20	6.10
54	38	18	6,30	60	44	24	7,10
58	42	24	7,40	66	50	32	8,40
64	48	30	8,72	74	58	40	9,98
71	55	37	9,92	82	66	48	11,48
85	67	43	20.06	98	80	56	23,26
91	73	49	21,78	106	88	64	25,38
96	78	54	23,96	114	96	72	28,06
102	85	61	26,12	1 2 8	110	85	30,62
122	100	70	36.33	147	125	90	42,43
130	108	78	39,57	162	140	105	46,47
140	118	88	42,71	172	150	115	50,41
152	130	100	48,09	187	165	130	56,99
162	140	110	53,05	202	180	145	63,05
190	160	125	151,8	230	200	165	170.1
205	175	140	171,4	250	220	185	203.7
220	190	150	186,1	270	240	205	221.5
235	205	170	200,8	300	270	225	247.3
250	220	185	213,6	320	290	245	263.1
270	240	200	231,8	340	310	265	285.3
290	260	215	247,6	360	330	285	304.2
300	270	230	262,8	380	350	305	323.4

Пример обозначения соответственно двух-, трех- и четырехместной скобы d=50 мм:

Скоба 50×2 ГОСТ 24134-80

Скоба 50×3 ГОСТ 24135-80

Скоба 50х4 ГОСТ 24136-80

Технические требования на скобы одноместные облегченные, одно-, двух-, трех- и четырехместные.

Предельные отклонения размера A, мм:

для облегченных скоб:

$$\pm 0.25$$
 для диаметров $D = 3 \div 18$ мм.

$$\pm 50$$
 » » $D = 20 \div 60$ мм;

для одноместных скоб:

$$\pm 0,50$$
 для диаметров $D = 10 \div 65$ мм,

$$\pm 1.0$$
 » $D = 70$ мм и более;

для двух-, трех- и четырехместных скоб:

 $\pm 0,5$ для диаметров $D = 4 \div 36$ мм,

$$\pm 1,0$$
 » $D = 40$ мм и более.

Неуказанные предельные отклонения размеров $\pm 1/2$ допуска 9-го класса по ОСТ 1010. Предельные отклонения на толщину скоб должны соответствовать Допускам на применяемый сортамент.

Готовые детали должны иметь следующие покрытия:

из стали марки Ст3 - Ц9.хр.; из стали марки 12X18Н9Т - Хим. Пас; из алюминиевого сплава Д16 - Ан. Окс. хр.

Дополнительные источники

Детали трубопроводов из углеродистой стали бесшовные приварные на $p_{\rm y}$ от 0,1 до 10,0 МПа. ГОСТ 17375-83 - ГОСТ 17380-83.

Соединения фланцевые для гидравлических и смазочных систем. ГОСТ 19535-74.

Трубы бесщовные холодноформованные из сплавов на основе титана. Технические условия. **ГОСТ** 22897-86.

Трубы конструкционные холоднодеформированные и теплодеформированные из

углеродистых и легированных сталей. ГОСТ 21729-76.

Трубки медные и латунные тонкостенные. ГОСТ 11383-75.

Трубы стальные электросварные прямошовные. Сортамент. ГОСТ 10704-91.

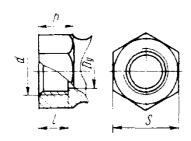
Фланцы арматуры, соединительных частей и трубопроводов. ГОСТ 12815-80 - ГОСТ 12822-80.

Глава V

ТРУБОПРОВОДНАЯ АРМАТУРА

МУФТОВЫЕ КОНЦЫ С ТРУБНОЙ ЦИЛИНРИЧЕСКОЙ РЕЗЬБОЙ (по ГОСТ 6527-68 в ред. 1990 г)

1. Основные размеры, мм



Данные распространяются на муфтовые концы трубопроводной арматуры:

- а) из латуни, бронзы и ковкого чугуна на условное давление $p_y \le 2.5 \ \mathrm{M}\,\mathrm{Ha}$;
 - б) из серого чугуна на условное давление $p_y \le 1.6$ МПа. Резьба трубная цилиндрическая по ГОСТ 6357-81

BI VC .	груб- эймы	l '	т ковкої чугуна	го		и серог чугуна	0		Для ла	атуни и б	бронзы	
povogusi britisie,	ьба тр	S	<i>l</i> , не	'h	S	<i>l</i> , не	h	S	l, не	менее		h
Hpor	Резь		менее			менее			$p_{y} \le 1,6$	$p_{y} = 2.5$	$p_y \le 1.6$	$p_y = 2.5$
	1/4	19	9	10	~	-	-	19	9	11	7	11
11)	3/8	22	10	12	27	12	14	22	10	12	8	12
15	1/2	27*	12	14	30	14	16	27	12	15	9	13
20	3/4	36	14	16	36	16	18	32	14	17	10	14
25	ì	41	16	18	46	18	21	41	16	19	12	16
32	1 1/4	50	18	21	55	20	23	50	18	22	14	18
40	1 1/2	60	20	23	60	22	26	60	20	-	16	-
50	2	70	22	25	75	24	28	70	22	-	18	-
65	2 1/2	90	25	28	90	26	30	90	25	-	20	-
<u> </u>	3	100	28	31	105	30	34	100	28		22	

^{*}Допускается размер 30 мм по согласованию с заказчиком.

КРАНЫ

КОНУСНЫЕ НАТЯЖНЫЕ МУФТОВЫЕ ЛАТУННЫЕ КРАНЫ НА ру≈ 0,6 МПа

Конусные натяжные муфтовые латунные краны общепромышленного назначения на $P\approx 0.6~{\rm MHa}$ и $D_{\rm V}$ от 15 до 40 мм применяют на трубопроводах для жидких сред при темпе

ратуре до 100 °C (табл. 2).

Технические требования. Материал основных деталей - латунь ЛС59-1 по ГОСТ 17711-93.

Допускается изготовление основных деталей из латуни других марок, обеспечивающих установленную надежность эксплуатации

Размер под ключ	Услов- ный проход D_y	Резьба трубная <i>d</i> , дюймы	L	Н	h	<i>S</i> (размер под ключ)	Масса, кг, не более
	15	1/2	55	30	35	12	0,24
	20	3/4	65	36	40	14	0,36
	25	1	80	44	50	17	0,63
	32	1 1/4	95	51	67	19	0,92
L	40	1 1/2	110	58	62	22	1,65
* Размеры для справок.							

2. Основные размеры муфтовых кранов, мм

Муфтовые концы по ГОСТ 6527-68. Герметичность затвора - по ГОСТ 9544-93.

Краны относятся к классу ремонтируемых изделий.

Срок службы - не менее 5 лет. Ресурс - не менее 1500 циклов, или 40000 ч. Наработка на отказ - не менее 400 циклов, или 6000 ч.

Краны обеспечивают заданные показатели надежности и гарантийную наработку при смазывании через каждые 200 циклов.

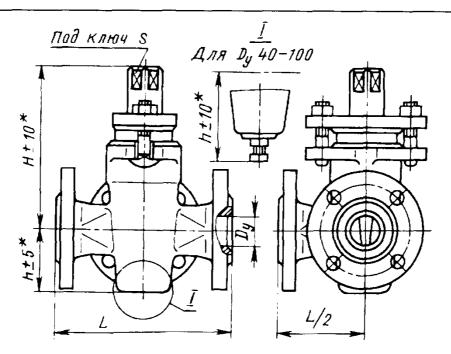
Температура окружающей среды - не ниже -40 °C.

КОНУСНЫЕ ТРЕХХОДОВЫЕ САЛЬНИКОВЫЕ ФЛАНЦЕВЫЕ ЧУГУННЫЕ КРАНЫ НА $p_v \approx 0.6~\mathrm{MHz}$

Конусные трехходовые сальниковые фланцевые чугунные краны общепромышленного назначения на $p_y \approx 0.6$ МПа и D_y от 25 до 100 мм применяют на трубопроводах для воды при температуре до 40 °C и для нефти и масла до 100 °C (табл. 3).

Технические требования. Материал основных деталей - серый чугун СЧ15 по ГОСТ 1412-85.

3. Основные размеры фланцевых чугунных кранов, мм



^{*} Размеры для справок.

Продолжение табл. 3

\sum_{D_y} Условный проход	L	Н	h	S	Масса, кг, не более
25	145	135	50	19	4,4
40	180	181	95	27	10,4
50	200	208	110	32	11,3
65	230	238	132	41	16,0
80	260	261	145	46	27.0
100	310	254	174	46	46,7

Герметичность затвора по ГОСТ 9544-93. Краны относятся к классу ремонтируемых изделий. Срок службы - не менее 5 лет. Ресурс - не менее 1500 циклов, или 40000 ч. Наработка на отказ - не менее 200 циклов. или 6000 ч.

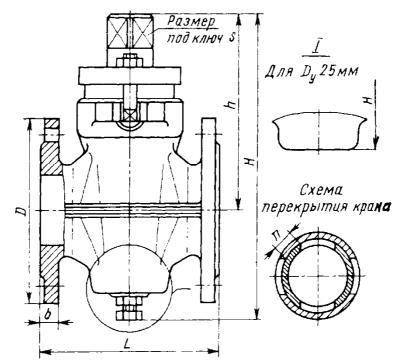
Краны обеспечивают заданные показатели надежности и гарантийную наработку при смазывании через каждые 100 циклов.

Температура окружающей среды - не ниже - 15 °C.

ПРОБКОВЫЕ ПРОХОДНЫЕ САЛЬНИКОВЫЕ ФЛАНЦЕВЫЕ ЛАТУННЫЕ КРАНЫ НА $p_y = 1$ МПА

Пробковые проходные сальниковые латунные краны общепромышленного назначения на $p_y = 1~\mathrm{MHa}$ и $D_y = 25, 40, 50$ и $80~\mathrm{mm}$ применяют на трубопроводах для жидких сред с температурой до $100~\mathrm{^{\circ}C}$ (табл. 4).

4. Основные размеры фланцевых латунных кранов, мм



Проход йынаогуу	L	Н	h	D S		S		ь	Масса. кг.
D_{i}		не б	олее		Номин.	Пред. откл.	менее		не менес
25	100	160	102	115	14	-1.1	9.0	13	3,4
40	120	232	143	145	22	-1,3	11,5	14	6,5
50	150	265	160	160	27	-1,3	13,0	14	10.0
80	190	335	210	195	36	-1,6	18,0	14	20.0

Технические требования. Герметичность затвора по ГОСТ 9544-93.

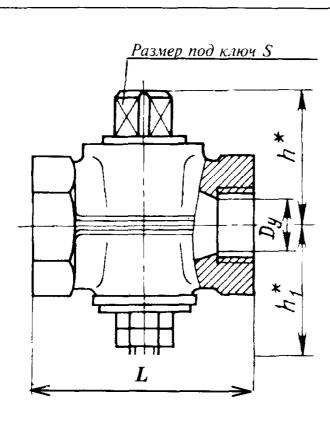
Краны относятся к классу восстанавливаемых изделий. Срок службы до списания крана - не менее 1800 циклов.

Наработка на отказ - не менее 450 циклов. Средняя наработка до первого отказа - не менее 600 циклов.

ПРОБКОВЫЕ ПРОХОДНЫЕ НАТЯЖНЫЕ ЧУГУННЫЕ КРАНЫ ДЛЯ ГАЗОПРОВОДОВ

Пробковые проходные натяжные чугунные краны применяют на газопроводах для топливного газа на p_y 0,1 МПа при температуре до 50 °C и D_v от 25 до 80 мм.

5. Основные размеры пробковых проходных кранов для газопроводов, мм



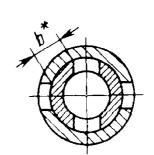


Схема переключения крана

* Размеры для справок.

Проход условный D_y	L	h	<i>h</i> ₁ . не более	S	<i>b</i> , не менее	Масса, кг, не более
25	80	49	58	17	10	0,90
32	95	56	62	19	11	1,37
40	110	66	70	22	12	2.03
50	130	80	81	27	14	3,41
65	160	97	96	32	15	5.71
80	180	113	114	36	17	8,65

Технические требования. Герметичность затвора по ГОСТ 9544-93.

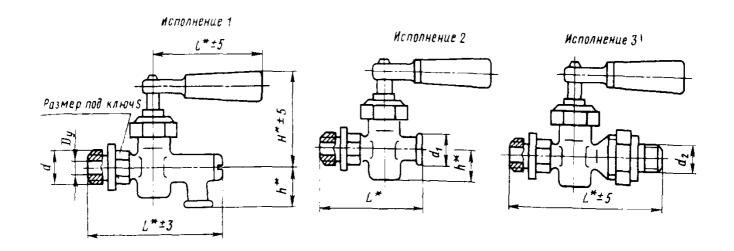
Краны относятся к классу ремонтируемых изделий. Срок службы до списания крана - не менее 5 лет. Средний ресурс до списания крана - не менее 2000 циклов.

Наработка на отказ - не менее 500 циклов. Коэффициент гидравлического сопротивления $\xi = 2$ обеспечивается конфигурацией проточной части корпуса.

ПРОБКО-СПУСКНЫЕ САЛЬНИКОВЫЕ ЛАТУННЫЕ КРАНЫ НА $p_y=1~\mathrm{M}\Pi a$

Пробко-спускные сальниковые датунные краны на p_y = 1 МПа применяют на резервуарах, емкостях и трубопроводах общепромышленного назначения для воды при температуре до 80 °C и самосмавывающихся жидкостей при температуре до 100 °C

6. Основные размеры пробко-спускных кранов, мм



* Размеры для справок.

Исполнени с крана	Условный проход D_y	Резьба труб- ная <i>d</i> , дюймы	d_1	Резьба трубная d_2 , дюймы	L	1	Н	h	S	Масса, кг, не более
	6	1/4			76	65	59	20	14	0,27
	10	3/8			80	65	60	24	17	0,31
1	15	1/2	-	-	96	97	74	26	22	0,60
	20	3/4			116	97	78	32	27	0,85
	6	1/4	13		65	65	56	18	14	0,27
	10	3/8	16		67	65	61	20	17	0,29
2	15	1/2	22	-	78	97	74	24	22	0,50
_	20	3/4	27		94	97	79	28	27	0,75
	6	1/4		1/4	89	65	56	18	14	0,36
	10	3/8	 -	3/8	94	65	61	20	17	0.41
3	15	1/2		1/2	104	97	74	24	22	0.68
	20	3/4		3/4	119	97	79	28	27	0.98

Краны должны быть изготовлены трех ис-полнений:

- 1 с изогнутым спуском;
- 2 с прямым спуском:
- 3 с прямым спуском и ниппелем.

Технические требования. Материал корпуса и пробки кранов - латунь марки ЛС59-1 по ГОСТ 17711-93.

Краны должны эксплуатироваться при температуре окружающего воздуха от -30 до 50 °C

Герметичность затвора - по ГОСТ 9544-93.

Размеры присоединительных цапковых концов по ГОСТ 2822-78.

Краны относятся к классу ремонтируемых изделий. Срок службы кранов - не менее 8 лет. Ресурс - не менее 1500 циклов, или 60000 ч. Наработка на отказ - не менее 400 циклов, или 6000 ч. Для обеспечения заданных показателей надежности и гарантийной наработки потребитель должен производить регламентное обслуживание в соответствии с эксплуатационной документацией.

ВЕНТИЛИ

ЗАПОРНЫЕ МУФТОВЫЕ И ФЛАНЦЕВЫЕ ВЕНТИЛИ ИЗ СЕРОГО ЧУГУНА НА $p_y = 1,6\,$ МПа (по ТУ 26-07-1474-88, ТУ 26-07-1464-88, ТУ 26-07-1465-88)

Запорные муфтовые вентили обшепромышленного назначения из серого чугуна с

крышкой на резьбе $D_y=15$, 20, 25, 32, 40 и 50 мм и с крышкой на шпильках $D_y=65$ и 80 мм; фланцевые с крышкой на резьбе $D_y=25$, 32, 40 и 50 мм на $p_y=1.6$ МПа.

Материал: корпусных деталей - серый чугун не ниже марки СЧ18 по ГОСТ 1412-85; шпинделя - латунь по ГОСТ 15527-70.

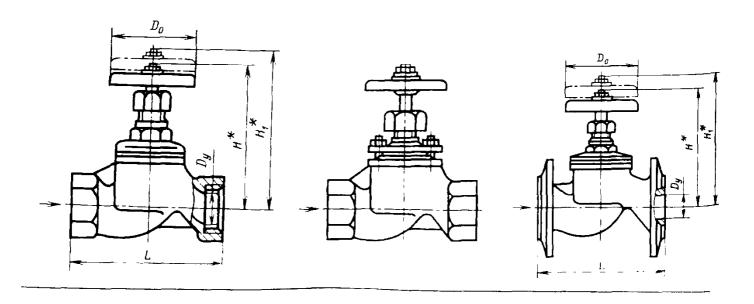
7. Основные параметры вентилей из серого чугуна

Исполнение	Присоединение к трубопроводу	Проход услов- ный D_y , мм	Материал уплотни- тельной поверхно- сти затвора	Рабочая среда	Температура среды, °С, не более
1		15; 20; 25; 32;	Фторопласт-4 по ГОСТ 10007-80	Вода, пар	225
4	Муфтовое	40; 50; 65 и 80	Резина кислото- шелочестойкая средней твердости по ГОСТ 7338-90	Вода	50
7			Фторопласт-4 по ГОСТ 10007-80	Вода, пар	225
10	Фланцевое	25; 32; 40 и 50	Резина кислото- шелочестойкая средней твердости по ГОСТ 7338-90	Вола	50

8. Основные размеры вентилей, мм

Для D_y от 15 до 50 мм

Для D_y 65 и 80 мм



Продолжение табл. 8

Проход условный D_y	Исполнения	L	Н	H_1	D_0	Масса, кг. не более
15	1 и 4	90	110	118	65	0,75
20	1 и 4	100		120		0.90
25	1 и 4	120		143		1,75
	7 и 10		132		80	3,60
32	1 и 4	140		145		2,70
	7 и 10				}	5,50
40	1 и 4	170	164	180		4,15
	7 и 10				120	7,65
50	1 и 4	200	165	185		5,80
	7 и 10		, , ,			10,30
65	1 и 4	260	184	215	160	14,00
80	1 и 4	290	226	260	100	17,00

^{*} Размеры для справок.

Технические требования. Герметичность затвора вентилей - по ГОСТ 9544-93.

Муфтовые концы - по ГОСТ 6527-68. Чутунные маховики - по ГОСТ 5260-75.

Вентили относятся к классу ремонтируемых излелий.

Срок службы вентилей - не менее 5 лет. Ресурс - не менее 10000 циклов. Наработка на отказ - не менее 2700 циклов или 10000 ч.

ЗАПОРНЫЕ ИЗ КОВКОГО ЧУГУНА ВЕНТИЛИ НА $p_y = 1,6$ МПа

(муфтовые и фланцевые по ТУ 26-07-1429-87, ТУ 26-07-1442-87)

Запорные вентили с крыщкой на резьбе предназначены для общепромышленного применения (табл. 9).

Материал корпусных деталей - ковкий чугун не ниже марки КЧ 60-3 по ГОСТ 1215-79; шпинделя - латунь по ГОСТ 15527-70

Технические требования. Герметичность затвора вентилей - по ГОСТ 9544-93.

Муфтовые концы - по ГОСТ 6527-68.

Проходные фланцы корпусов - по ГОСТ 12817-80 на $p_y = 1.6 \text{ M}\Pi a$.

Чугунные маховики - по ГОСТ 5260-75.

Вентили относятся к классу ремонтируемых изделий. Срок службы - не менее 5 лет. Ресурс - не менее 10000 циклов или 40000 ч. Наработка на отказ - не менее 2700 циклов или 10000 ч.

Техника безопасности. Запрещается производить работы по устранению дефектов и перенабивку сальника при наличии давления в трубопроводе. Подтяжка сальника может производиться без снятия давления в трубопроводе.

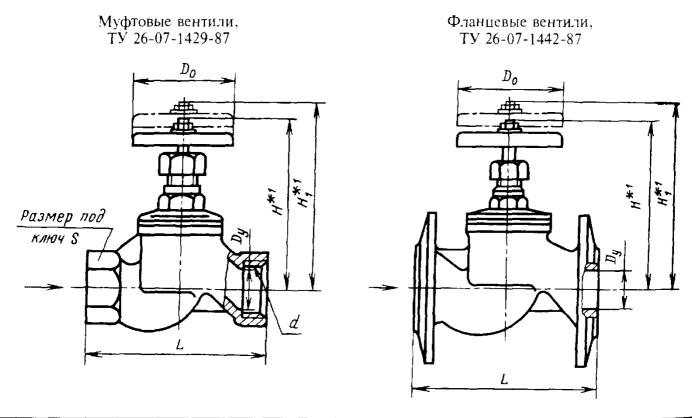
Не допускается использование дополнительных рычагов при ручном управлении венпилями.

9. Исполнения и основные параметры вентилей из ковкого чугуна

Исполнение	Проход услов- ный, D_y , мм	Материал уплотнительной поверхности затвора	Рабочая среда	Температура среды, °С, не более
1	15*. 20*, 25,	Фторопласт-4 по ГОСТ 10007-80	Вода, пар	225
4	32, 40 и 50	Резина кислотощелочестойкая средней твердости по ГОСТ 7338-90	Вода	50

^{*} Только для муфтовых вентилей.

10. Основные размеры вентилей, мм



		Общи	е размер	Ы	· ·	ТУ	26-07-1429-87	ТУ 26-07-1442-87	
D_y	L	Н	H_1	Резьба трубная <i>d</i> , дюймы	D_0	S	Масса, кг, не более	Масса, кг, не более	
15 *2	90	110	118	1/2	65	27	0,7		
20 *2	100		120	3/4		36	0.9		
25	120	132	143	l	80	41	1,4	2.7	
32	140	102	145	1 1/4		50	2,1	4.3	
40	170	164	180	1 1/2	120	60	3.7	5,8	
50	200	165	185	2	0	70	5,0	8,0	

^{*1} Размеры для справок. *2 Только для муфтовых вентилей.

ЗАПОРНЫЕ СИЛЬФОННЫЕ СТАЛЬНЫЕ ВЕНТИЛИ НА $p_y = 1$ МПа

Запорные сильфонные стальные вентили общепромышленного назначения на $p_y=1$ МПа и D_y от 10 до 150 мм применяют на трубопроводах для жидких и газообразных сред

(наличие механических включений не допускается).

Предусматриваются вентили с электроприводом, а также с ручным управлением и присоединением под приварку (табл. 11-14).

Технические требования. Материалы деталей приведены в табл. 15.

11. Основные размеры вентилей D_y от 10 до 25 мм с ручным управленнем и цапковым присоединением к трубопроводу, мм

D A	D_{y}	L	<i>Н</i> , не более	<i>h</i> (пред. откл. по ј s 14)	D	Масса, кг, не более
	10	100	120	15	80	1,2
*	15	130	155	24	100	2,5
	20	150	205	35	120	7,1
	25	160	200	40	120	7,1

^{*} Размер для справок.

12. Основные размеры вентилей D_y от 10 до 25 мм с шарнирной муфтой под дистанционное управление и цапковым присоединеннем к трубопроводу, мм

本	D_y	L	<i>Н</i> , не болсе	<i>h</i> (пред. откл. по ј s 14)	Масса, кг, не более
	10	100	195	15	1,3
*	15	130	225	24	2,6
	20	150	275	35	7.0
	25	160	270	40	7,0

^{*} Размер для справок.

13. Основные размеры вентилей D_y от 12 до 150 мм с ручиым управлением и фланцевым присоединением к трубопроводу, мм

l .	D_y	L	<i>H</i> , не более	h (пред. откл. по j s 14)	I	Масса, кг, не более
	32	180	200	45	200	14,7
*=	40	200	200	55	200	15,3
	50	230	200	65	200	18,1
	65	290	230	84	260	33,0
	80	310	230	95	260	39,2
	100	350	245	120	320	61.0
	125	400	405	150	400	132,3
	150	480	410	176	500	174,0

^{*} Размер для справок.

14. Основные размеры вентилей $D_{\rm y}$ от 32 до 150 мм с шарнирной муфтой под дистанционное управление и флаицевым присоединением к трубопроводу, мм

d	D_y	L	<i>H</i> , не более	h (пред. откл. по j s 14)	d	Масса, кг, не более
	32	180	280	45		15,1
THOUSE IN THE PERSON NAMED	40	200	285	55		15,8
*=	50	230	280	65	24	18,5
	65	290	310	84		34,0
	80	310	310	95		40.0
	100	350	430	120		62.0
	125	400	570	150	40	132,3
L	150	480	575	176	ļ	173.1

^{*} Размер для справок.

Установочное положение вентилей - любое.

Для вентилей из коррозионно-стойкой стали сильфон должен изготовляться из того же материала, что и корпус.

Размеры присоединительных цапковых концов - по ГОСТ 2822-78.

Герметичность затвора - по ГОСТ 9544-93. Вентили являются ремонтируемыми изделиями, срок службы - не менее 10 лет;

средний ресурс для вентилей с эластич-

ным уплотнением в затворе 10000 циклов или 80000 ч;

средний ресурс для вентилей с металлическим уплотнением в затворе 8000 циклов или 80000 ч:

наработка на отказ для вентилей с эластичным уплотнением в затворе - не менее 2700 циклов или 14000 ч;

наработка на отказ для вентилей с металлическим уплотнением в затворе - не менее 1200 циклов или 14000 ч.

15. Материал корпусных деталей и уплотиительных поверхностей затвора в зависимости от температуры среды

	Материал	Температура
корпусных деталей	уплотнительных поверхностей затвора	среды, °С, не более
12X18Н9Т или 10X17Н13М3Т по ГОСТ 5632-72	ЦН12М Фторопласт-4 по ГОСТ 10007-80 Пластмасса или полиэтилен по ГОСТ 16338-85	350 200 40
Сталь 20 по ГОСТ 1050-88	ЦН12М Фторопласт-4 по ГОСТ 10007-80 Пластикат	350 200 40

ЗАПОРНЫЕ ПРЯМОТОЧНЫЕ ВЕНТИЛИ ИЗ КОРРОЗИОННО-СТОЙКОЙ СТАЛИ НА $p_v = 1,6$ МПа

Вентили должны применяться на средах, по отношению к которым стоек материал леталей, соприкасающихся со средой: наличие механических включений в средах не допускается.

Техиические требования. Герметичность загвора вентилей по ГОСТ 9544-93.

Вентили относятся к классу ремонтируемых изделий. Срок службы вентилей - не менее 10 лет. Средний ресурс вентилей - не менее 6000 циклов.

Вентили изготовляют двух типов:

- с возвратно-поступательным движением шпинделя;
- 2 с вращательно-поступательным движением шпинделя.

Вентили с возвратно-поступательным движением ишинделя выпускают в исполнениях:

- 1 и 3 (под приварку);
- 2 и 4 (фланцевые).

Основные параметры и размеры запорных прямоточных вентилей из коррозиоиностойких сталей приведены в табл. 16 и 17.

16. Основные параметры запорных прямоточных вентилей

Температура среды, не более	ာ့	420		200	
Ter	\prec	693		473	
Материал уплотнительных по- верхностей	золотника	Стали марок 12X18H12M3TЛ, 12X18H9TЛ по ГОСТ 977-88 и	10X17H13M3T, 12X18H9T no FOCT 5632-72	Фторопласт-4	по ГОСТ 10007-80
Материал упло	корпуса		Стали марок 12X18H12M3TЛ, 12X18H9TЛ по ГОСТ 977-88		
Рабочая			Коррозион- ные среды		
Материал ос- новных деталей			Стали марок 12X18Н12М3ТЛ, 12X18Н9ТЛ по ГОСТ 977-88,	10X17H13M3T, 12X18H9T no FOCT 5632-72	
Условный проход $D_{\mathcal{Y}}$ мм		32, 40, 50, 80, 100, 125, 150	25, 32, 50, 65, 80, 100, 125, 150	32, 40, 50, 80, 100, 125, 150	25, 32, 50, 65, 80, 100, 125, 150
Присоединение к трубопроводу		Под приварку	Фланцевое	Под приварку	Фланцевое
Исполнение		_	2	3	4
Тип		Вентить с возвритно- поступа- тельным движением штинделя			

17. Основные размеры запорных прямоточных вентилей, мм

		вентили								
иля, кг. не	фланцевыс соединения	10,5	11,5	-	17,5	30,5	47,0	59,5	110,0	117,5
Масса вентиля, кг, не более	под приварку	-	6,0	13,0	13,0	,	33,0	50,0	0,99	86,0
D_0		091		200		240	360		200	
Н	не более	235		300	310	410	550		650	695
L_1		270	275	315	365	475	530	630	800	805
	7	160	180	200	230	290	310	350	400	480
	$D_{\rm y}$	25	32	40	50	65	80	100	125	150
	Присоединительные фланцы - по ГОСТ 12819-80 с уплотни- тельными поверхностями исполнения 1 по ГОСТ 12815-80	Маховики чугунные - по ГОСТ 5260-75.	70		**				6a	*7

* Размеры для справок.

ЗАПОРНЫЕ МУФТОВЫЕ ЛАТУННЫЕ ВЕНТИЛИ НА $p_v = 1.0$ и 1.6 МПа

18. Основные параметры запорных муфтовых вентилей

Исполне- ние	<i>р_у</i> , МПа	Материал основных	Рабочая среда	1 -	потнительных ностей	Температура среды, °С,
		деталей	L	корпуса	золотника	не выше
! 2	1,0	Латунь марки ЛС59-1Л по	Вода Горячая вода или насы-	Латунь марки ЛС59-1Л по	Резина марки ПБ по ГОСТ 17133-83 Специальная масса	200
3	1,6	ГОСТ 17711-93	щенный пар	ГОСТ 17711-93	Латунь марки ЛС59-1Л по ГОСТ 17711-93	200

Технические требования. Ход золотника должен составлять не менее 25 % диаметра проходного отверстия в затворе.

Допускается изготовление вентилей без шестигранников на муфтовых концах с местными выступами, обеспечивающими монтаж и прочность корпуса.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81.

Поля допусков: для болтов 8g, для гаек 7H по ГОСТ 16093-81.

Резьба трубная цилиндрическая - класса

точности В по ГОСТ 6357-81.

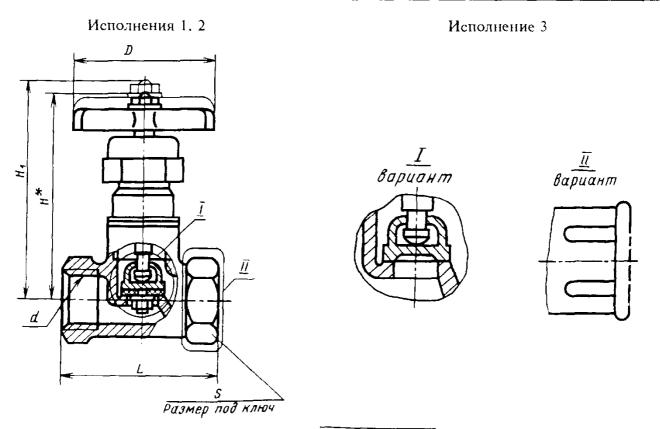
Предельная температура на маховике - не более 45 °C.

Усилие на маховике - не более 220 Н.

Герметичность затвора вентилей - по ГОСТ 9544-93.

Вентили относятся к классу ремонтируемых изделий. Срок службы вентилей - не менее 5 лет; средний ресурс - не менее 5000 циклов, наработка на отказ - не менее 1300 циклов.

19. Основные размеры запорных, муфтовых вентилей, мм



Размер для справок.

Продолжение табл. 19

	Условный		Резьба трубная d,		L			S	Коэффициент гидравлического	ı, кг. улее.
Исполне- ние	проход <i>D_y</i>	D	<i>а</i> , дюймы	Номин	Пред. ОТКЛ.	Н	<i>H</i> ₁ , не более	(пред. откл. по h14)	сопротивления ξ	Масса, кг. пе более.
		50								0,35
2	15	50	1/2	55		82	90	27	15,9	0,38
3		65								0,38
1		50					_,,			0,44
2	20	50	3/4	65		82	92	32	10,5	0,47
3		65			+1.0					0.47
1		65			-1,5					0,76
2	25	65	I	80		100	110	41	9,3	0,78
3		80				_				0,78
1		80								1,04
2	32	80	1 1/4	95		100	112	50	8,6	1,06
3		100								1,06
1		80								1,64
2	40	80	1 1/2	110		126	140	60	7,6	1,78
3		100			+1,0					1,78
l		100			-2,0					2,51
2	50	100	2	130		126	142	70	6,9	2,60
3		120					l <u></u>			2,60

КЛАПАНЫ

ОБРАТНЫЕ ПРИЕМНЫЕ С СЕТКОЙ ФЛАНЦЕВЫЕ ЧУГУННЫЕ КЛАПАНЫ НА $p_y = 0.25$ МПа

Обратные приемные с сеткой фланцевые клапаны общепромышленного назначения применяют в насосных установках на конце всасывающего трубопровода для воды, нефти и других жидких неагрессивных сред на $p_y = 0.25 \text{ МПа и } D_y$ от 50 до 400 мм при температуре до 50 °C (табл. 20).

Технические требования. Материал корпусных деталей - серый чугун не ниже марки СЧ18 по ГОСТ 1412-85, материал уплотнения - резина МБС по ГОСТ 7338-90.

Рабочее положение клапанов - сеткой вниз.

Условное и пробное давления - по ГОСТ 356-80.

Метрические резьбы деталей клапанов выполняют с полями допусков 8g и 7H по ГОСТ 16093-81.

В клапанах пропуск среды, или "потение", через металл, а также пропуск среды через прокладочные соединения не допускается.

Клапаны относятся к классу ремонтируемых изделий. Срок службы - не менее 8 лет; ресурс - не менее 60000 ч; наработка на отказ 8000 ч.

D.	D_y	D	Н	Масса, кг, не более
	50	140	165	3,8
	80	185	235	8,0
	. 100	205	285	11.0
*=	150	260	395	24.0
	200	316	485	42,0
	I	1	l	1

20. Основные размеры обратных фланцевых клапанов, мм

* Размер для справок.

Предусматривают клапаны на $D_v = 250 \div 400$ мм.

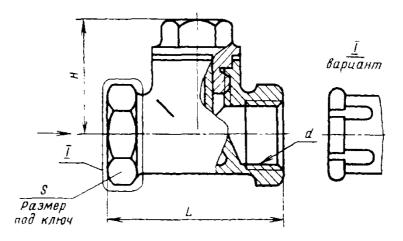
ОБРАТНЫЕ ПОДЪЕМНЫЕ МУФТОВЫЕ ЛАТУННЫЕ КЛАПАНЫ НА $p_y=1,6\,$ МПа

Муфтовые латунные подъемные обратные клапаны на $p_y = 1.6$ МПа с условным проходом $D_y = 15, 20, 25, 40$ и 50 мм применяют на горизонтальных трубопроводах крышкой

вверх для воды и пара при температуре от 0 до $225~^{\circ}$ С.

Технические требования. Условные, пробные и рабочие давления - по ГОСТ 356-80.

21. Основиые размеры обратных муфтовых клапанов, мм



Условный	Резьба трубная	L		H,	S (пред. откл.	Масса, кг,	
проход D_y	<i>d</i> . дюймы	Номин.	Пред. откл.	не более	по h14)	не более	
15	1/2	55		38	27	0.23	
20	3/4	65	+1,0	42	32	0,30	
25	1	80	-1.5	42	41	0,50	
40	1 1/2	110	+1,0	70	60	1,43	
50	2	130	-2,0	80	70	2.00	

Направление потока среды должно соответствовать направлению стрелки, выполненной на корпусе. При изменении направления потока среды золотник клапана должен опуститься на седло корпуса и перекрыть поток.

Ход золотника должен составлять не менее 0.25 диаметра проходного отверстия в затворе.

Муфтовые концы клапанов - по ГОСТ 6527-68. Несоосность резьб в муфтах клапанов - не более 2°.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поля допусков на резьбу 8g и 7H - по ГОСТ 16093-81.

Резьба трубная цилиндрическая - по ГОСТ 6357-81, класс точности В.

Пропуск среды через затвор клапанов допускается не более 1 см^3 /мин воды или 1 дм^3 /мин воздуха. Пропуск среды через металл и прокладочное соединение не допускается.

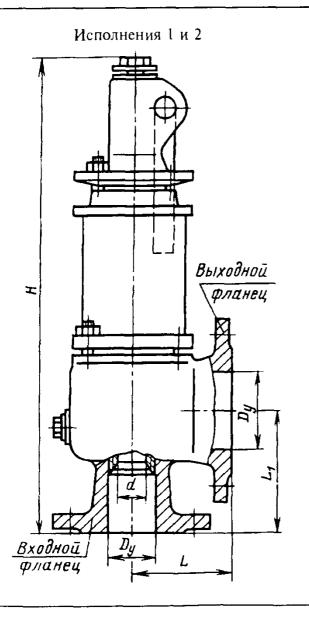
Клапаны относятся к классу ремонтируемых изделий, срок службы до списания клапана - не менее 10 лет, средний ресурс - 12000 циклов, или 80000 ч, наработка на отказ - не менее 1200 циклов, или 10000 ч.

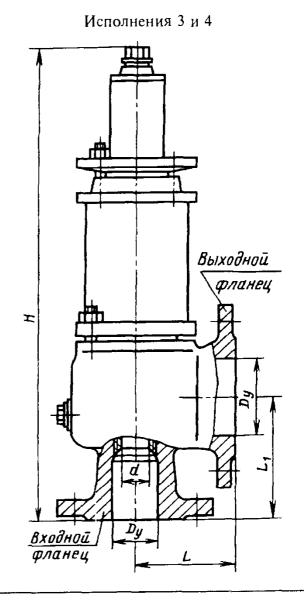
ПРЕДОХРАНИТЕЛЬНЫЕ ПРУЖИННЫЕ ПОЛНОПОДЪЕМНЫЕ ФЛАНЦЕВЫЕ СТАЛЬНЫЕ КЛАПАНЫ НА $p_y \approx 1,6$ и 4 МПа (по ГОСТ 9789-75)

Предохранительные пружинные полноподъемные фланцевые стальные клапаны общепромышленного назначения на p_y 1,6 и 4 МПа и D_y 25, 40, 50, 80, 100, 150 и 200 мм предназначены для установки на резервуарах, аппаратах или трубопроводах для автоматического выпуска среды при повышении давления относительно установленного (табл. 22, 24).

Клапаны работоспособны на чистых (без механических примесей) средах.

22. Основные размеры предохранительных пружинных клапанов, мм





Продолжение табл. 22

	Обі	цие разм	іеры				Для исп	олнений	İ			
Услов- ное		вный од D_y			1		2		3		4	
давле- ние <i>р</i> у. МПа	входного фланца	выхолного фланца	d	Н	Масса, кг	Н	Масса, кг	Н	Масса, кг	Н	Масса, кг	
	охя ф	выхе фл					не б	олее				
	25	40	17	520	22	565	26	480	21	520	24	
i	40	65	25	550	25	600	28	500	23	560	25	
	50	80	30	570	27	635	30	510	24	570	26	
1,6	80	100	40	655	37	725	40	600	35	670	37	
	100	125	50	815	50	915	55	740	50	840	53	
	150	200	72	1030	118	1200	143	930	115	1100	125	
	200	300	142	1360	250	1480	265	1200	230	1380	245	
	25	40	17	525	25	570	28	485	23	530	25	
	40	65	25	555	27	605	30	505	24	565	26	
4,0	50	80	30	575	30	640	34	515	26	575	28	
	80	100	40	660	40	730	45	605	38	675	40	
	001	125	50	825	58	925	65	745	56	850	60	
	150	200	72	1050	125	1210	150	940	120	1110	130	

23. Максимально допустимые протечки по ГОСТ 9544-93

Класс герметичности							
A	В	С	Д				
Нет видимых протечек	0,0006 см ³ /мин × DN	0,0018 см ³ /мин × DN	0,006 см ³ /мин × DN				
	(вода)	(вода)	(вода)				
	0,018 см ³ /мин × DN	0,18 см ³ /мин × DN	1,8 см ³ /мин × DN				
	(воздух)	(воздух)	(воздух)				

Примечания: 1. DN - номинальный размер (условный проход D_{v}).

2. Класс герметичности для запорной арматуры указывают в технических условиях на конкретный вид арматуры.

3. Значения протечек соответствуют случаю истечения в атмосферу.

4. При определении протечек номинальный диаметр (условный проход) принимать в миллиметрах.

Технические требования. Пропуск среды, или "потение", через металл и сварные швы, а также прокладочные соединения, сальниковое уплотнение и соединения седла с корпусом не допускается.

Герметичность затвора при рабочем давлении должна соответствовать нормам, указанным в табл. 23.

За рабочее давление принимается давление настройки, при котором клапан обеспечивает требуемый класс герметичности в затворе.

Условное и пробное давления - по ГОСТ 356-80

Принудительное открытие клапана в рабочих условиях должно производиться при рабочем давлении среды.

Допускается производить принудительное открытие клапана при давлении на $10^{-6}\epsilon$ ниже рабочего давления.

Клапаны относятся к классу ремонтируемых и восстанавливаемых изделий: полный средний срок службы - не менее 15 лет, полный средний ресурс - не менее 850 пиклов; наработка на отказ - не менее 165 пиклов (10000 ч).

24. Типы клапанов, исполнения, основные параметры н матерналы

		Мат	ериал	Основная	Температура
Тип қлапана	Исполнение	корпуса	уплотнительных поверхностей затвора	рабочая среда*	среды, °С, не выше
Фланцевый с приспособле- нием для при-	1	Стать 20Л, 25Л гр. II или III по ГОСТ 977-88	Сталь 20X13 или сталь 30X13 по ГОСТ 5632-72	Неагрессивные	450
нудительного открытия	2	Сталь 12X18Н9ТЛ по ГОСТ 977-88	Стеллит ВЗК, ЦН12М	Агрессивные	600
Фланцевый без приспособ- ления для при-	3	Сталь 20Л, 25Л гр. II или III по ГОСТ 977-88	Сталь 20X13 или сталь 30X13 по ГОСТ 5632-72	Неагрессивные	450
нудительного открытия	4	Сталь 12X18Н9ТЛ по ГОСТ 977-88	Стеллит ВЗК, ЦН12М	Агрессивные	600

^{*}Жидкие и газообразные взрывобезопасные химические и нефтяные среды.

Дополнительные источники

Арматура из пластмасс. Основные параметры: ГОСТ 22643-87.

Вентили запорные фланцевые из ковкого чугуна на $p_{\rm y}$ 2.5 и 4.0 МПа: ТУ 26-07-1428-87.

Гуревич Д. Ф. Трубопроводная арматура. Выбор, монтажные размеры и эксплуатация: Справочное пособие. М.: Машиностроение, 1982.

Глава VI СМАЗОЧНЫЕ МАТЕРИАЛЫ И УСТРОЙСТВА

масла и смазки для оборудования и механизмов

ЖИДКИЕ СМАЗКИ

	Вязкость кине- матическая	Температура, °С			
Наименование, марка масла, ГОСТ или Т., назначение	при 40 ° С. мм²/с	вспышки в закрытом тигле, не ниже	застывания, не выше		
Индустриальное И-5А, ГОСТ 20799-88. Для высокоскоростных механизмов. Точные механизмы, работающие с малой нагрузкой при частоте вращения 15000-20000 мин или с окружной скоростью на шейке вала 4,5 - 6 м/с (высокоскоростные шпиндели, шлифовальные и другие станки)	6-8	140	-25		
Индустриальное И-8А, ГОСТ 20799-88. Механизмы, работающие с малой нагрузкой при частоте врашения 10000-15000 мин -1 или с окружной скоростью на шейке вала 3 - 4,5 м/с	9-11	150	-20		
Индустриальное И-12A, ГОСТ 20799-88. Шпиндели шлифовальных станков при частоте вращения до 10000 мин -1 или при окружной скорости до 3 м/с, гидравлические системы станков	13-17	170	-30		
Индустриальное И-20А, ГОСТ 20799-88. Станки малого и среднего размеров, работающие при повышенных скоростях, пневматические устройства, гидравлические системы оборудования	29-35	200	-15		
Индустриальное И-30A, ГОСТ 20799-88. Крупные и тяжелые станки, гидравлические системы станков (с поршневыми регулируе- мыми насосами)	41-51	210	-15		
Индустриальное И-40A, ГОСТ 20799-88. Тяжелые станки, работающие с малыми скоростями	61-75	220	-15		
Масло ВНИИ НП-401 для направляющих скольжения металлорежущих станков. Направляющие скольжения станков (с целью обеспечения равномерности медленных движений и точности установочных перемещений суппортов, столов и других узлов станков)	. 23-45	170	-15		

Продолжение табл.

	Вязкость кине- матическая	Темпера	тура, °С
Наименование, марка масла, ГОСТ или ТУ, назначение	при 40 ° С, мм²/с	вспышки в закрытом тигле, не ниже	застывания, не выше
Жидкости кремнийорганические марок 132- 24 и 132-25, ГОСТ10957-74. Трущиеся по- верхности металл-металл и металл-резина	220-300 для марки 132-24 при +20°С; 190-290 для марки 132-25	260	-70
Масло приборное МПВ, ГОСТ 1805-76. Контрольно-измерительные приборы, агрегаты и механизмы, работающие при невысоких нагрузках в условиях низких (до -50 °C) температур; для наполнения маслянопневматических амортизаторов. Допускаемые контактные напряжения до 8 МПа. Температурный диапазон от +110 до -60 °C	6,5-8,0	125	-60
Трансмиссионное автомобильное, МРТУ 38-1-182-65. Зубчатые редукторы, работающие при температурах окружающего воздуха до -25 °C, контактных напряжениях до 120 МПа и скоростях скольжения до 8 м/с. Можно использовать для мало- и средненагруженных червячных редукторов, лебедок	-	-	-
Гидравлическое, ТУ 38001 234-75. Агрегаты и механизмы, работающие при невысоких нагрузках (подшипники скольжения, шестеренчатые передачи, валы, шарниры, стопоры). Рабочая жидкость в гидравлических устройствах, работающих при температурах от -30 до +120 °C	11-14 (при 20°C не более 50)	145	-45
Смазка ружейная (ВО) предназначена для смазывания и кратковременной зашиты металлических поверхностей от коррозии летом, весной и осенью	не менее: при 50°C - 64; при 100°C - 90	180	-

Марки индустриальных масел общего иазначения без присадок по ГОСТ 20799-88 и соответствующие марки масел по отмененной нормативно-технической документации

Марки по ГОСТ 20799-88	Соответствующие отмененные	Марки по ГОСТ 20799-88	Соответствующие отмененные
И-5А	Велосит, ГОСТ 1840-51	И-30А	И-30, ГОСТ 1707-51
И-8А	Вазелиновое масло, ГОСТ 1840-51 Швейное масло, ГОСТ 973-50	И-40А	И-45, ГОСТ 1707-51. ИС-45, ГОСТ 8675-62. ИС-40, ТУ 38-1-272-69
И-12А	И-12, ГОСТ 1707-51, ИС-12, ГОСТ 8675-62, ИС-12, ТУ 38-1-272-69	И-50А	И-50A (СУ). ГОСТ 1707-51. ИС-50. ГОСТ 8675-62
И-20А	И-20, ГОСТ 1707-51, ИС-20, ГОСТ 8675-62,	И-70А	ИС-48, ТУ 38-1-272-69. ИС-65, ТУ 38-1-272-69
И-25А	иС-25, ТУ 38-1-272-69	И-100А	ИСТ-11, ГОСТ 8675-62, ИС-110, ТУ 38-1-272-69

ПЛАСТИЧНЫЕ СМАЗКИ

Наименование, марка смазки, ГОСТ или ТУ, назначение	Вязкость	Температура каплепадения, °C, не ниже
Смазка солидол синтетический, ГОСТ 4366-76. Водостойкая смазка общего назначения узлов трения качения и скольжения различных машин и механизмов, работающих при температурах от -20 до +65 °C. В достаточно мощных механизмах (подшипники, шарниры, блоки и т.п.) смазка работоспособна при более низких температурах до -50 °C	Эффективная при 0 °С и среднем градиенте скорости деформации 10 с -1 не более 90 Па с для пресс-солидола С и 190 Па с для солидола С	-
Универсальная среднеплавкая (жировой солидол). Подшипники и другие малонагруженные узлы механизмов, работающие при температуре от -25 до +65 °C	-	75
Смазка ЦИАТИМ-201, ГОСТ 6267-74. Подшипники качения и скольжения, щарниры, подпятники, ползуны, трущиеся поверхности, небольшие редукторы. Приборы и механизмы, работающие с малым усилием сдвига при температуре от -60 до +90 °С. Точные механизмы и приборы, системы управления. Не рекомендуется для применения в условиях прямого контакта с водой и при относительной влажности более 80 %	Эффективная при -50 °C и среднем градиенте скорости деформации 10 с -1, не более 1100 Па · с	175
Смазка ЦИАТИМ-202, ГОСТ 11110-75. Подшипники качения, работающие при температуре от -50 до +120 °C. Быстровращающиеся опоры	Эффективная при -30 °C и среднем градиенте скорости деформации 10 с -1, не более 1500 Па · с	170
Смазка ЦИАТИМ-203, ГОСТ 8773-73. Смазочный материал с улучшенными противозадирными свойствами по сравнению со смазкой ЦИАТИМ-201.	Эффективная при -50 °C и среднем градиенте скорости деформации 1000 с -1, не менее 1 Па · с	
Высоконагруженные винтовые и шестеренные, в том числе червячные передачи; подшипники скольжения и качения, шаровые опоры, шарниры и т.п.	То же при -30 °C и среднем градиенте скорости деформации 10 с ⁻¹ , не более 1000 Па · с	160
Механизмы, работающие в условиях высоких удельных нагрузок и диапазоне температур от -50 до +90 °C		

Продолжение табл.

Наименование, марка смазки, ГОСТ или ТУ, назначение	Вязкость	Температура каплепадения, °C, не ниже
Смазка ЦИАТИМ-205, ГОСТ 8551-74. Предохранение от спекания неподвижных резьбовых соединений и арматуры, работающих в интервале температур от -60 до +50 °C в агрессивных средах. В подвижных соединениях минимальная температура применения смазки -20 °C	-	65
Смазка ЦИАТИМ-221, ГОСТ 9433-80. Узлы трения и сопряженные поверхности "металл-металл" и "металл-резина", работающие в интервале температур от -60 до +150 °C в агрессивных средах	••	200
Графитная УСсА, ГОСТ 3333-80. Грубые открытые зубчатые передачи, грубые резьбовые соединения и винты домкратов. Температурный диапазон применения от -20 до +60 °C	При 0 °С и среднем градиенте скорости деформации 10 с ⁻¹ , не более 100 Па с	77
Канатная 39у. Водостойкая липкая смазка с хорошими зашитными свойствами. Рекомендуется для смазывания стальных тросов, уменьшает их износ, зашишает от коррозии	Условная 4,5 при 100 °C	Температура плавления 60-70 °C
Паста (смазка) ВНИИ НП-232, ГОСТ 14068-79. Узлы трения во взаимно перемещающихся деталях, подшипники скольжения, нагруженные шарнирные и резьбовые соединения, работающие при температуре до 100 °C	-	<u>-</u>

СМАЗОЧНЫЕ УСТРОЙСТВА

СМАЗОЧНЫЕ УСТРОЙСТВА ДЛЯ ЖИДКОЙ СМАЗКИ

Способ смазки	Устройство для смазки	Особенности	Применение
	Ин	Индивидуальная смазка	
Периодическая без прину- дительного давления	Отверстие с защитой от по- падания грязи	Малые габаритные размеры. Неравномерность подачи масла, неэкономичный расход масла	При отсутствии места для установки масленок (мелкие приборы)
	Пресс-масленка под запрес- совку по ГОСТ 19853-74	Установка корпуса масленки заподлицо с дста- лью. Неравномерность подачи масла. Неэконо- мичный расход масла	Неответственные по работе трушиеся пары, несушие легкую нагрузку и работаю-шие периодически
Периодическая под давле- нием	Насос смазочный одноплун- жерный и масленка одно- плунжерная	Подача масла производится нажатием рукоятки на плунжер. Надежность подачи масла	Трущиеся пары, работающие периодически. Дополнительная смазка подшипников перед пуском машины
Непрерывная без принуди- тельного давления	Войлочные подушки	Простота, автоматичность, надежность в работе. Требуется плотно закрытый резервуар	Подшипники скольжения при окружной скорости до 4 м/с
	Кольца, сидящие на шейках валов	Простота, автоматичность, не требуется наблю- дения. Экономичное расходование масла	Горизонтально расположенные подшипники скольжения при окружной скорости от 0,5 до 30 м/с
	Масляные ванны	Автоматичность, надежность и обильность смаз- ки, требуется герметичность уплотнений	Подшипники качения, под- пятники, цепи. Зубчатые передачи при окружной ско- рссти до 14 м/с

Способ смазки	Устройство для смазки	Особснности	Применение
Непрерывная без принуди- тельного давления	Масленки, подающие масло на быстровращающиеся детали	Смазка осуществляется разбрызгиванием. Неэкономичный расход масла. Требуется герметически закрытый корпус. Простота, надежность	Подшипники качения. Зубчатые передачи при окружной скорости до 12 м/с. Горизонтальные направляющие машины
	Ролики в масляной ванне	Неэкономичный расход масла, невозможность регулирования подачи масла	
	Насосы одноплунжерные	Надежность, малые габаритные размеры. Большая высота всасывания	Трущиеся пары, несущие боль- шую нагрузку и гребующие смаз- ки под давлением до 10 МПа
	Насосы шиберные (ло- пастные)	Простота, компактность, надежность. Небольшая высота всасывания	Трущиеся пары, требующие смаз- ки под давлением до 0,3 МПа
	Насосы шестеренные	Простота, надежность, компактность. Небольшая высота всасывания. Огносительно быстрый износ	Трущиеся пары, требующие подачи смазки (в любом количестве) под давлением до 1 МПа
пепрерывная под давлением	Струйные насадки	Надежность, простота. Требуется гермети- чески закрытый корпус с уплотиениями	Зубчатые передачи коробок скоро- стей при окружной скорости вы- ше 12 м/с
	Распыляющие масленки	Распыление сжатым воздухом. Равномер- ность подачи масла. Неэкономичный расход масла	Шпиндели быстроходных станков, работающих в пыльных помеще-ниях

Способ смазки	Устройство для смазки	Особенности	Применение
	Цент	Централизованная смазка	
Периодическая под давлением	Групповые масленки, за- правлясмые иприцем	Располагаются вышек мест смазки. Не- экономичный расход масла	Трушиеся пары, работающие периодически и расположенные вдали от рабочего места
	Насос смазочный одно- плунжерный и масленка одноплунжерная	Подача масла к трущимся парам через распределители. Неэкономичный расход смазки	Трущиеся пары, работающие периодически, расположенные в неудобных местах для смазки
	Насосы многоплунжерныс ручного действия	Возможность регулирования подачи мас- ла. Неэкономичный расход масла	То же. Для предварительной под- качки масла перел пуском машины
	Насосы и автоматически дей- ствующие распределители	Автоматическая подача масла в заданные моменты времени	Трупиеся пары, работающие перно- дически, направляющие станков
Непрерывная без принуди- тельного давдения	Групповые капельные мас- ленки	Располагаются выше мест смазки. Неэко- номичный расход смазки	Трущиеся пары, не требующие обильной подачи масла
	Разбрызгиватели	Простота. Необходимость герметичных уплотнений. Ускоряется процесс старения масла	Зубчатые передачи коробок скоро- стей при окружной скорости ко- лес до 12 м/с
Непрерывная под давленисм	Станции смазочные многоог- водные по ГОСТ 3564-84 Е	Надежность, автоматичность. Сложность конструкции	Трущисся пары, работающие в тяжелых производственных условиях и требующие подачи масла под давлением до 10 МПа
	Насосы, подающие смазку через распределители	Надежность. Возможность применения плунжерных, шестеренных и шиберных (лопастных) насосов. Экономичный расход смазки	Трущиеся пары, требующие подачи масла под давлением в любом количестве

СМАЗОЧНЫЕ УСТРОЙСТВА ДЛЯ ГУСТОЙ СМАЗКИ

Устрой	Устройство для смазки	Особенности	Применение
	I Индивидуальная	•	
Масленки колпачковые		Невозможность контроля подачи смазки. Опасность отвертывания крышки во время работы механизма	Трущиеся пары при окружной екорости до 4,5 м/с
Пресс-масленки по ГОСТ 19853-74	Малые размеры, неэкономичный шприлем	размеры, неравномерность подачи, мичный расход смазки. Заправка м	Трушиеся пары, расположенные в труднодоступных местах
Ванны в корпусах механиз- мов		Простота, надежность, экономичный расход смазки	Подшипники качения при частоте вращения не выше 3000 мин -1; трущиеся пары при окружной скорости ло 4,5 м/с. Тяжелонатруженные зубчатые и червячные передачи, цепи
Масленки с непрерывной подачей смазки		Надежность подачи. Относительная слож- ность заправки смазки	Трущиеся пары при окружной скорости до 4,5 м/с, расположенные в труднодоступных местах. Винты фрикционных прессов
	Централизован	изованная смазка	
Групповые масленки, правлясмые ширицем	-135	Неэкономичный расход смазки. Жела- тельно расположение выше мест смазки	Трущиеся пары, работающие периодически и расположенные в неудобных местах для смазки
Станции ручные двухлиней- лые	линей- ность устройства	мичный расход смазки. Слож- тройства	Тяжелонагружснные трушисся пары псриодически действующих машин
Лубрикаторы многоточечные с механическим приводом	ечные Надежность, дом устройства	эсть, автоматичность. Сложность ва	Трущиеся пары, работающие в тяжелых условнях

ПРОДОЛЬНЫЕ И КОЛЬЦЕВЫЕ КАНАВКИ

Размеры смазочных отверстий в валах и канавок на валах приведены в табл. 1 и 4.

Кольцевые канавки располагают по краям или посередине подшипника (табл. 2). В последнем случае канавка как бы разделяет его пополам. Масло, перетекая из нагруженной в ненагруженную часть подшипника, снижает несущую способность масляного слоя. Наличие двух кольцевых канавок у краев подшипника меньше снижает несущую способность масляного слоя.

Продольные канавки в горизонтальных подшипниках располагают в разъеме и в зоне подвода масла (табл. 3).

Продольная несквозная закрытая канавка, расположенная в ненагруженной части подшипника, способствует равномерному распределению масла по трушимся поверхностям.

При подводе масла с торца подшипника канавку делают сквозной только со стороны подачи масла.

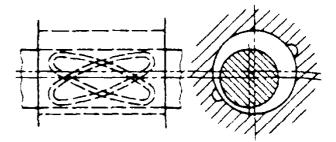


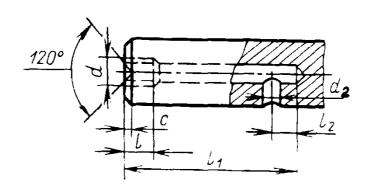
Рис. 1. Замкнутые кривые канавки подшипника

При подводе же масла под давлением в середину подшипника канавку делают закрытой с обоих концов.

Канавки в виде пересекающихся замкнутых кривых (рис. 1) применяют для вращающихся валов при пластичной смазке, а в подшипниках с вертикальным расположением вала - при жидкой смазке, Направление вращения в этом случае не имеет значения. Масло подают через отверстие, расположенное на пересечении двух кривых, а в вертикальных подшипниках - сверху.

1. Смазочные отверстия в валах

Размеры, мм



Вез	Резьба	трубная	011	E	Резьба	трубная	В1				
Резьба коническая люїмовая по ГОСТ 6111-52	коническая по ГОСТ 6211-81	иилиниричес- кая по ГОСТ 6357-81	Резьба метрическая 1 ГОСТ 24705-81	Резьба коническая доймовая	коническая	- пилипдриче - ская	Резьба метрическая	d_2	$l_{1 max}$	<i>l</i> _{2min}	с
	Дюймы		Pe TC	Глу	бина на	резания	l_{\min}				
-	-	-	M10×1	-	-	_	14	6	150	15	0,5
K 1/8	1/8	-	-	6,7	10	-	-	6	150	15	1
K 1/4	1/4	1/4	-	10.2	11	18	_	8	200	20	1
~	3/8	3/8	-	-	13	20	_	10	400	25	1
<u>K 1/2</u>	1/2	1/2	_	13,5	16	25		12	800	30	1

2. Примеры рационального устройства кольцевых канавок

	Расположение продольной канавки		На валу со стороны, противоположной зоне давления в подшипнике	Со стороны, противо- положной направле- нию нагрузки	В подшипнике в не- нагруженной зоне
Канавок	Расположение кольцевой канавки			В середине подшип-	
ства кольцевых	Подвод смазки	онтально	Через под- шипник	Через вал	
2. ггримеры рационального устроиства кольцевых канавок	Нагрузка	расположен горизонтально	Вращается вместе с валом	Постоянная или меняющаяся в пределах 180°	Вращается вместе с подшипником
с. примеры	Вращаюшияся деталь	Вал		Вал	Подшипник
	Эскиз				

Расположение		На валу со стороны, противоположной зоне давления в под- шипнике	1	
Расположение колыпевой канавки		Ближе к верхнему краю подшипника при подаче масла без давления; в середине при подаче под давлением	В середине подшип-	
Подвод	гикально	Через под- шипник	Через вал	
Нагрузка	расположен вертикально	Вращастся вместе с валом	Постоянная или меняющаяся в пределах 180°	Врашастся вмссте с валом
Вращающаяся	Вал		Вал	
Эскиз			*************************************	

Эскиз	Вращающаяся деталь	Нагрузка	Подвод смазки	Расположение кольцевой канавки		Расположение продольной канавки
	Подшипник	вращается вместе с подшипником	месте Через вил	В середине подшип- ника	-шишбе	1
1 При неопределенном направлении нагрузки канавку на ва	нагрузки канав	зку на валу не делают.	лают.		-	
	3. Пример	ы рационального	3. Примеры рационального устройства продольных канавок	ьных канавок		
Эскиз		Вращающаяся деталь	Расположение вала	Нагрузка	Полвод масла	Расположение канавки
		Вал	Горизонтальное	Постоянная или меняющаяся в пределах 180°	Через подшипник	В подшипнике, в ненатруженной зопс, в месте под- вода масла

Расположение капавки	На валу, со сторо- ны, противопо- ложной направле- нию нагрузки	В подшипнике ¹ со стороны, проти- воположной зонс давления	На валу со сторо- ны, противопо- ложной зоне дав- ления в подшип- нике	
Подвод масла	Через вал	Через подшипник	Через вал	ЭНИЯ.
Нагрузка	Врацается вместе с валом	Постоянная или	меняющаяся в предслах 180°	тринудительного давло
Расположение вала	Горизонтальное	Вертикальное		и подаче масла без г
Вращающаяся деталь		Вал	Подшипник	раю подшипника пр
Эскиз				1 Канавка с выходом к всрхнему краю подшипника при подаче масла без принудительного давления.

4. Смазочные канавки на валах

Размеры, мм

	Диаметр вала	d_1	h = r	r_{l}	r_2	1
A - A	От 10 до 18	1	1	0.5	12,5	5
	Св. 18 до 50	2	2	1	12.5	5
	Св. 50 до 80	2,5	3	1,5	20	8
\overline{A}	Св. 80 до 100	3	4	2,0	25	8

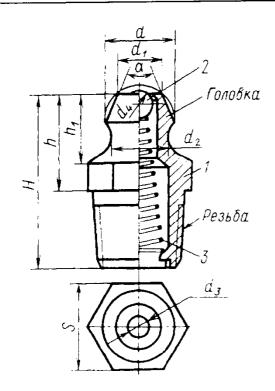
^{*} Размер, обеспечиваемый инструментом.

МАСЛЕНКИ ДЛЯ СМАЗОЧНЫХ МАСЕЛ И ПЛАСТИЧНЫХ МАТЕРИАЛОВ

5. Прямая масленка (резьбовая) для пластичных материалов (по ГОСТ 19853-74 в ред. 1991 г.)

ГОСТ19853-74 распространяется на пресс-масленки (далее - масленки), предназначенные для индивидуальной подачи пластичных смазочных материалов и смазочных масел к узлам трения машин и механизмов в условиях эксплуатации I-8 по ГОСТ 15150-69.

Основные размеры, мм



Тип 1 (по ГОСТ 19853-74)

I - корпус масленки; 2 - запорный элемент; 3 - пружина.

По заказу потребителя допускается изготовлять масленки для смазочных массл

енки								d_2				S	
Номер (типо- размер) масленки	Резьба	Н	h	h ₁	d _{-0,2}	d_1	Номинал	Пред.откл.	d ₃ ±0,2	d ₄	Номинал	Предоткл	α, град.
I	М6×1 коническая	13	8	6,0							8		
2	М10×1 по ГОСТ 9150-81	18	10	7,0	6,7	4,5	5,8	-0,3	2,0	2,5	12	-0,20	48
3	К 1/8″ по ГОСТ 6111-52												
4	К 1/4″ по ГОСТ 6111-5 2	24	12	7,5	10,0	5,2	8,0	-0,36	4,5	5,0	14	-0,24	60

Пример обозначения пресс-масленки типа 1, № 2, с покрытием Ц6:

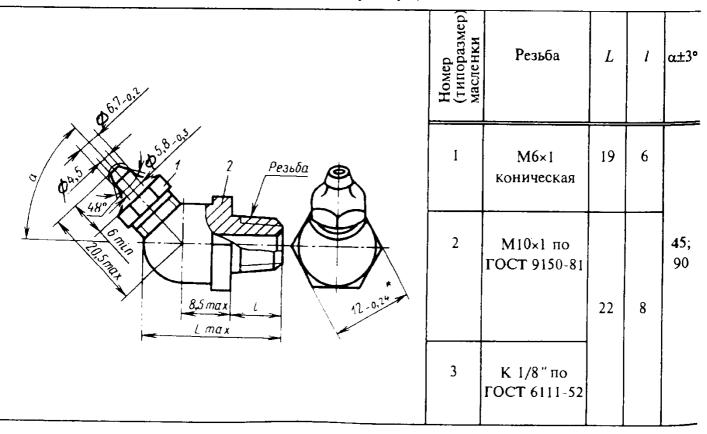
Масленка 1.2.Ц6 ГОСТ 19853-74

То же, № 4 с покрытием Кд6.хр:

Масленка 1.4.Kд6.xp ГОСТ 19853-74

6. Угловая маслеика (резьбовая) для пластичных материалов. Тип 2 (по ГОСТ 19853-74)

Основные размеры, мм



Допускается безрезьбовое соединение вставного элемента I с переходным штуцером 2.

По заказу потребителя допускается изготовлять масленки для смазочных масел.

Для масленок типов 1 и 2 диаметр описанной окружности шестигранника D должен составлять:

$$D \geq 1.1 S$$
.

 $_{1.10}$ S - размер "под ключ".

Запорный элемент под действием пружины должен плотно прилегать к гнезду и после удопания возвращаться в первоначальное по-

Исполнение 1

ложение. Запорный элемент должен выступать за торец головки масленки:

для типов 1 и 2 номеров 1, 2, 3 и типа 3 номера 1 на 0,1-0,9 мм;

для типа 1 номера 4 и типа 3 номера 2 на 0,1-1,4 мм.

Пример обозначения пресс-масленки типа 2. № 1, с углом α = 45°, покрытием Ц.6:

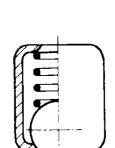
Масленка 2.1.45. Ц6.хр ГОСТ 19853-74

То же, № 3, с углом $\alpha = 90$ °. покрытием Кл6.хр:

Масленка 2.3.90 Kд6.xp ГОСТ 19853-74

7. Масленка под запрессовку для смазочных масел. Тип 3 (по ГОСТ 19853-74)

P2 200 / P



Исполнение 2

Основные размеры, мм

Номер (типоразмер) масленки	D (пред. откл. по u8)	D_1	d±0,2	d_1	Н	h
1	6	8	2,5	3	6	1,0
2	10	12	5,0	6	12	1.5

Пример обозначения пресс-масленки вида 3. № 1, исполнения 1, с покрытием Ц6:

Масленка 3.1.1.Ц6 ГОСТ 19853-74

Технические требования на масленки, приведенны в табл. 5-7.

Наружные поверхности масленок имеют защитные покрытия Ц6, Ц6.хр., Кд6, Кд6.хр, по ГОСТ 9.306-85.

Резьба $M10\times1$ с полем допуска 8g по $\Gamma()$ CT 16093-81.

Запорный элемент под действием пружины должен плотно прилегать к гнезду и после этопания возвращаться в первоначальное подожение. Запорный элемент должен выстуцать за торен головки масленки.

Лія стальных запорных элементов должны

применяться шарики по ГОСТ 3722-81. В масленках, предназначенных для смазочных масел, должны применяться шарики не ниже П1 группы точности.

Ресурс масленок - не менее 20000 циклов. Цикл состоит из процессов открытия и закрытия запорного устройства.

Примечания:

- 1. Для условий эксплуатации 2-8 по ГОСТ 15150-69 потребителю следует проводить дополнительную зашиту наружных поверхностей масленок.
- 2. Допускается по согласованию с потребителем изготовлять масленки типа 3 без нанесения защитных покрытий при условии их работы под слоем возобновляющейся смазки в закрытых помещениях.

8. Колпачковые масленки

Колпачковые масленки предназначены для индивидуальной подачи к узлам трения мащин и механизмов пластичного смазочного материала с числом пенетрации 100-290 при 25 °C, отфильтрованного от частиц размером более 0,25 мм. работающие при температуре окружающей среды от минус 50 до плюс 50 °C.

Вмести-Macca, d $S_{-0,24}$ DΗ H_1 b мость. кг, не cm^3 более D max 1,6 18 14 28 0,016 15 30 10 12 3.2 $M10\times1$ 22 0.025 жиш 6.3 31 17 35 0,06 12.5 38 20 0.08240 25 M14×1.5 48 50 0.146 24 12 50 58 30 62 17 0.225 0,336 100 68 38 78

Размеры, мм

Масленки на номинальное давление 0,25 МПа.

СМАЗОЧНЫЕ СТАНЦИИ

СМАЗОЧНЫЕ МНОГООТВОДНЫЕ СТАНЦИИ ДЛЯ ЖИДКОЙ СМАЗКИ НА p_{Hom} =10 МПа (по ГОСТ 3564-84 E)

Смазочные многоотводные регулируемые станции с приводом от механизмов машин или электродвигателя предназначены для подачи при номинальном давлении 10 МПа жидкой смазки вязкостью от 20 до 1500 мм²/с трушимся поверхностям мащин, работающих в закрытых помешениях при температуре окружающей среды от 0 до 50 °C.

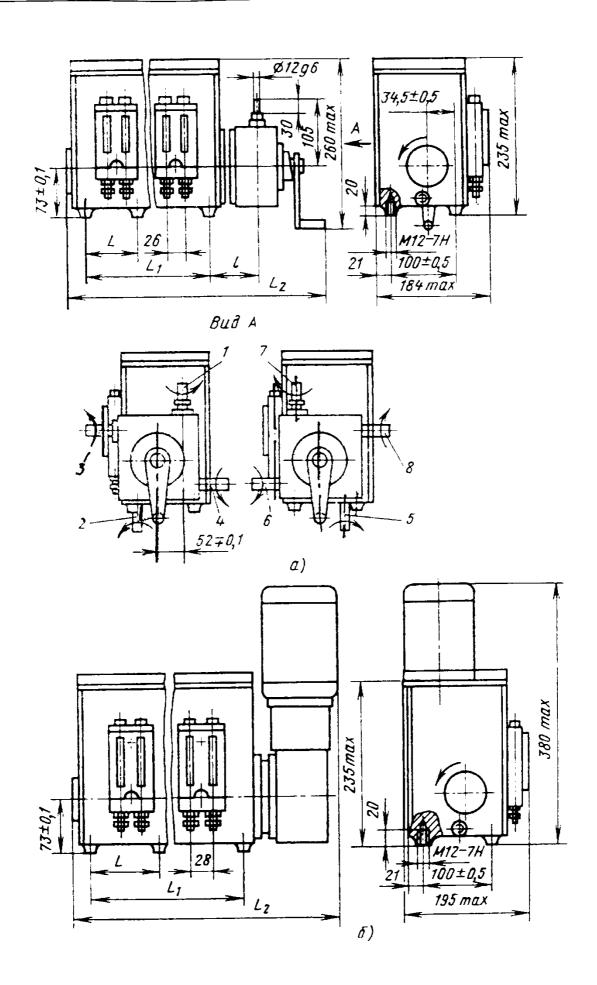
Станции изготовляют с числом отводов 2. 4. 8 и 12 следующих исполнений:

1 - без редуктора (со свободным концом вала). 2 - с качательным устройством; 3 - с редуктором (i = 1 - 80); 4 - с редуктором (i = 1 - 160) и электродвигателем.

На приводном валу станций исполнений 1, 2 и 3 устанавливают рукоятку для ручной прокачки масла.

Каждое исполнение может быть с правым (1) и левым (2) расположением привода относительно устройства визуального контроля. В исполнении 3 редуктор может быть установлен в одном из четырех положений поворотом на 90, 180 и 270 $^{\circ}$ относительно оси приводного вала станции, при этом свободный конец вала редуктора относительно устройства визуального контроля может быть расположен в восьми вариантах (см. рис. 3, δ).

Размеры станций приведены на рис. 2, 3 и в табл. 10. На рисунках представлены станции с правым расположением привода относительно устройства визуального контроля



9.	Основные	параметр	ы станций

Параметр	Нормы для насосов с числом отводов							
	2	4	8	12				
Номинальная затрачиваемая мощность, кВт, не более	0,05	0,06	0,07	0,09				
Объем масла, заливаемого в резервуар, дм ³	2,5	2,5	6,3	10				
Масса, кг, не более:								
исполнения 1	8	10	16	24				
» 2	10	12	18	26				
» 3	1 I	13	19	27				
» 4	15	17	23	31				

Номинальное давление 10 Мпа.

Рабочий объем нагнетательного элемента одного отвода 0,32 см³.

Подача в один отвод (регулируемая) от 0 до 0.25 см³/об.

Частота вращения приводного вала станции 2,4-24 об/мин.

• ^	\sim		v	
IV.	Основные	размеры	станиии.	MM

Исполнение	Число отводов	$L_1 \pm 0.5$	$L \pm 0.5$	L_2 , не более	I ± 1,7	Исполнение	Число отводов	$L_1 \pm 0.5$	$L \pm 0,5$	L_2 , не более	l ± 1,7
	4	100	-	320	48		4	100	-	380	98
1	8	300	-	480	28	3	8	300	-	540	77,5
	12	452	226	640	32		12	452	226	700	82,5
	4	100	-	320	68,5		4	100	-	300	-
2	8	300	-	480	48,5	4	8	300	-	460	-
	12	452	226	640	52,5		12	452	226	620	-

Пример обозначения. Станция исполнения 1 с правым расположением привода и 4 отводами, со свободным концом вала, расположенным справа, предназначенной для работы в умеренном климате для категории размещения 4:

Станция 11-04-0 УХЛ4 ГОСТ 3564-84 Е

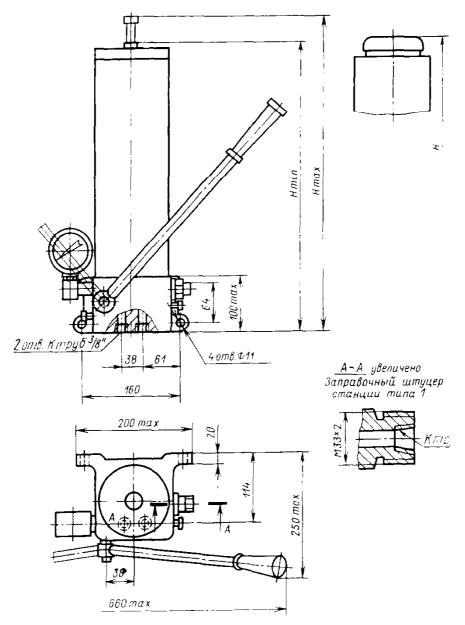
Технические требования. 1. На станции имеется стрелка, указывающая направление вращения приводного вала.

2. Вал станции должен проворачиваться от руки с усилием на рукоятке не более 80 Н.

- 3. Масло, заливаемое в резервуар, должно быть отфильтровано в соответствии с требованиями, предъявляемыми к 12-му классу чистоты жидкостей по ГОСТ 17216-71.
- 4. Заправочная горловина станции должна иметь фильтр. задерживающий частицы размером более 125 мкм.
- 5. Зазоры порщневых пар нагнетательных элементов должны находиться в пределах: для рабочей поршневой пары от 4 до 9 мкм; для лозирующей поршневой пары от 6 до 12 мкм.

СМАЗОЧНЫЕ РУЧНЫЕ ДВУХМАГИСТРАЛЬНЫЕ СТАНЦИИ (по ТУ 24.00.10.019-88)

11. Основные параметры и размеры



Тип стан- ции	Рабочий объем, см ³	Номинальная подача, см ³ /двойной хол, не менее	Номинальное давление*. МПа	Номинальная вместимость бака, дм ³ , не менее	H_{\min}	$H_{ m max}$ не боле	H ee	Масса, кг, не более
= ==				1,6	400	455		15
ļ	2.5	2.0	20,0	4,0	700	760		17
				2,5	500	575		16
	8,0	6.3	10,0	4,0	700	760		17
				1,6			550	16
2	0,8	6.3	4,0	2,5		_	650	18
				4,0]		800	18

 $^{^{*}}$ Манометрическое давление, развиваемое станцией от 0 до указанной величины за один ход.

Станции предназначены для подачи жидкого и пластичного смазочного материала в смазочные системы. Станции работают на жидком смазочном материале с кинематической вязкостью не ниже 30 мм²/с при 50 °С и на пластичном смазочном материале с числом пенетрации не ниже 260 при температуре окружающей среды от 0 до +40 °С.

Станции изготовляют двух типов: 1 - для пластичного смазочного материала; 2 - для жидкого смазочного материала.

Станции типа 1 допускается изготовлять с жестким шток-поршнем для непрерывного контроля уровня смазочного материала в резервуаре.

Пример обозначения станции типа 1 с рабочим объемом 2.5 см^3 и номинальной вместимостью бака 1.6 дм^3 :

Станция 1-2,5-1,6 ТУ 24.00.10.019-88

То же, станция типа 2 с рабочим объемом 8,0 см³ и номинальной вместимостью бака 4,0 дм³:

Станция 2-8,0-4,0 ТУ 24.00.10.019-88

Технические требования. Усилие на рукоятке должно быть не более 160 H.

Резьба трубная коническая - по ГОСТ 6211-81.

Резьба метрическая, поле допуска 8g - по ГОСТ 16093-81.

По заказу потребителя должны изготовлять станции с резьбой M16×1.5.

Станции типа 1 должны быть оборудованы визуальным указателем верхнего и нижнего уровня смазочного материала в баке, а станция типа 2 - указателем наличия масла.

В станциях типа 1 перед манометром должен быть установлен разделитель, предотврашающий попадание пластичного смазочного материала в манометр.

Станции типа 1 должны заполняться смазочным материалом только через заправочный штуцер.

Станции типа 1 должны работать на пластичном смазочном материале, отфильтрованном от частиц размером более 0,25 мм. станции типа 2 - на жидком смазочном материале 14-го класса жилкостей по ГОСТ 17216-71.

Средняя наработка до первого отказа должна быть не менее 75000 циклов работы насосных элементов, полный средний ресурс - не менее 800000 циклов.

Предельное состояние определяется уменьшением подачи при номинальном давлении на величину более 40 % указанной в габл. 11.

СТАНЦИИ СМАЗКИ ТИПА И-ЦСЭ (по ТУ 2-053-1239-76)

Станции предназначены для подачи жидкой смазки к трушимся частям оборудования и работают в централизованных импульсных системах смазки типа И-ЦСЭ (рис. 4-6).

Станции работают на чистых минеральных маслах с кинематической вязкостью от 30 до $600 \text{ мм}^2/\text{c}$ при температуре масла от +5 до +50 °C и температуре окружающей среды от +1 до +40 °C.

Класс чистоты рабочей жидкости должен быть не ниже 14-го по ГОСТ 17216-71.

Для обеспечения требуемого класса чистоты рабочей жидкости рекомендуется применять фильтры с номинальной тонкостью фильтрации не более 25 мкм.

Рекомендуемые марки масел: турбинное T_{30} , индустриальное U-40A.

12. Основные параметры станций смазки типа И-ЦСЭ при работе на чистом минеральном масле T_{30} при температуре масла +20 °C

Параметр	Данные для И-ЦСЭ-2,5.01, И-ЦСЭ-6,3.01, И-ЦСЭ-10.01
Давление нагнетания, МПа:	
номинальное	2,5
максимальное	3,2
Давление настройки под- порного клапана, МПа	0,04
Давление на всасывании,	0.001
МПа	0,001
Номинальная подача, л/мин	0.5
Объемный КПД, не менее	0.55
90 %-ный ресурс при частоте 1 цикл в 5 мин, ч	40000
Предельное состояние, характеризуемое падением объемного КПД станции, не более	25 %
смазочных циклов I цикл в 5 мин, ч	5000 8.2
Тип насоса	Шестеренный

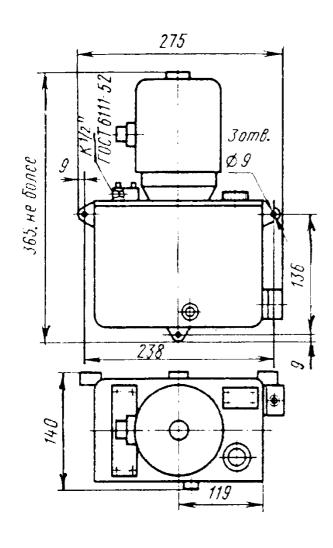


Рис. 4. Станция смазки типа И-ЦСЭ-2,5.01

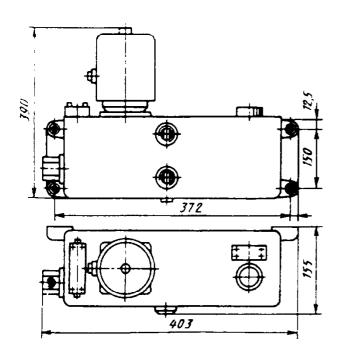


Рис. 5. Станция смазки типа И-ЦСЭ-6,3.01

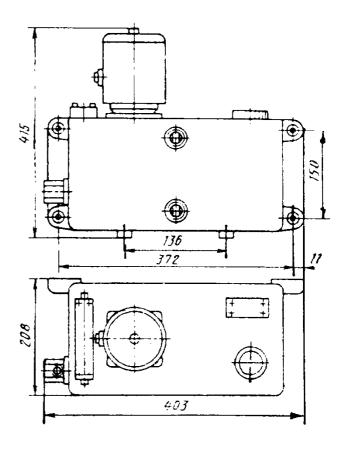


Рис. 6. Станция смазки типа И-ЦСЭ-10.01

Обозначение станций смазки по вмести-мости бака:

Вместимость бака, дм ³	2,5	6,3	10
Обозначение	И-ЦСЭ-	И-ЦСЭ-	И-ЦСЭ-
	2.5.01	6 3 01	10.01

Пример обозначения станции смазки при заказе:

Станции смазки с вместимостью бака 2,5 дм³ И-ЦСЭ-2,5.01

При работе станций допускается колебание настройки предохранительного и подпорного клапанов ±0,2 МПа.

Технические требования. Станции смазки должны быть снабжены устройством, обеспечивающим остановку двигателя насоса и подачу электрического аварийного сигнала в случае недопустимого снижения уровня масла в баке. Уровень масла при этом должен быть не ниже нижнего предела на маслоуказателе.

Параметр	Данные	Параметр	Данные
Электродвигатель	АОЛ11-2 исп. М361	Напряжение, В	380
Род тока	Переменный	Мощность, Вт	80
Частота тока, Гц	50	Частота вращения,	2760
		∥об/мин	

13. Основные параметры электрооборудования

ДВУХМАГИСТРАЛЬНЫЕ СТАНЦИИ ЦЕНТРАЛИЗОВАННОЙ СМАЗКИ (по ГОСТ 11700-80)

Станции предназначены для поочередного нагнетания пластичных смазок с числом пенетрации не ниже 260 при температуре 25 °C и минеральных масел с кинематической вязкостью не ниже 30 мм²/с при температуре 50 °C в магистрали централизованных двухлинейных автоматических смазочных систем при температуре окружающей среды от 10 до 40 °C. Станции должны изготовляться двух типов:

1 - петлевые, 2 - концевые;

двух исполнений по виду смазочного материала: 1 - для подачи пластичной смазки; 2 - для подачи минерального масла;

трех исполнений по виду приводного электродвигателя:

1 - с электродвигателем переменного тока напряжением 220/380 В закрытого исполнения; 2 - с электродвигателем постоянного тока напряжением 220 В закрытого исполнения; 3 - с электродвигателем переменного тока напряжением 380 В взрывозащищенного исполнения.

Допускается по заказу потребителя изготовлять станции с электродвигателями постоянного тока во взрывозащишенном исполнении, а также с электродвигателями на другое напряжение.

14.	Основные	параметры	станций

	Подача*, л/мин, не	Рабочий объем	Номиналь-	Номиналь- ная	Испол	пения	Мощность электродви-
Тип стан- ции	шии см ³ резер		вместимость резервуара дм ³ , не более	смазочного	по виду электродви- гателя	гателя, кВт	
	0,038	1,12	10,0		1	1 2 3	0,4 0,6 0,4
	0,075	2,24	1,0 1,0 6,3	25	1 1 2	1 2 1	0,4 0,6 0,4
1	0,150	2,80	20,0	63	1	1 3	0,6
	0,300 0,300 0,600	4,00 4,00 8,00	20,0 10,0 20,0	160	1 2 1	1	1,1
	0,075 0,150	2,24 2,80	10,0 20,0	25 63	1		0,4 0,6
2	0,300	4,00	20,0 10,0	160	1 2	1	1,1
	0,600	8,00	20,0		1		

^{*} Подача указана для работы станций в смазочной системе при постоянном номинальном давлении.

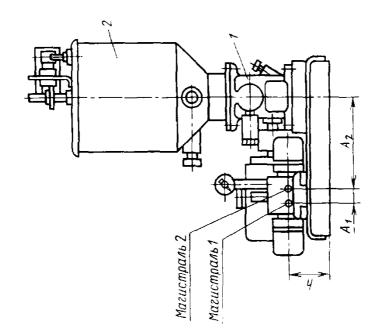
Пример условного обозначения станции с подачей 0,100 дм³/мин, типа 1, в климатическом исполнении УХЛ, категории размещения 4:

Станция 0100-1 УХЛ4 ГОСТ 11700-80 То же, с подачей 0.630 дм 3 /мин, в общеклиматическом исполнении:

> Станция 0630—2-04 ГОСТ 11700-80

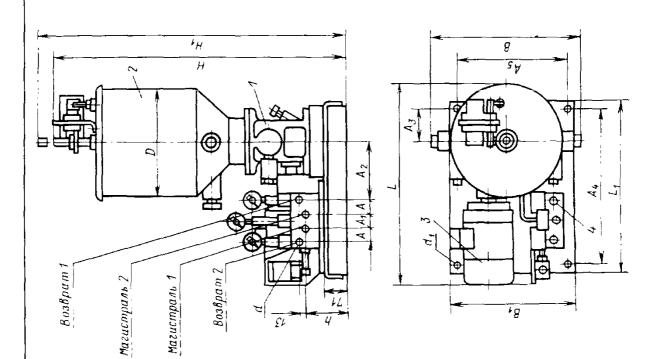
Технические требования. 1. Петлевые станции должны быть оборудованы двухлинейными распределителями с гидравлическим управлением.

15. Основные размеры станций, мм



иметь размеры, отличающиеся от указанных в таблице и зависящие от размеров Станции с электродвигателями, изготовляемыми по заказу потребителя, могут этих электродвигателей.

I - насос; 2 - резервуар; 3 - электродвигатель; 4 - двухмагистральный распределитель



Масса,	кт. нс более	130	140	160	130	140	130	200	230	300	270	300	130	200	300	270	300
Αş		350	420	420	350	420	350	380			420		350	380		420	
14		465	500	500	465	500	465	550			009		465	550		009	
A3					95			130			135		95	130		135	
4					185			215			260	-	285	315		380	
A				•		***		4	mi -	<u> </u>					40		
¥					-			39							ι		
B	vice	400	480	480	400	480	400	430			470		400	430		470	
В	не более	425	480	650	425	480	425	475	650		550		425	475		550	
h							<u> </u>	125		<u> </u>			124			136	
H_{\parallel}		1150	1150	1150	1150	1150	f	1530	<u>-</u>	2020	ı	2020	1150	1530	2020	ı	2020
Н	ээгс			_ ,	006	- "		0011			1400		006	1100	1400		
L_{\parallel}	не болсс	515	570	570	515	570	515	009	. .		670		515	009	029		
7		009	700	630	009	700	585	009	700		790		099	700	880	<u>-</u>	
p						20		<u></u>			24		20		24		
Резьба d по ГОСТ 6211-81,	дюймы							1/2					3/8		1/2		
Д, не	болес				325			377			530		325	377	530		
Станиян		0038-1-1-1	0038-1-1-2	0038-1-1-3	0075-1-1-1	0075-1-1-2	0075-1-2-1	0150-1-1-1	0150-1-1-3	0300-1-1-1	0300-1-2-1	0600-1-1-1	0075-2-1-1	0150-2-1-1	0300-2-1-1	0300-2-2-1	0600 . 2 - 1 - 1

2. Концевые станции должны быть оборудованы двухлинейными распределителями с электромагнитным управлением.

Тяговая сила электромагнитов должна быть не менее: 30~H - для станций с подачей 0.075~u 0.150~n/мин; 60~H - для станций с подачей 0.300~u 0.600~n/мин.

- 3. Резервуары станций должны иметь указатель уровня смазочного материала.
- 4. Резервуары станций должны иметь по два конечных выключателя мгновенного действия закрытого исполнения, пригодных для работы на переменном токе напряжением 127 В и постоянном токе напряжением 220 В.

Конечные выключатели для станций с электродвигателем взрывозащищенного исполнения должны быть выполнены во взрывозащищенном исполнении для работы на переменном токе напряжением 220 В.

- 5. На петлевых станциях около распределителя должен устанавливаться конечный выключатель исполнения, указанного в п. 4.
 - 6. Заправочное устройство станций для

- фильтрации смазочного материала должно иметь сетку с размером ячеек в свету не более 0,25 мм.
- 7. Открытые поверхности деталей станций должны иметь защитные (лакокрасочные или металлические) покрытия.
- 8. Установленный ресурс не менее 10000 ч. Наработка плунжерных и клапанных пар до предельного состояния, характеризующегося падением подачи до 15 %, указанной в табл. 14, не менее 1000 ч.
- 9. При испытаниях и эксплуатации нетоковедущие части, могущие оказаться под напряжением, должны быть заземлены в соответствии с действующими электротехническими нормами и правилами, а клеммные коробки двигателей и распределителей - закрыты крышками.
- 10. Кулачковая муфта, соединяющая электродвигатель с насосом станции, должна быть ограждена.
- 11. Для защиты станции от перегрузок в линии нагнетания должны быть установлены предохранительные клапаны.

МАСЛОРАСПРЕДЕЛИТЕЛИ

ЛРОССЕЛЬНЫЕ СМАЗОЧНЫЕ БЛОКИ

Дроссельные смазочные блоки для централизованных систем предназначены для отвода от напорной линии и регулирования подаваемого к трущимся поверхностям мащин потока минерального масла вязкостью от 17 до 400 мм²/с под давлением до 1,6 МПа при температуре масла от 0 до 50 °C при температуре окружающей среды от 0 до 45 °C.

Блоки должны изготовлять следующих типов: 0 - без указателя потока, стыкового присоединения; 1 - то же, резьбового присоединения; 2 - с ротаметрическим указателем потока; 3 - с визуальным указателем потока, стыкового присоединения; 4 - то же, резьбового присоединения.

Блоки изготовляют с числом отводов 1; 2: 4 и 6.

Блоки типов 1 и 2 изготовляют с метрической или конической присоединительной резьбой.

Номинальный поток в отводе должен быть 0.63 ± 0.06 д/мин; наименьший стабильный при перенаде давления на дросселе 0.05 МПа

поток 0.035 ± 0.003 л/мин; наименьший, контролируемый ротаметром (для типа 2), ~ 0.063 л/мин.

Примечание. Основные технические параметры блоков даны при работе на минеральном масле с кинематической вязкостью $80-85 \text{ мм}^2/\text{с}$.

Основные размеры должны соответствовать указанным на рис. 7 и в табл. 16 и 17.

Технические требовання. При наименьшей величине потока верхняя кромка поплавка ротаметра блоков типа 2 должна находиться не ниже нулевого и не выше первого деления шкалы.

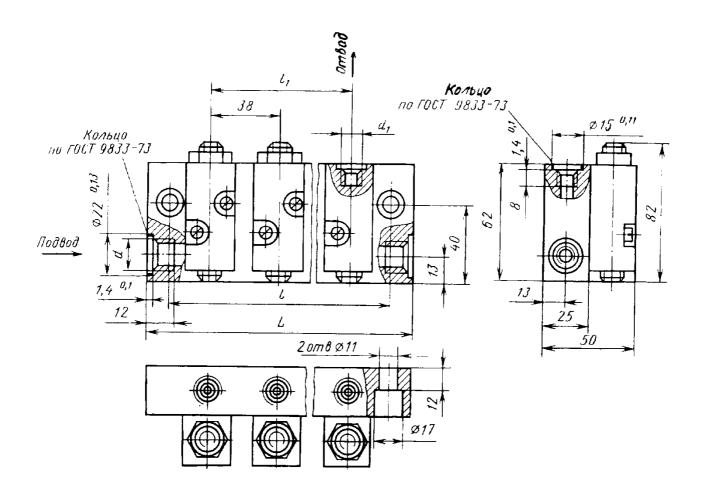
Утечка масла через каждый отвод при давлении $0.05~{\rm M\Pi a}$ при закрытом дросселе не должна превышать $0.01~{\rm cm}^3/{\rm мин}$.

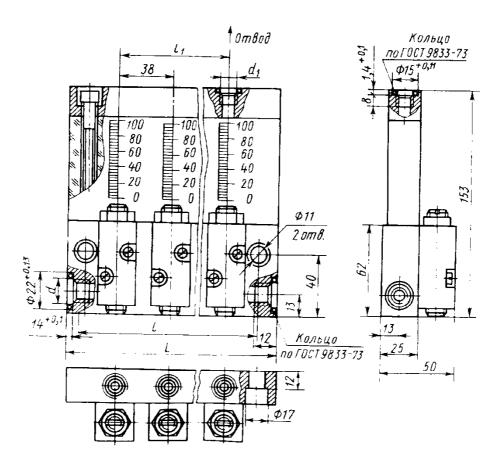
Блоки должны работать на маслах, имеющих класс чистоты не ниже 13 по ГОСТ 17216-71, прошедших очистку фильтрами с номинальной тонкостью фильтрации не грубее 25 мкм.

Блоки типов 2, 3 и 4 должны устанавливаться вертикально.

Блоки типов 0 и 1 допускается монтировать в любом положении.

16. Основные размеры блоков типа 1 и 2, мм



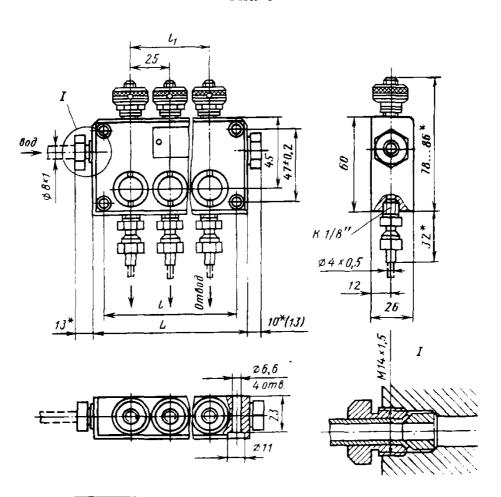


Продолжение табл. 16

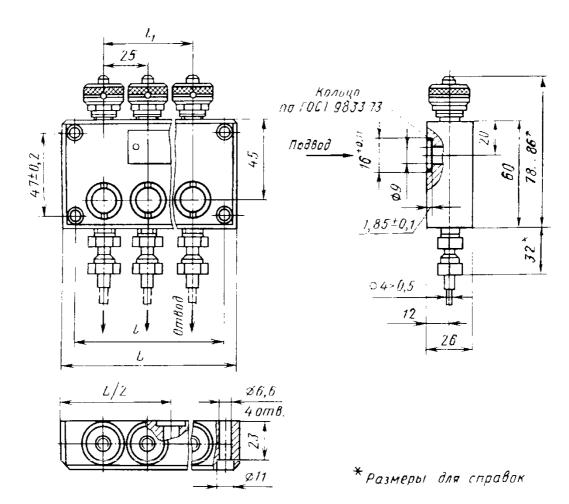
	,		J			T		T	T
Типоразме- ры	Резьба метрическая	Резьба коническая	Резьба метрическая	Резьба коническая	Число отводов	L	l, ± 0,2	l_1	Масса, кг, не более
	по ГОСТ 24705-81	по ГОСТ 6111-52	по ГОСТ 24705-81	по ГОСТ 6111-52					
1 - 2M	$M16 \times 1,5$	-	M10 × 1	-					
1 - 2	<u>-</u>	K 3/8"	7	K 1/8"					0,8
2 - 2M	$M16 \times 1,5$	-	M ₁₀ × 1	-	2	106	82	38	1,2
2 - 2	-	K 3/8"	-	K 1/8"					
1 - 4M	$M16 \times 1,5$	-	M10 × 1	-			<u>-</u>		
1 - 4	-	K 3/8"	- -	K 1/8"	: 		1		1,3
2 - 4M	M16 × 1,5	•	M10 × 1	-	4	184	158	114	1,8
2 - 4	-	K 3/8"	-	K 1/8"					
1 - 6 M	M16 × 1,5	-	M10 × 1	-					
1 - 6	-	K 3/8"	_	K 1/8"					1,9
2 - 6M	M16 × 1,5	-	M10 × 1	-	6	266	240	190	
2 - 6	-	K 3/8"	-	K 1/8"					2,6

17. Основные размеры блоков типа 3 и 4, мм

Тип 3



Тип 4



Типоразмер	Число отводов	L	/ (пред. откл. ± 0,2)	1,	Масса, кг, не более
3 - 2 4 - 2	2	70	57	25	0,9
3 - 4 4 - 4	4	120	107	75	1,6
3 - 6 4 - 6	6	170	157	125	2,3

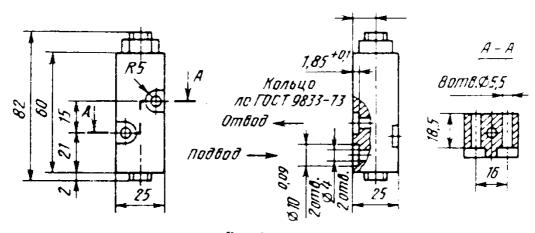


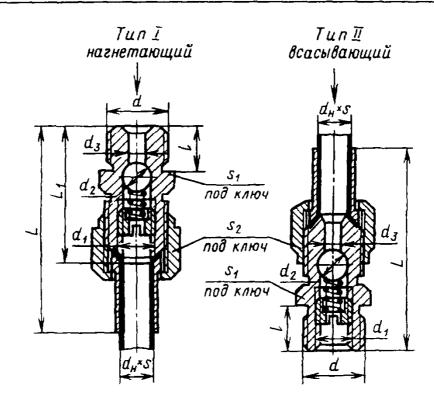
Рис. 7. Тин 0

Климатические исполнения блоков и категория размещения У, 4-1 и Т, 4-1 по ГОСТ 15150-69. Гарантийный срок эксплуатации блоков - 24 мес. с момента ввода в эксплуатацию.

КЛАПАНЫ

ПРЕДОХРАНИТЕЛЬНЫЕ ШАРИКОВЫЕ КОНЦЕВЫЕ КЛАПАНЫ

18. Размеры клапанов, мм



Размер	Резьба				Резьба					Обозн	ачение
трубы d _H × <i>S</i>	d	L	I	L_1	d_1	d_2	<i>d</i> ₃	<i>s</i> ₁	sz	Тип I	Тип II
8 × 1	$M14 \times 1,5$	49	12	33	M8 × 1	5	4	17	17	C58-11	IIC58-11
	$M16 \times 1.5$	53	12	35	M10 × 1	6,5	5,5	17	19		IIC58-12
	$M18 \times 1,5$		14	38	$M12 \times 1,25$	8	7	19	22		IIC58-13
	$M22 \times 1,5$	10	16	43	$M14 \times 1,5$	10	9	22	24	C58-14	IIC58-14

ПРЕДОХРАНИТЕЛЬНЫЕ СМАЗОЧНЫЕ КЛАПАНЫ

Предохранительные клапаны смазочных систем машин предназначены для работы на минеральных маслах кинематической вязкостью от 18 до 500 мм²/с при температуре масла от 5 до 60 °C и окружающей среды от 1 до 40 °C в закрытых производственных помещениях.

Клапаны допускается использовать в качестве обратных.

Клапаны изготовляют с $D_y = 6,3; 8; 10$ и 12 мм трех исполнений по диапазону настройки давления:

1 - 0,01 ... 0,063 MΓ.

2 - 0,63 ... 1,6 МПа;

3 - 0,63 ... 1,6 МПа

и трех исполнений по способу монтажа:

[- с накидной гайкой и ввертным концом;

2 - с двумя накидными гайками;

3 - с двумя ввертными концами.

Резьба - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 6g - по ГОСТ 16093-81.

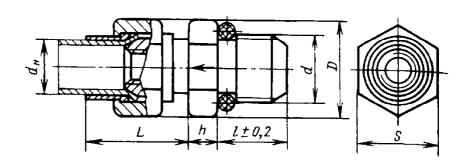
Пример обозначения смазочного предохранительного клапана с $D_y = 10$ мм исполнения 2 по диапазону настройки и исполнения 1 по способу монтажа:

Клапан 10-2-1

19. Основные параметры и размеры предохранительных клапанов, мм

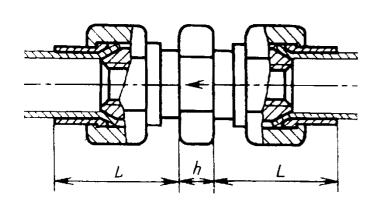
По способу монтажа

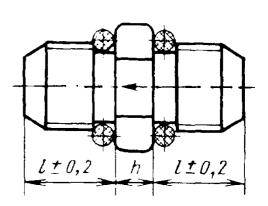
Исполнение 1



Исполнение 2

Исполнение 3





Параметр		,	D_{y}	
	6,3	8,0	10	12
d	M14 × 1,5	M16 × 1,5	M18 × 1,5	$M22 \times 1,5$
D, не более	19.8	29,9	26.4	27,7
S	7	17	22	4
L, не более	28	30	34	38
1	14	15	16	18
h, не более		<u>,</u>	8	9
$d_{\scriptscriptstyle extsf{H}}$	8	10	12	14
Кольцо уплотнительное по ГОСТ 9833-73	014-017-19	016-019-19	018-021-19	021-024-19
Номинальный расход, дм ³ /мин	1.6	3,2	6,3	8.0
Внутренние утечки, см ³ /мин, не более	0,	05	0,	10

Параметры расхода и внутренней утечки в табл. 19 указаны при работе клапана на масле турбинном T_{22} по ГОСТ 32-74 при температуре масла 18-22 °C.

При использовании клапанов в качестве обратных максимальное давление в системе 6,3 МПа.

Технические требования. Клапаны должны работать на маслах 14-го класса чистоты жидкостей по ГОСТ 17216-71 в смазочных системах, снабженных фильтрами с номинальной тонкостью фильтрации 25 мкм.

При работе клапанов допускается отклонение установленного давления $\pm 1,5~\%$.

Наработка до первого отказа должна составлять не менее 5000 ч, или не менее 10^6 циклов.

Суммарный ресурс должен составлять не менее 10~000 ч, или не менее 1.5×10^6 циклов.

Критерием предельного состояния клапана является увеличение внутренних утечек в 2 раза.

Герметичность и прочность корпуса следует проверять при давлении 9,5 МПа в течение трех минут. Давление контролируют по манометру класса точности 1,5 по ГОСТ 2405-88.

ИНДИВИДУАЛЬНАЯ НЕПРЕРЫВНАЯ СМАЗКА ПОД ДАВЛЕНИЕМ

Индивидуальная непрерывная смазка под давлением применяется для трущихся пар больших размеров и осуществляется насосами небольшой пропускной способностью (однопоршневыми, шиберными, шестеренными).

ОДНОПОРШНЕВЫЕ СМАЗОЧНЫЕ НАСОСЫ С МЕХАНИЧЕСКИМ ПРИВОДОМ (по ТУ 2.053.0225228.010-88)

Однопоршневые смазочные насосы с механическим приводом предназначены для подачи жидкого смазочного материала вязкостью от 15 до 350 мм²/с к трущимся поверхностям металлорежущих и деревообрабатывающих станков, типографских, текстильных и других машин, которые работают в закрытых помещениях при температурах рабочей жидкости от 1 до 50 °C и окружающей среды от 1 до 40 °C.

Габариты насосов и исполнения корпуса и поршня приведены в табл. 20.

Корпуса насосов изготовляются двух исполнений:

на кронштейне; 2 - на лапах.

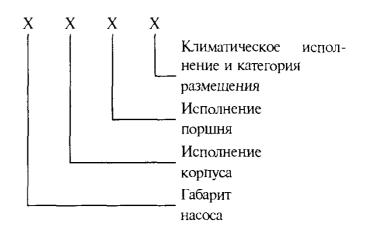
Поршни насосов изготовляются двух исполнений:

без ролика; 2 - с роликом.

Основные параметры насосов приведены в табл. 21.

Основные размеры однопоршневых насосов приведены в табл 22.

Условное обозначение исполнения насоса ютжно строиться по следующей схеме:



Пример обозначения насоса габарита 1 с исполнением корпуса на кронштейне, а поршня - без ролика, предназначенного для стран с умеренным климатом (категория размещения 4.1 ГОСТ 15150-69):

Hacoc 111 Y 4.1

То же, габарита 4 с исполнением корпуса на кронштейне, а поршня - с роликом, предназначенного для стран с тропическим климатом (категория размешения 4.1 ГОСТ 15150-69):

Hacoc 412 T 4.1

Привод насосов. Функционирование насосов осуществляется под воздействием экспентрика или рычага на поршень, как показано на рис. 8-11.

Ход поршня равен удвоенному эксцентриситету, т.е. l=2 e.

Возврат поршня в исходное положение обеспечивается пружиной, находящейся внутри корпуса насоса.

На поршень нажимает шарикоподшипник, установленный с экспентриситетом e на приводном валу (рис. 8).

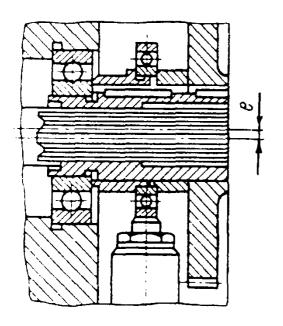
20. Габариты насосов и исполнения корпуса и поршня

Габарит	Испол	інение	Габарит	Испол	інение	Габарит	Испол	інение
насоса	корпуса	поршня	насоса	корпуса	поршня	насоса	корпуса	поршня
1	1 2	1 -		1	1 2		1	1
2	1 2	1	3	2	1 2	4	2	1 2

21. Основные параметры однопоршиевых насосов

Параметр		Габ	арит					
Tupamerp	1	2	3	4				
Рабочий объем, см ³ (пред. откл. ± 3 %)	0,50	1,25	3,20	6,30				
Подаваемый объем, см ³	0,40	1,00	2,50	5,00				
Коэффициент подачи, не менее		0,	78					
Номинальное давление, МПа		1	,6					
Частота двойных ходов поршня, мин-1:								
максимальная		86	00					
минимальная	10							
Допускаемая вакуумметрическая высота всасывания. м. не более		0	,5					
Масса, кг, не более	• 0	,4	0	,9				

Параметры указаны при работе на масле ВНИИНП-403 по ГОСТ 16728-78 при температуре масла от 18 до 25 °C.



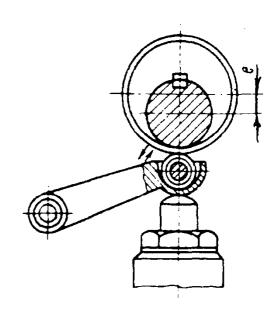


Рис. 8

!			.S -0,28	61
	, 422	P P P P P P P P P P P P P P P P P P P	<i>b</i> , не болес	
	322,	$^{\prime}_{Sx} ^{\mu}_{p}$ \rightarrow	$d_{H} \times S_{I}$	10 × 1
ı		nghd1	d_2	14
	tений 421		d	6
B, MM	исполнени 21, 321, 421		p	8 17
нх насосс	Насосы исполнений 121, 221, 321, 421	x DW Zi	4 ± 0,3	99
змеры однопоршиевых насосов, мм		H B	a	35
нто гяда		<i>'H</i>	В	35
виые разм	312, 412	22 6	14	15
22. Основные ра	8	-i-	h лее	40
			Н1 Н	1
	ний 11		Н	80
	тасосы исполнени	χοωσχ.	l_1	80
	Насосы исполнений 111, 211, 311, 411	15 x Hp I I I I I I I I I I I I I I I I I I	7	115
		H B	Исполнение насоса	211

Historia Historia	Исполнение	7	L_1	Н	H	И	h_1	В	a	\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\\					b,	S
311 145 100 90 - 45 20 55 48 76 18 11 17 14×1 121 115 80 80 - 40 - 35 35 86 8 9 14 10×1 221 115 80 - 40 - 35 56 8 9 14 10×1 421 421 90 - - - - 18 11 17 14×1 312 45 20 55 50 76 18 11 17 14×1 412 - 118 - - 20 55 50 76 18 11 17 14×1 412 - 118 -					не б	олее				+ 0,3	p	q _i	d_2	$d_{H} \times S_{I}$	нс	-0,28
115 80 80 - 40 - 35 35 56 8 9 14 10×1 145 100		145	100	06		45	20	55	48	76	18		17	14 × 1	12	24
115 80 80 - 40 - 35 35 56 8 9 14 10 × 1 90 -	411										25					
145 100 - - - - 18 - 18 - 18 - - 18 - 14 × 1 - - - 14 × 1 -	121	115	80	08	,	40		35	35	56	∞	6	4	10 × 1	01	61
145 100 - 18	221										12					
145 100	321			06	1		l									
145 100	421										25					
- 20	312	145	001			45	20	55	50	92	81		17	14 × 1	12	24
20	322			•	118		1					· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
	715						20				25					
	422						1									

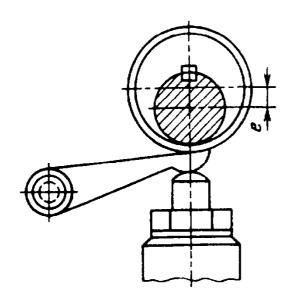


Рис. 10

На порщень нажимает эксцентрик через рычаг (рис. 9, 10). На рис. 9 в рычаг встроен ролик.

Движение порщня с роликом (рис. 11) осуществляется непосредственным нажатием эксцентрика.

На рис. 8-10 приведен пример привода насоса с исполнением поршня 1 (насосы исполнений: 111, 121, 211, 221, 311, 321, 411, 421).

На рис. 11 приведен пример привода насоса с исполнением поршня 2 (насосы исполнений: 312, 322, 412, 422).

Технические требования. Насосы должны работать на масле 17-го класса чистоты по ГОСТ 17216-71. Номинальная тонкость фильтрации масла - не грубее 80 мкм.

Насосы, предназначенные для работы в районах с тропическим климатом, должны соответствовать ГОСТ 15151-69.

Уровни звуковой мощности в октавных полосах частот не должны превыщать значений табл. 23.

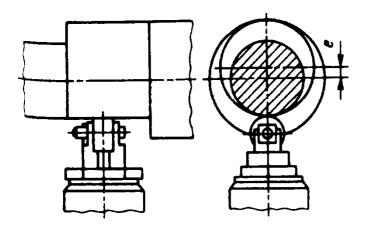


Рис. 11

23. Уровин звуковой мощности

Средне-	Уровни	Средне-	Уровни
геометри-	звуковой	геометри-	звуковой
ческие	мошности,	ческие	мощности,
частоты, Гц	дБ,	частоты, Гц	дБ,
	не более		не более
63	98	1000	76
125	90	2000	74
250	83	4000	72
500	79	8000	70

Наработка на отказ насосов - не менее 3000 ч. Ресурс насосов - не менее 12000 ч. В конце ресурса допускается снижение коэффициента подачи на 15 %. Срок сохраняемости - 3 года.

Указания по эксплуатации. Насосы следует предохранять от перегрузки посредством установки предохранительного клапана в напорной магистрали насоса.

Угол между направлением действия силы приводного механизма и осью поршня не должен быть более 15°.

Регулирование подаваемого объема производят за счет изменения хода поршня, осуществляемого приводным устройством. При этом ход поршня должен быть не менее 6 мм.

шиберные насосы

Шиберные насосы изготовляют по схемам a, δ , θ (рис. 12). При вращении ротора лопат-ки 2 вытесняют масло в выходное отверстие 4.

Подача шиберного (лопастного) насоса, л/мин,

$$Q = \frac{\pi \left(D + d\right)}{2 \cdot 10^6} ben \, \eta,$$

где D - диаметр статора, мм; d - диаметр ротора, мм; b - ширина лопаток. мм; e - эксцентриситет, мм;

п - частота вращения ротора, об/мин;

η - объемный КПД насоса, равный 0,6-0,8.

Варианты вращения ротора и присоединения трубопроводов приведены на рис. 13.

Насос рекомендуется ставить возможно ближе к резервуару ввиду его небольшого всасывающего действия (до 0,5 м высоты при 1000 об/мин).

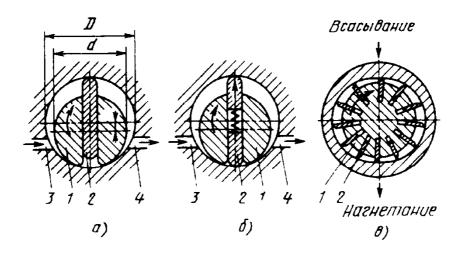


Рис. 12. Схема шиберных насосов:

1 - ротор; 2 - лопатка; 3 - входное отверстие; 4 - выходное отверстие

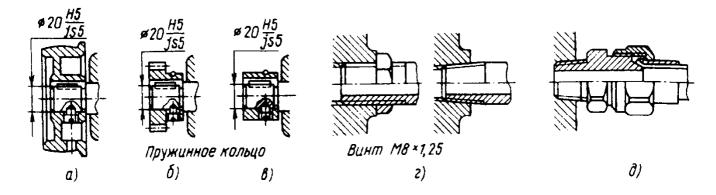


Рис. 13. Варианты вращения ротора и присоединения трубопроводов:

a - вращение с помощью шкива; δ - вращение с помощью зубчатого колеса; ϵ - вращение с помощью зубчатой муфты; ϵ - присоединение всасывающего трубопровода; δ - присоединение нагнетающего трубопровода

Зависимость подачи шиберного насоса от частоты вращения и избыточного давления при работе на индустриальном масле И-20A показана на рис. 14.

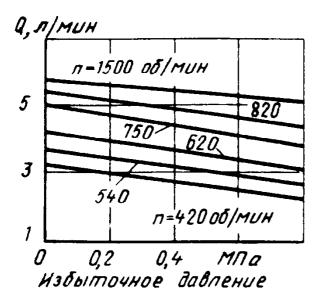


Рис. 14. Зависимость подачи щиберного насоса от частоты вращения и избыточного давления

Насосы щиберные на $p_{\text{ном}} = 0.25 \text{МПа}$ предназначены для непрерывной подачи под давлением смазочных масел вязкостью 12-600 мм²/с в системах принудительной смазки мащин. Насосы нерегулируемые с постоянным направлением потока. Они отличаются простотой и компактностью конструкции, надежностью в работе и могут изготовляться с одной и двумя лопатками.

Технические требования. 1. Действительная подача насосов может иметь отклонения $\pm 10~\%$ номинальных значений, указанных в табл. 24.

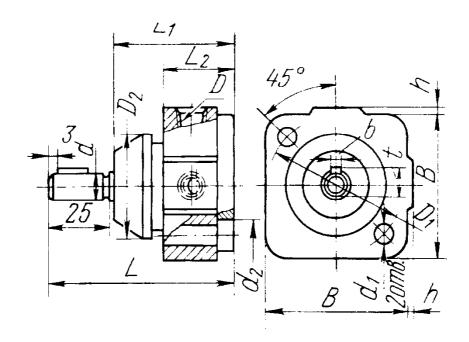
- 2. Эмульсирование масла воздухом при работе насоса через уплотнения, резьбовые соединения и стыки насоса не допускается.
- 3. Наружная утечка масла по валу ие должна превышать 0,5 см³/мин, утечка по стыкам и через резьбовые соединения не допускается.
- 4. Работа насоса не должна сопровождаться резким шумом.
- 5. Приводной вал насоса при вращении от руки должен проворачиваться свободно, без заклинивания.

24. T	`ехническая	характеристика	шиберных	насосов
-------	-------------	----------------	----------	---------

Подача номи- нальная $Q_{ m hom}$, л/мин	Давление нагне- тания номиналь- ное $p_{\text{ном}}$, МПа	Диапазон частот вращения <i>n</i> , об/мин	Объемный КПД η ₀	Высота всасыва- ния <i>h</i> , м
1,6			0,8	
3.0	0.25	500-1000	8,0	0,5
5,0			0,85	
8,0			0,85	

Примечания: 1. Подача $Q_{\text{ном}}$ указана при давлении нагнетания $p_{\text{ном}} = 0.25$ МПа и при частоте вращения приводного вала n = 1000 об/мин. 2. Направление вращения приводного вала безразлично.

25. Габаритные и присоединительные размеры шиберных насосов, мм



Подача насоса Q. л/мин	D*	D_1	<i>D</i> ₂	d	d_1	d ₂	L	L_1	L ₂	В	b	t	h	Масса,
1,6	-													
3,0	K 1/4"	60	45	12	9	13	82	54	32	64	4	13,5	2	1,1
5.0														
0,8	K 3/8"	74	55	20	13	20	102	75	40	75	6	22,5	5	1,8

^{*} Резьба *D* - по ГОСТ 6111-52.

Допускается изготовление резьбы D по ГОСТ 6357-81.

Пример обозначения шиберного насоса с номинальной подачей $Q_{\text{ном}} = 5$ л/мин:

Шифр	насоса	Шифр	насоса
по нормали машиностроения	по нормали станко- строения	по нормали машиностроения	по нормали станко- строения
1.6 MH 3032-61	C12-21	5,0 MH 3032-61	C12-23
3,0* MH 3032-61	C12-22	8,0 MH 3032-61	C12-12

26. Переводная таблица обозначений шиберных иасосов

- * Насос серийно не изготовляется.
- б. Необработанные поверхности насоса должны быть окрашены маслостойкой краской.
- 7. Гарантийный срок службы, в течение которого завод-изготовитель безвозмездно заменяет или ремонтирует насосы, устанавливается один год со дня поставки потребителю при условии эксплуатации их в соответствии с требованиями нормали.
- 8. Испытание шиберных насосов производится на чистом минеральном индустриальном масле И-40A (ГОСТ 20799-88) при температуре ± 50 °C.
- 9. Действительная подача проверяется нагнетанием масла в мерный бак за 1 мин при 1000 об/мин и давлении $p_{\text{ном}} = 0.25$ МПа.
- 10. Высота всасывания при испытании должна быть равна 0,5 м (проверяется измерением расстояния между осью всасывающего отверстия и уровнем масла в расходном баке).
- 11. Давление, развиваемое насосом, проверяют тарированным манометром, установленным на нагнетательном трубопроводе.

Указания по монтажу и эксплуатации.

- 1. Расположение насоса на машине должно обеспечить удобный доступ к нему для монтажа и наблюдения за работой. Насос может быть установлен в горизонтальном или вертикальном положениях, не выше чем за 0,5 м над уровнем масла.
- 2. Соединение вала насоса с приводным валом осуществляется через зубчатое колесо, шкив или соединительную муфту.

3. Со стороны всасывания рекомендуется устанавливать медные трубы по ГОСТ 617-90:

для насосов с присоединительным отверстием К 1/4" - трубу 10×1 ;

для насосов с $Q_{\text{ном}} = 8$ л/мин - трубу 14×1;

для насосов с $Q_{\text{ном}} = 5$ л/мин при работе на масле с вязкостью более 50 мм 2 /с - трубу 14×1 .

Всасывающая магистраль должна быть по возможности короткой и иметь минимальное количество изгибов. Расстояние от конца всасывающей трубы до дна бака должно быть не меньше двух диаметров трубы.

Место присоединения всасывающего трубопровода к штуцеру насоса должно иметь надежное уплотнение, исключающее возможность засасывания воздуха.

- 4. Внутренние поверхности труб и масляного резервуара должны быть тщательно очищены от ржавчины, окалины, песка и прочих частиц, могущих загрязнить масло и способствовать преждевременному износу и выходу из строя насоса.
- 5. Перед заливкой в резервуар масло должно быть отфильтровано. Для нормальной работы насоса рекомендуется менять масло в резервуаре не реже одного раза в шесть месянев.
- 6. Рекомендуется сорт масла индустриальное И-40A по ГОСТ 20799-88.
- 7. Для обеспечения нормальной работы насоса температура масла в баке не должна превышать 50 °C.

ШЕСТЕРЕННЫЕ НАСОСЫ (по материалам ЭНИМС)

Подача масла приближенно, л/мин,

$$Q = \frac{\pi D \left(D_e - D\right)}{10^6} B n \eta.$$

гле D - диаметр делительной окружности зубчатого колеса, мм;

 D_{e} - диаметр окружности выступов, мм;

В - ширина зубчатого колеса, мм;

п - частота вращения вала насоса, об/мин;

 $\eta = 0.7 \div 0.9$ - объемный КПД насоса.

Шестеренные насосы типов Г11-11, АГ11-11. БГ11-11 и ВГ11-11 изготовляют 10 типоразмеров (табл. 27 и 28). Они предназначаются для подачи минерального масла вязкостью

 3° ВУ₅₀ - 8° ВУ₅₀ в смазочные системы машин. Насосы пригодны для работы с температурой масла от 10 до 50° С.

Насосы могут иметь привод от любого вида передачи.

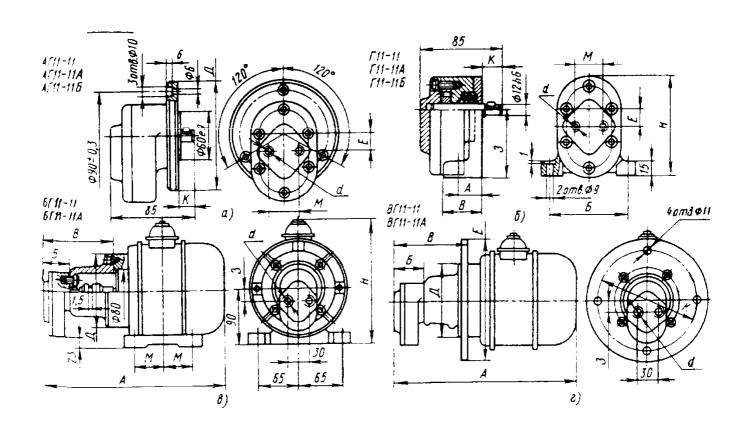
Насосы типа АГІІ-ІІ крепят на фланце, типа ГІІ-ІІ - на лапах, типа БГІІ-ІІ - на лапах и соединяют с электродвигателем через промежуточный фланец. Насосы типа ВГІІ- ІІ соединяют с фланцевым электродвигателем через промежуточный фланец.

Насосы могут быть установлены в горизонтальном и вертикальном положениях.

Преимущества: простота конструкции, надежность и компактность.

Недостатки: сравнительно быстрый износ и снижение подачи, слабое подсасывающее действие.

27. Габаритиые и присоединительные размеры шестеренных насосов, мм



Обозначения по классификатору	<i>d</i> по ГОСТ 6111-52	A	Б	В	I	Ε	3	K	М	Н	Масса. кг
Γ11-11	K 3/8"	21	84	45	_	16,25	68	20	30	101	2,25
ΑΓΙ1-11	K 3/8"	-	-	-	105	16,25	-	20	30	-	2,22
БГ11-11	K 3/8"	340	50)	115	115	-	16,25	-	60	197	12,25

Обозначения по классификатору	<i>d</i> по ГОСТ 6111-52	A	Б	В	Д	E	3	К	М	Н	Масса, кг
<u>===</u> ΒΓ11-11	K 3/8"	340	50	115	125	180	16,25	150	-	-	12,60
Г11-11А	K 1/4"	21	84	45	-	16,25	68	20	30	101	2,25
ΑΓ11-11Α	K 1/4"	-	-	-	105	16,25	-	20	30	-	2,22
БГ11-11А	K 1/4"	340	50	115	115	-	16,25	-	60	197	12,85
ВГ11-11А	K 1/4"	340	50	115	125	180	16,25	150	-	-	12,60
Г11-11Б	K 1/4"	21	84	45	- ,	16,25	68	20	30	101	2,25
ΑΓ11-11Б	K 1/4"	-	_	-	105	16,25	_	20	30	-	2,02

28. Техническая характеристика шестеренных иасосов

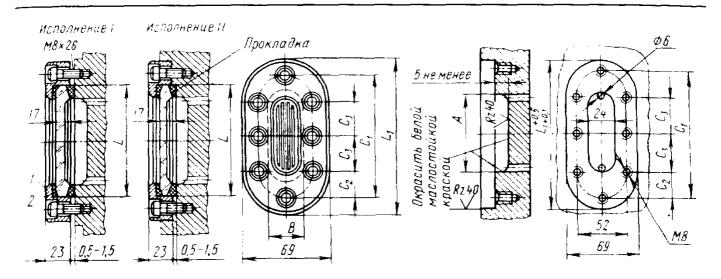
Показатель		ВГП-ПА, БГП-ПА	AF11-11A, F11-11A	BF11-11, BF11-11	AF11-11, F11-11			
Подача Q при наибольшем рабочем давлении и номинальной частоте вращения, л/мин		5	5	8	8			
Наибольшее рабочее давление p , МПа		0,5 для насосов всех типоразмеров						
Номинальная частота врашения вала <i>п</i> , об/мин	600	1450						
Потребляемая мощность N при номинальной частоте врашения, к \mathbf{B} т		0,25 для насосов всех типоразмеров						
Объемный КПД	0,70	0.70	0,70	0,72	0,72			
Высота всасывания h , м		0,5 для насосов всех типоразмеров						
Направление вращения вала		Любое для насосов всех типоразмеров						

Приведенные характеристики действительны для новых насосов при работе на индустриальном масле И-20A с температурой 45-50 °C

МАСЛОУКАЗАТЕЛИ

29. Удлиненные маслоуказатели

Размеры, мм

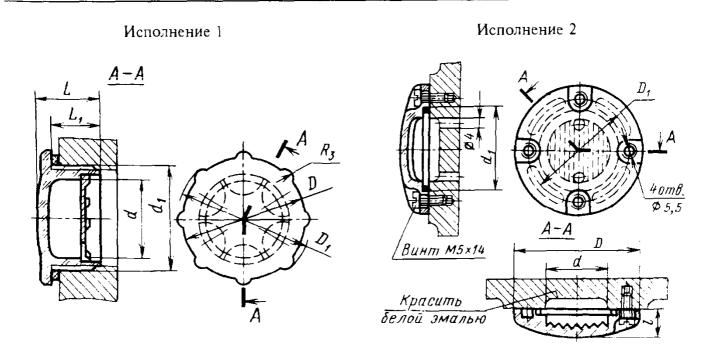


Глазок	Стек	то* 2		Корпус 1				
L B	В	L_1	C_1	C_2	C_3	винтов		
100	115		150	133	16,5	50	8	
120	140	34	175	158	19	40	10	
200	220		255	238	19	40	14	

^{*} Стекло рифленое, см. ГОСТ 1663-81.

30. Круглые маслоуказатели

Размеры, мм



			Исполнение	e I			
Шифр	đ	d_1	D	D_1	L	L_1	Масса, кг
1-14	14	M22 × 1,5	30	33	20	14,0	0,008
1-20	19	$M27 \times 1.5$	36	39	22	15,5	0,012
1-30	30	$M39 \times 1,5$	48	51	24,5	17,5	0,017
1-50	50	$M60 \times 2.0$	68	72	30	20,0	0,042
			Исполнение	II			
Шифр	d	d_1	D		D_1	l	Масса, кг
11-30	30	40	60	,	48	12	0,024
11-50	50	60	82		70	14,5	0,035

Пример обозначения круглого маслоуказателя с d = 30 мм исполнения I:

Маслоуказатель I-30

То же, исполнения И:

Маслоуказатель II-30

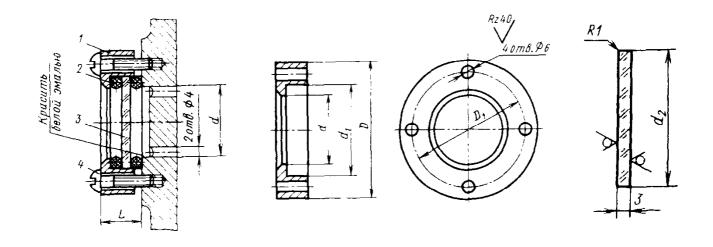
31. Круглые маслоуказатели с гладким смтровым окном

Рекомендуется применять в случае отсутствия покупных маслоуказателей Размеры, мм

Маслоуказатель

Корпус 1

Окно смотровое 3



I - корпус; 2 - кольцо; β - окно смотровое; 4 - винт $M5 \times 20$ ГОСТ 17473-80

Продолжение табл. 31

d	<i>d</i> ₁ (пред. откл. +0,5)	D	D_1	L	L_1	1	d ₂ (пред. откл. -0,5)	Масса корпуса, кг
30	40	60	48	12-13	12	9	40	0,068
50	60	82	70	13-15	13	10	60	0,136

Технические требования. Материал: корпус - сталь Ст3кп;

окно смотровое - оргстекло; винт - сталь 10; кольца резиновые: для d_1 =40 мм - кольцо 032-040-46-2-2 по ГОСТ 9833-73, для d_1 =60 мм - кольцо 050-060-58-2-2 по ГОСТ 9833-73.

Неуказанные предельные отклонения раз-

меров Н14; h14.

Смещение осей отверстий диаметром, равным 6 мм, от номинального расположения - не более ± 3 мм.

Место установки маслоуказателя красить белой эмалью.

Покрытие корпуса и винта фосфатное.

32. Трубчатые маслоуказатели

Трубчатые маслоуказатели предназначены для визуального контроля уровня масла, находяшегося при атмосферном давлении и температуре от -30 до +50 °C в корпусах и резевуарах машин, не испытывающих при работе сильных толчков и тряски.

Трубчатые маслоуказатели применяют только в тех местах, где нельзя установить встроенные - круглые и удлиненные маслоуказатели.

Конструкция маслоуказателей с H = 80 и 120 мм

Размеры, мм

	Шифр изделия	Н	Масса, кг	Гайка, деталь 6 по ГОСТ 5927-70	Винт, деталь 7, по ГОСТ 1491-80
5 65 5	80 120	80	0,212	M14 × 1,5	M6 × 10 M6 × 10

Пример обозначения трубчатого маслоуказателя с H = 120 мм:

Маслоуказатель 120

Корпус, деталь I

Материал: сталь Ст3. Оксидировать.

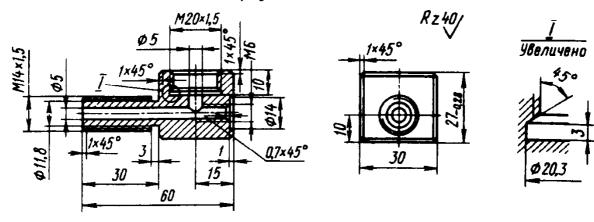
Резьба метрическая, поле допуска 7Н - по ГОСТ 16093-81.

Предельные отклонения свободных размеров H14; h14.

Проточки для резьбы - по ГОСТ 10549-80.

Пример обозначения корпуса:

Kopnyc MH 178-59



Трубка, деталь 2

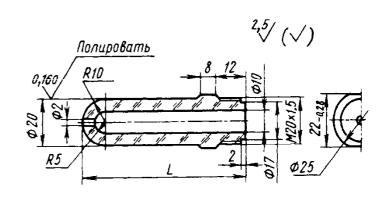
Для детали 80/2 длина L = 71 мм; для детали 120/2 длина L = 111 мм.

Материал: органическое стекло. Резьба метрическая, поле допуска 8h - по ГОСТ 16093-81.

Отклонения свободных размеров H14; h14.

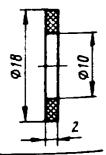
Пример обозначения трубки трубчатого маслоуказателя с H = = 80 мм:

Трубка 80/2



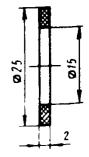
Прокладка, деталь 3

Материал: резина маслобензостойкая. Отклонения размеров - H14; h14.



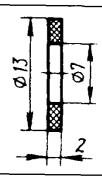
Прокладка под гайку, деталь 4

Материал: резина маслобензостойкая. Отклонения размеров - *H*14; *h*14.



Прокладка под винт, деталь 5

Материал: резина маслобензостойкая. Отклонения размеров - H14; h14.



Конструкция маслоуказателей H = 160 и 200 мм

	Разм	иеры,	мм		
4 3	Шифр изделия	Н	Масса, кг	Гайка, деталь 8 по ГОСТ 5927-70	Винт, деталь 9 по ГОСТ 1491-80
5 8 5 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	160 200	160 200	0,334	M14 × 1,5 M14 × 1,5	M6 × 10 M6 × 10

Пример обозначения трубчатого маслоуказателя с H = 160 мм:

Маслоуказатель 160

Трубка предохранительная, деталь 3

Для детали 160/3 длина $L_2 = 145$ мм;

для детали 200/3 длина $L_2 = 185$ мм.

Материал: труба с D_v 15 по ГОСТ 3262-75.

Резьба метрическая, поле допуска 8h - по

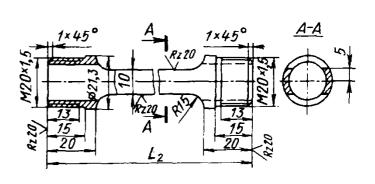
ΓΟCT 16093-81.

Отклонения свободных размеров - H14; h14. Оксидировать. Наружную поверхность

полировать.

Пример обозначения предохранительной трубки трубчатого маслоуказателя с H = 160 мм:

Трубка 160/3

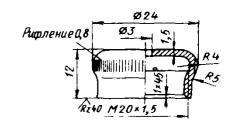


Колпачок, деталь 4

Материал: сталь 08кп или 10кп. Отклонения размеров - H14; h14.

Резьба метрическая, поле допуска 7H - по ГОСТ 16093-81.

Оксидировать. Наружную поверхность полировать.



Трубка стеклянная, деталь 2

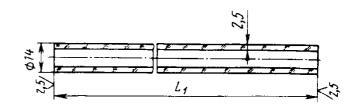
Для детали 160/2 длина $L_1=147$ мм; для детали 200/2 длина $L_1=187$ мм.

Материал: стекло - по TУ 25.11.1045-75 или

органическое стекло.

Отклонения размеров - H14: h14.

Пример обозначения стеклянной трубки трубчатого маслоуказателя с H = 16 мм:



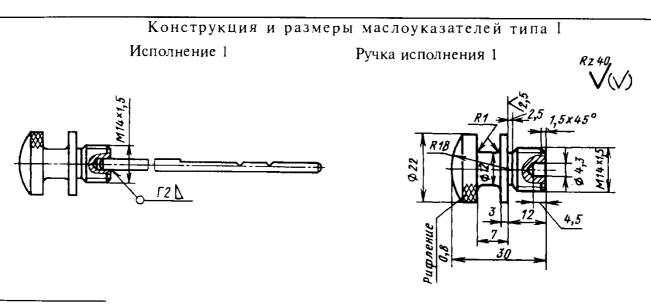
Трубка 160/2

33. Жезловые маслоуказатели *

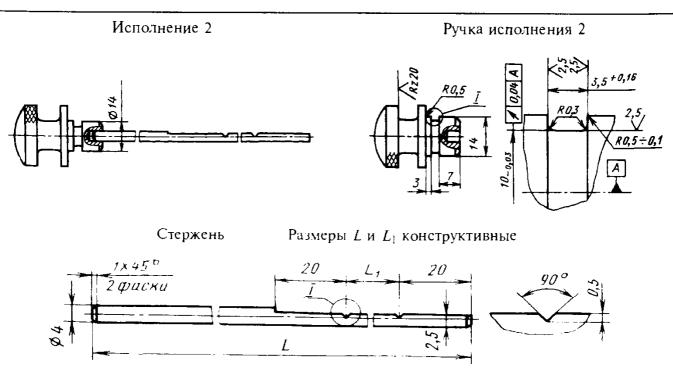
Жезловые маслоуказатели предназначены для определения уровня масла в корпусах редукторов, насосов и других механизмов.

Тип 1 - для определения уровня масла в корпусах с небольшим тепловыделением.

Тип II - для определения уровня масла в корпусах с большим тепловыделением.

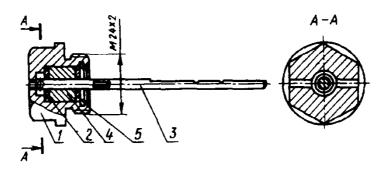


* Фильтры для смазочных систем приведены в гл. VII.

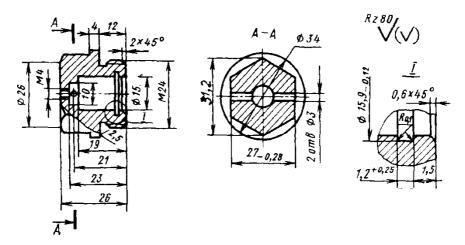


Продолжение табл. 33.

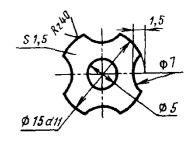
Конструкция и размеры маслоуказателей типа 11



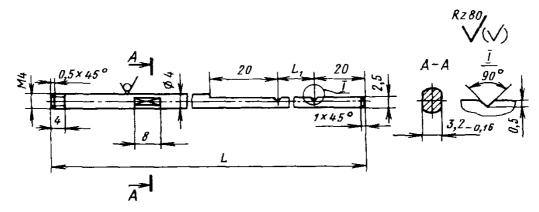
Пробка, деталь 1



Шайба, деталь 2



Стержень, деталь 3 Размеры L и L_1 конструктивные



Набивка, деталь 4. Проволока КРМ 0,25Л68 по ГОСТ 1066-90. Кольцо, деталь 5. Кольцо A15, ГОСТ 13943-86. Материал ручек, стержней, шайб - сталь Ст3.

Неуказанные предельные отклонения размеров: H14; h14; $\pm \frac{t_2}{2}$.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705-81, поле допуска 7H - по ГОСТ 16093-81. Покрытие деталей маслоуказателей Хим. Окс. прм.

СМАЗКА УЗЛОВ КОНСТРУКЦИЙ

СМАЗКА ЗУБЧАТЫХ И ЧЕРВЯЧНЫХ ПЕРЕДАЧ

Открытые цилиндрические зубчатые передачи смазываются пластичными смазками с температурой каплепадения не менее 45 °C. Способы смазок открытых передач:

- а) при окружной скорости передачи не более 1,5 м/с корытная смазка;
- б) при скорости не более 4 м/с периодическая мазями или весьма вязкими жидкими маслами;
- в) при невозможности применения кожуха для масляных ванн из-за ограниченности места капельная смазка;
 - г) централизованная смазка;
- д) при скорости не более $0,5\,\mathrm{M/c}$ покрытие твердыми смазками.
 - В открытых и полуоткрытых передачах

повышенный износ зубьев колес, поэтому эти передачи следует применять в обоснованных случаях. Для закрытых цилиндрических зубчатых передач применяют смазку:

- а) погружением в масляную ванну зубьев при скорости не более 12 м/с, при непродолжительной периодической работе допускается и большая скорость;
- б) струйную или циркуляционную при скорости, большей 12-15 м/с, при меньшей скорости для многоступенчатых передач.

При обшей масляной ванне на несколько зубчатых пар для подачи смазки на колеса меньшего диаметра применяют паразитные зубчатые колеса (часто неметаллические), шайбы маслоразбрызгивающие, колеса черпаные и пр.

34. Рекомендуемая кинематическая вязкость смазки, мм²/с, прн температуре 50 °C (в скобках - при 100 °C) и способы подачи смазки в зацепление червячных передач

Скорость скольжения, м/с	Кинематичес- кая вязкость масла, мм ² /с	Смазка	Скорость скольжения, м/с	Кинематичес- кая вязкость масла, мм ² /с	Смазка
0 - 1*1	450 (53)		10 - 15	85	Струйная под
0 2,5*1	270 (34)	Окунанием	15 - 25,	60	давлением, МПа:
1 - 5*2	180 (28)		Св. 25	45	i Willa.
		Струйная или			0,07
5 - 10	120 (15)	окунанием			0,2
					0,3

^{*1} Тяжелые условия работы.

Глубину погружения в ванну зубчатого колеса принимают от 1 до 6 модулей, но не менее 10 мм.

Емкость масляной ванны для одноступенчатых передач принимают из расчета 0.25 - 0.4 л масла на каждый передаваемый киловатт мощности.

При окружной скорости до 60 м/c зубчатые колеса можно смазывать под давлением $0.05\text{-}0.08 \text{ М}\Pi a$, а при меньших скоростях - достаточно давления $0.01\text{-}0.015 \text{ M}\Pi a$.

Чтобы предотвратить заедание и намазывание бронзы на червяк, для червячных передач следует применять наиболее вязкую смазку, при которой еще не слишком велики потери мошности на размешивание и разбрызгивание масла (табл. 34).

Трубчатые сопла жидкой смазки предназначены для подачи минерального масла на зубчатые и червячные передачи при струйной смазке.

Сопла изготовляют двух исполнений: 1 - конец сопла с трубной конической резьбой; 2 - конец сопла без резьбы.

В табл. 35 приведены трубчатые сопла для струйной смазки.

Технические требования на трубчатые со- пла. Внутренние н наружные поверхности должны быть тщательно очищены от окалины.

Выходное отверстие (шель) сопла должно быть чисто обработано и калибровано по всей длине.

При давлении 0,1 МПа струя масла на выходе из сопла должна быть сплошной, без разрывов и иметь правильную веерообразную форму, обеспечивать номинальный расход при $D_{\rm v}$ соответственно данным табл. 35.

Указания по эксплуатации. Для получения

^{*2} Средние условия работы.

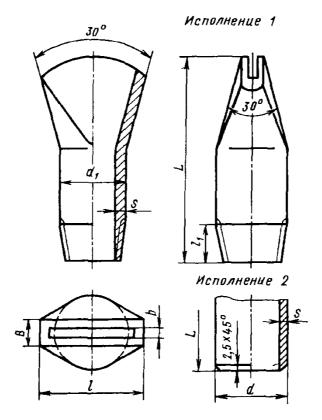
неразрывной и веерообразной струи, выходящей из щели сопла, перед соплом должно быть оптимальное давление, поддерживаемое насосом.

При давлении перед соплом меньше оптимальной величины масло может вытекать из сопла, не образуя струи вообще, или же струя будет настолько слабой, что не достигнет смазывающей поверхности.

При давлении перед соплом больше оптимальной величины струя может быть с разрывами, а также, сильно ударяясь о смазывающую поверхность, не обеспечить ее смазку.

35. Основные параметры, габаритные и присоединительные размеры трубчатых сопел

Линейные размеры, мм



<i>D</i> _y , мм	<i>Q</i> _{ном} , л/мин	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52, дюймы	d	S	L	1	<i>l</i> ₁	$b \pm 0,5$	<i>B</i> ± 1,5	Масса, кг
8	6,3	1/4	14	2,5	50	19	11	0,4	5	0,04
16	16	3/8	22	3	70	32,5	15	0,7	6	0,14
20	25	3/4	28	3,5	90	43	17	0,8	7	0,21
25	25	1	36	4	100	53	19	1,0	8	0,3

 $p_{\text{ном}} = 0.1 \text{ М}$ Показатель надежности - время наработки до первого отказа - 1,5 года. Показатель долговечности - срок службы сопла - 8 лет.

СМАЗКА ЦЕПНЫХ ПЕРЕДАЧ

Для смазки цепных передач применяют преимущественно легкие масла, вязкость которых должна быть тем выше, чем больше удельное давление в цепи.

Периодическая смазка назначается при скорости цепи не более 4 м/с и производится через 6-8 ч.

Пластичная внугришарнирная смазка применяется для цепных приводов транспортных машин при скорости цепи не более 8 м/с. Осуществляется она погружением цепи в по-

догретую до температуры разжижения смазку. Периодичность 120-180 ч.

Капельная непрерывная смазка назначается при скорости цепи не более 10 м/с; масло подается масленками-капельницами или лубрикаторами в количестве 20-25 г/ч.

Наиболее совершенна непрерывная смазка в масляной ванне при скорости цепи до 12 м/с или при подаче масла насосом при более высоких скоростях.

При закрытой передаче с применением

масляной ванны ведомая ветвь цепи погружается не более чем на высоту пластины. После 350-400 ч работы необходимо менять масло и очищать ванну от осадков.

Маслонепроницаемый кожух выполняют разъемным, преимущественно сварной конструкции.

Он существенно снижает шум, поэтому его целесообразно применять при больших скоростях цепи. Если нет кожуха, то необходимо защитное ограждение.

СМАЗКА ПОДШИПНИКОВ

Смазка подшипников качения. Основными факторами, влияющими на выбор смазки для подшипников качения, являются частота вращения, нагрузка на подщипник, рабочая температура подшипникового узла и условия окружающей среды.

Для смазки подшипников качения применяются жидкие минеральные масла и пластичные смазки. Для подшипников качения наилучшей является жидкая смазка, но она усложняет конструкцию уплотнения.

Практически наиб элее удобна для смазки большинства подшипников качения пластичная смазка. Она применяется при dn<300000 мм·об/мин (где d - диаметр отверстия подшипника, мм; n - частота врашения подшипника, об/мин); $t \le 120$ °C; при непостоянном режиме (меняются температура, нагрузки, частота вращения) для подшипников в механизмах, работающих с продолжительными остановками и для подшипников, расположенных в труднодоступных местах.

При выборе пластичной смазки температура каплепадения ее должна быть выше рабочей температуры подшипника не менее чем на 20 °C.

Если dn > 300000 мм · об/мин, то рекомендуется применять жидкие масла.

Для смазки подшипников, работающих при нормальном режиме, следует выбирать масла со следующей кинематической вязкостью при рабочей температуре узла: для радиально-упорных и упорных ~ 30 мм²/с, для роликовых сферических ~ 20 мм²/с, для остальных шарико-роликоподшипников ~12 мм²/с.

Для высокоскоростных и миниатюрных подшипников используют маловязкие масла.

Применяются следующие способы смазки подшипников качения:

масляная ванна для подшипников горизонтальных валов при $n \le 10000$ об/мин, для подшипников малых размеров допускается и при большей частоте врашения. Уровень масла при $n \le 2000$ об/мин должен быть не выше центра нижнего шарика или ролика, при большей частоте вращения уровень масла лишь касается шарика или ролика;

смазка масляным туманом для высокоскоростных малонагруженных поднилников; смазка проникает в подшипники, омывает и охлаждает их:

смазка разбрызгиванием для подшипников, не изолированных от обшей системы смазки (например, редукторы), при n=2000 -3000 об/мин; при большей частоте врашения следует предусматривать устройства, ограничивающие поступление масла в подшипник;

циркуляционная смазка самотеком или под давлением через форсунки. Последний способ применяется для подшипников, работающих в тяжелых условиях, когда необходим интенсивный отвод теплоты;

фитильная смазка назначается в широких пределах скоростей для подшипниковых узлов горизонтальных и вертикальных валов.

Вязкость применяемых масел $12 \text{ мм}^2/\text{с}$ (например, индустриальное И-12A).

Смазка подшипников скольжения. Для смазки подшипников скольжения машин преимущественно применяют индустриальные минеральные масла.

Подшипники, работающие при небольших удельных нагрузках и скоростях, подлежат периодической (например, капельной) смазке.

Циркуляционная смазка под давлением является наилучшей, особенно для тяжелых режимов работы; она обеспечивает подачу масла в количестве достаточном для смазки, непрерывную очистку и охлаждение его.

Смазка кольцевая. Кольцевая смазка применяется для горизонтальных валов при $n=100 \div 2000$ об/мин. При большей частоте врашения кольцевая смазка не обеспечивает отвода теплоты от полшипника.

Количество подаваемой смазки зависит от частоты вращения.

Размеры колец, мм (рис. 15):

$$D_{\rm K} \approx 2d$$
; $b \approx 0.2d$; $B = b + (1 \div 5)$ MM; $s \approx 0.3b$.

Глубина погружения кольца в масло $t \approx (0.5 \div 0.6)d$.

При длине подшипника более 1,5d рекомендуется ставить два кольца.

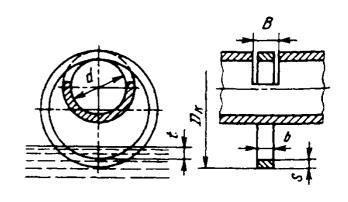


Рис. 15. Схема кольцевой смазки

примеры смазочных устройств

Смазка

подшипников

скольжения

(рис. 16-19).

Смазка подшипников качения (рис. 20-23).

Смазка зубчатых зацеплений (рис. 24-27). Смазка направляющих (рис. 28, 31). Смазка цепей (рис. 29, 30).

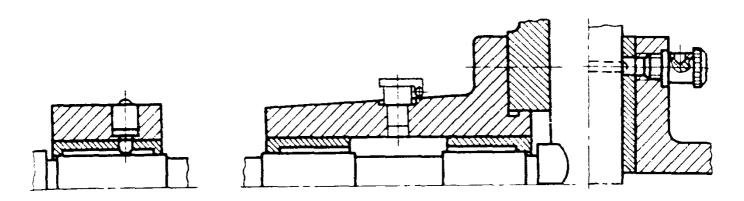


Рис. 16. Смазка с помощью индивидуальных масленок

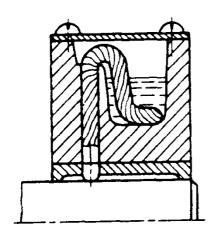


Рис. 17. Смазка с помощью фитиля

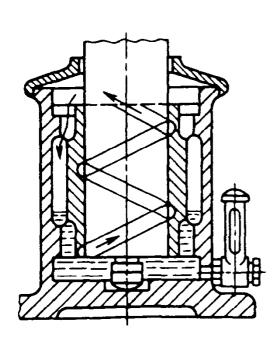


Рис. 18. Смазка с помощью винтовой канавки

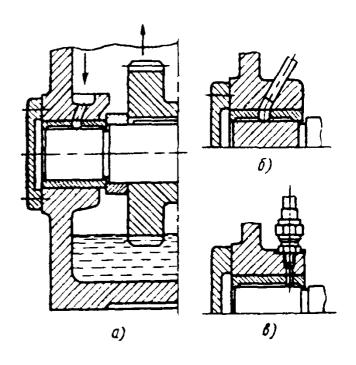


Рис. 19. Подвод масла к подшипнику: a - разбрызгиванием; δ - от открытого маслораспределителя; ϵ - от закрытого малораспределителя

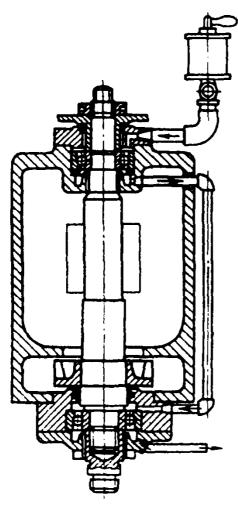


Рис. 20. Смазка подшипников вертикального вала с помощью масленки с запорной иглой

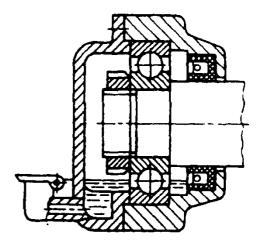


Рис. 21. Смазка в масляной ванне

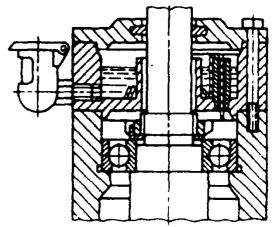


Рис. 22. Фитильная смазка подшипников вертикального вала при верхнем расположении резервуара

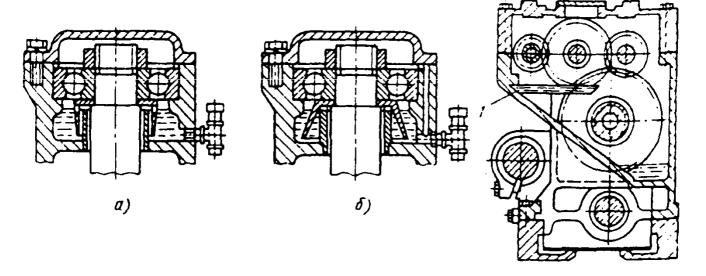


Рис. 23. Центробежная смазка подшипника вертикального вала:

a - при расположении конусной насадки основанием вверх; δ - при расположении конусной насадки основанием вниз

Рис. 24. Смазка в масляной ванне с применением дополнительного резервуара

1 - масляная ванна

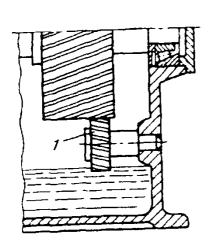


Рис. 25. Смазка с помощью вспомогательного колеса:

1 - колесо

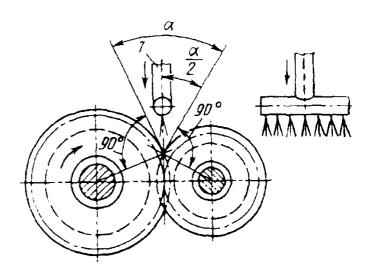


Рис. 27. Схемы расположения разбрызгивателя масла: 1 - разбрызгиватель (насос)

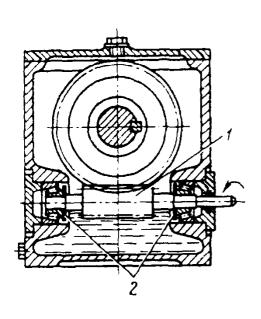


Рис. 26. Смазка подшипников качения червячного редуктора:

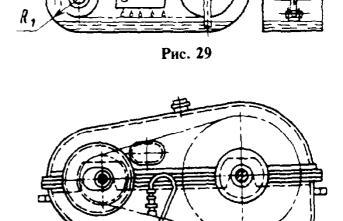


Рис. 30

1 - червяк; 2 - защитные шайбы

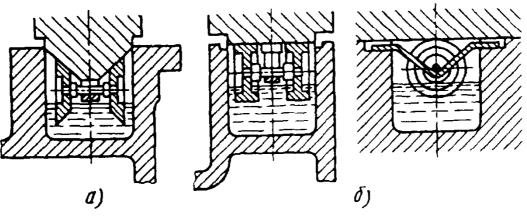


Рис. 28. Роликовая смазка направляющих: a - призматических; δ - плоских

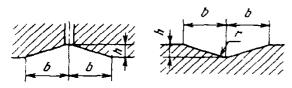


Рис. 31. Подвод смазки к прямым движущимся плоскостям деталей типа ползунов, направляющих

35а. Размеры смазочных канавок прямых плоскостей, мм

Ширина плоскости	h	b	r
До 40	1,5	4,5	2
Св. 40 до 120	2	6	i

диаметры и уклоны маслопроводов

Диаметры маслопроводов. Диаметр маслопроводящей трубы к трущейся паре, см,

$$d=\sqrt{\frac{4F}{\pi}}\;,$$

где $F = \frac{0.14Q}{v}$ - площадь сечения проходов, см²;

Q - количество масла, подаваемого к трущейся поверхности, л/мин; ν - скорость подачи масла, м/с.

Для отводящего маслопровода диаметром до 100 мм

$$F_{
m OTB} = 4 F_{
m HOJB}$$
 ,

гле $F_{\text{подв}}$ - площадь сечения проходов подводящего маслопровода, см².

Уклоны маслопроводов. Величина уклона маслопровода зависит от вязкости масла. При малой вязкости масла уклон принимают равным 1:80; при средней вязкости 1:60 и при большой вязкости 1:40.

36. Количество масла, проходящего через трубы

Условный	Площадь	Коли	чество масл				OJS DNH	M/C
проход $D_{ m y}$, мм	проходов, см ²	0,2	0,5	0.6	0,8	1,0		,25
6	0,6	0,7	1,8	2,2	3,0	3,7	1 4	1.7
10	1,2	1.4	3,6	4,4	5,9	7,3		,2
15	1,9	2,3	5,8	7.0	9.3	11,7		4,6
20	3,5	4,2	10,6	12,7	17,0	21,2		5,5
25	5,7	6,8	17,1	20,6	27,5	34,3		2,9
32	10,0	12,0	30,1	36,1	49,1	60,2		5,3
40	13,2	15,8	39,6	47,5	63,3	79,2		9,0
50	22,0	26,4	66,1	79,4	105.5	132,3		5,4
70	36,3	43,5	108.9	130.7	175,2	217,8		2,3
80	50,9	61,9	152.7	183,2	244.3	305,4		1,7
100	88,2	105,9	264,7	317.7	423,6	529,5		1,8
Условный	Площадь	Колич	нество масл	а, л/мин,	при скор			
_ проход D_{y} , мм	проходов, см ²	1,5	1,75	2,0	2,25	2,5	2,75	3,0
6	0,6	5,6	6,6	7,5	8,5	9,4	10,3	11,3
10	1,2	11,0	12,9	14,7	16,6	18,4	20,3	22,1
15	1,9	17,5	20,4	23,4	26,3	29,2	32,1	35,1
20	3,5	31,9	37.1	42,4	47,7	53.1	58,4	63.7
25	5,7	51.5	60,1	68,7	77.2	85,9	94,5	103,1
32	10,0	90,3	105,4	120,4	135.5	150,6	165,1	180,7
40	13,2	118,8	138.6	158,4	178,2	198,0	217,8	237.6
50	22,0	198.5	231,6	264,7	297,8	331.9	365,0	397,0
70	36,3	326,7	381,2	435,7	490.1	544,5	599,1	653,5
80	50,9	458,1	534,4	610,8	687,1	763,5	839,8	916,2
100	88,2	794,2	926,6	1059,0	1191,3	1323,7	1456,1	1588,5

Дополиительные источники

Масла трансмиссионные. Технические условия: ГОСТ 26352-84.

Паста ВНИИ НП-232. Технические условия: ГОСТ 14068-79.

Михеев И. И., Попов Г. И. Смазка заводского оборудования. М.: Машиностроение, 1987. 210 с.

Нагнетатели смазочные. Типы. Основные цараметры. Технические требования: ТУ РСФСР 2001/16-316-86; ТУ РСФСР 200-1/16-34-87; ТУ РСФСР 200-1/16-135-87.

Промышленная чистота. Классы чистоты жидкостей: ГОСТ 17216-71.

Системы смазочные. Общие технические требования: ГОСТ 19099-93.

Трение, изнавливание и смазка: Справочник, В 2-х кн. Кн. 1 и 2 / Под ред. И. В. Крагельского и В. В. Алисина. М.: Манииюстроение, 1979.

Глава VII

ГИДРАВЛИЧЕСКИЕ И ПНЕВМАТИЧЕСКИЕ УСТРОЙСТВА

ОБЩИЕ СВЕДЕНИЯ

ОСНОВНЫЕ ПАРАМЕТРЫ ГИДРАВЛИЧЕСКИХ И ПНЕВМАТИЧЕСКИХ ЦИЛИНДРОВ И АППАРАТУРЫ (по ГОСТ 6540-68 и 14063-68)

Номинальное давление $p_{\text{ном}}$, МПа: 0,63*; 1.0*; 1,6*: 2,5; 6,3; 10,0; 16,0; 20,0; 25,0; 32,0; 40.0; 50,0; 63,0.

Условный проход D_{y} , мм: 2,5; 4; 6; 8; 10; 12; 16; 20; 25; 32; 40; 50; 63; 80; 100; 125; 160; 200; 250.

Ряд диаметров цилиндров, мм: 10; 12; 16; 20; 25; 32 (36); 40 (45); 50 (56); 63 (70); 80 (90); 100 (110); 125 (140); 160 (180); 200 (220); 250 (280); 320 (360); 400 (450); 500 (560); 630 (710); 800 (900); 1000.

Ряд диаметров штока *d*, мм: 4; 5; 6; 8; 10; 12 (14); 16 (18); 20 (22); 25 (28); 32 (36); 40 (45); 50 (56); 63 (70); 80 (90); 100 (110); 125 (140); 160 (180); 200 (220); 250 (280); 320 (360); 400 (450); 500 (560); 630 (710); 800 (900).

Ряд хода поршня (плунжера) цилиндра *d*, мм: 4; 6; 8; 10; 12; 16; 20; 25; 32; 40; 50 (56); 63 (70); 80; 100 (110); 125 (140); 160 (180); 200 (220); 250 (280); 320 (360); 400 (450); 500 (560); 630 (710); 800; 1000 (1120); 1250 (1400): 1600 (1800); 2000 и далее до 9500.

Примечание. Без скобок - основной ряд, в скобках - дополнительный.

УСЛОВНЫЕ ПРОХОДЫ

Условные проходы гидравлических и пневматических систем (по ГОСТ 16516-80). Условные проходы распространяются на устройства, входящие в гидравлические и пневматические системы привода и управления и смазочные системы машин (аппаратуру, фильтры, соединения трубопроводов и др.).

Под условным проходом устройства следует понимать номинальный внутренний диаметр присоединяемого к нему трубопровода, округленного до ближайшей величины из ряда: 2; 2,5; 3,2; 4; 5; 6,3; 8; 10; 12; 16; 20; 25; 32; 40; 50; 63; 80; 100; 125; 160; 200; 250.

Присоединительные резьбы трубопроводов приведены в табл. 1.

Пример обозначения условного прохода с номинальным внутренним диаметром трубопровода 100 мм:

 $D_{\rm v} = 100 \, {\rm MM}.$

ДАВЛЕНИЯ УСЛОВНЫЕ, ПРОБНЫЕ И РАБОЧИЕ ДЛЯ АРМАТУРЫ И СОЕДИНИТЕЛЬНЫХ ЧАСТЕЙ ТРУБОПРОВОДОВ (по ГОСТ 356-80)

Приведенные в табл. 2 давления распространяются на арматуру и соединительные части трубопроводов (тройники, колена, переходы, фланцы и др.); не распространяются на трубопроводы в собранном виде, а также на гидравлические и пневматические системы: для трубопроводов являются рекомендуемыми.

Под условным давлением понимается наибольшее избыточное рабочее давление при температуре среды 20 °C, при котором обеспечивается длительная работа арматуры и соединительных частей. Под пробиым давлением понимается избыточное давление, при котором арматура и соединительные части

^{*} Относятся только к пневматической аппаратуре.

1. Присоединительные резьбы трубопроводов гидравлических, пневматических (и смазочиых) систем

Резьба метрическая	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52	Резьба трубная коническая по ГОСТ 6211-81. дюймы	Резьба метрическая	Резьба коническая по ГОСТ 6111-52	Резьба трубная коническая по ГОСТ 6211-81, дюймы
M6	-	-	M33×2	K 1"	1
M8×1	-	-	M36×2		
M10×1	K 1/8"	1/8	M39×2	K 1 1/4"	1 1/4
M12×1.5	K 1/4"	1/4	M42×2		
M14×1.5	K 1/4	1/7	M45×2	K 1 1/2"	1 1/2
M16×1,5	K 3/8"	3/8	M48×2		1 1/2
M18×1.5	K 1/2"	1/2	M52×2		
M20×1,5	1 1/2	1/2	M56×2	K 2"	2
M22×1,5	-	*	M60×2		
M24×1,5	K 3/4"	3/4	M64×2		
M27×2	-	-	M68×2	-	2 1/2
M30×2	K 1"	1	M72×2		

При выборе резьб следует предпочитать метрическую.

2. Избыточное давление для арматуры и соединительных частей трубопроводов, МПа

Услов-	Проб-		P	абочее д	авление	*2 p _{pa6} n	ри темп	ературе	среды, ◦	C	
ное	ное	200	250	300	120	200	250	300	120	200	250
давле-	давле-			для	арматур	ы и сое,	динител	ьных ча	стей		
ние <i>p</i> _y	ние p_{np}	(стальны:	x		чугуі	нных	_	б	ронзовь	ıx
0,1	0,2	0,1	0,09	0,08	0,1	0,1	0,1	0,1	0,1	0,1	0,07
0,25	0,4	0,25	0,22	0,20	0,25	0,25	0,2	0,2	0,25	0,2	0,17
0,4	0,6	0,4	0,36	0,32	0,4	0,36	0,34	0,32	0,4	0,32	0,27
0,6	0.9	0,6	0,56	0,50	0,6	0,55	0,5	0,5	0,6	0,5	0,4
1,0	1,5	1,0	0,90	0,80	1,0	0.9	8,0	8,0	1,0	0,8	0,7
1.6	2,4	1,6	1,4	1,25	1,6	1,5	1.4	1,3	1,6	1,3	1,1
2,5*1	3,8	2,5	2,2	2,0	2,5	2,3	2,1	2,0	2,5	2,0	1,7
4.0*1	6,0	4,0	3.6	3,2	4,0	3,6	3,4	3,2	4,0	3,2	2,7
6,4	9.6	6,4	5,6	5,0	-	-	-	-	6,4	-	-
10	15	10,0	9,0	8,0	-	~	-	-	10,0	-	-
16	24	16.0	14.0	12.5	-	-	-	-	16.0	-	-
20	30	20.0	18,0	16.0	-		-	-	20.0	_	-
25	35	25,0	22,5	20.0		_	-		25,0	-	-

^{*1} Для чугунной арматуры и соединительных частей условные давления 2,5 и 4,0 МПа установлены только для ковкого чугуна КЧ 30-6.

^{*2} Первая ступень рабочего давления распространяется на отрицательные температуры среды ниже - 20 °C для стальных изделий, -30 °C для чугунных и броизовых.

трубопроводов подвергаются гидравлическому испытанию на прочность и плотность материала водой при температуре не выше 100 °C.

Под рабочим давлением понимается наибольшее избыточное давление, при котором обеспечивается длительная работа арматуры и соединительных частей при рабочей температуре проводимой среды.

ГОСТ 356-80 предусматривает для арматуры и соединительных частей из стали $p_{\rm y}$ до 100 МПа наибольшую температуру до 700 °С в зависимости от марок сталей. В табл. 2 приведены данные для углеродистой стали, для чугуна серого СЧ15, СЧ18 и ковкого чугуна марки КЧ 30-6.

Рабочие давления для промежуточных значений температуры среды определяются линейной интерполяцией между ближайшими значениями, указанными в таблице.

При применении арматуры и соединительных частей для работы в условиях частых гидравлических ударов, пульсирующих давлений, переменной температуры, специфических свойств среды, ограниченного срока службы (200 000 ч и менее) величина рабочего давления определяется по табл. 2 с поправоч-

ным коэффициентом, устанавливаемым органами технического надзора.

РАСХОД ЖИДКОСТИ ИЛИ СЖАТОГО ВОЗДУХА

Расход жидкости, м³/мин, или сжатого воздуха для питания цилиндра

$$Q = Fv$$
 или $Q = \frac{V}{t}$,

где F - площадь цилиндра, M^2 ; V - скорость перемещения поршня цилиндра, M мин; V - объем воздуха под поршнем или мембраной при перемещении их на величину хода, M^3 ; \mathcal{I} - время срабатывания цилиндра, мин.

Чтобы перейти от расхода сжатого воздуха к расходу свободного воздуха, применяют формулу

$$Q_0 = Q \frac{p}{p_0},$$

где p - давление сжатого воздуха, МПа; p_0 - давление свободного воздуха (принимается 0.1 МПа).

3.	Расход воздуха	при различных	диаметрах	цилиндров
----	----------------	---------------	-----------	-----------

Диаметр цилиндра, мм	Расход воздуха, м ³ ·10 ⁶ , на 1 см пути поршня при давлении свободного 0,4 МПа		Диаметр цилиндра, мм		воздуха, м ³ ·10 ⁶ , пути поршня при давлении 0,4 МПа
40	62,85	12,57	140	769,70	153,94
60	141,35	28,27	160	1005,30	201,06
80	251,35	50,27	180	1272,35	254,47
100	392,70	78,54	200	1570,80	314,16
120	565,50	113,10			

ГИДРАВЛИЧЕСКИЕ УСТРОЙСТВА

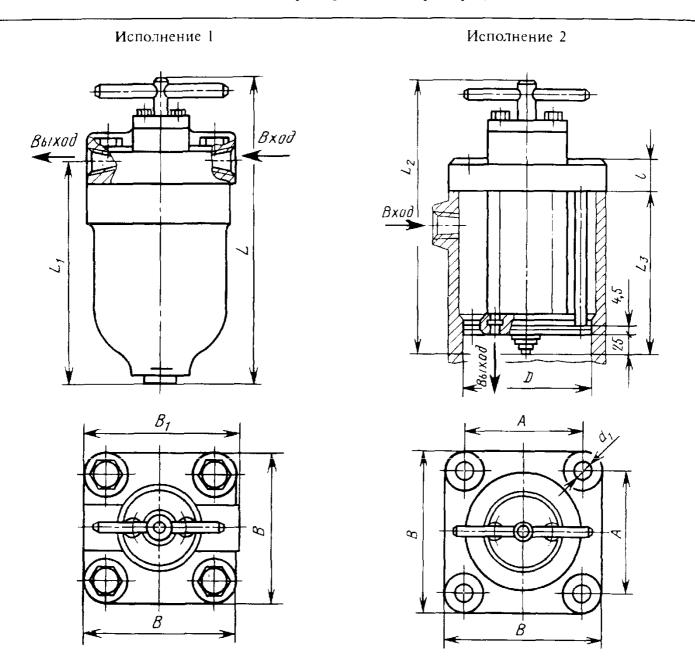
ФИЛЬТРЫ

Щелевые (пластинчатые) фильтры (по ГОСТ 21329-75) с ручной очисткой предназначены для предварительной фильтрации минеральных масел вязкостью от 7 до 600 мм²/с в гидравлических и смазочных сис-

темах станков и других машин при давлении до 6,3 МПа и температуре масла от 10 до 50 °C и температуре окружающей среды от 5 до 50 °C.

Фильтры изготовляют с номинальной тонкостью фильтрации 80 и 125 мкм двух ис-

4. Основные размеры щелевых фильтров, мм



Чертеж не определяет конструкцию фильтра

		Исполнение 1						Исполнение 2						
Ти- по-	<i>В</i> , не	Резьб	a	B_1 .	L	L_1		A	D			L_2		<u> </u>
раз- мер	бо- лее	метрическая по ГОСТ 24705-81	кониче- ская по ГОСТ 6111-52	не бо- лее		ед. 1. ±2	Масса, кг не более	±0,2	H8 h8	d ₁	/	±2	L_3	Масса, кг не более
1	85	М16×1.5-6Н	K 3/8"	90	170	110	2.8	64	55	11	19	140	65	1.6
2		M22×1.5-6H	K 1/2"	90	190	130-	3.0					160	85	1,7
3	110	M27×2-6H	K 3/4"	115	230	170	6,3	84	85	13	22	185	105	3.2
4					265	205	7,3					225	145	3,7

5. Основные параметры

		Номин пропуск собность при номи тонкости рации	, л/мин, инальной и фильт-	Перепад давлений, МПа			
Типоразмер	Условный проход, мм	80	80 125		максималь- но допу- стимый		
 l	10	3,2	5,0				
2	16	8,0	12,5	0,10	1,0		
3	16	16,0 25,0		0,10	1,0		
4	20	32,0	50,0				

Параметры указаны при работе на минеральном масле вязкостью 70-80 мм²/с.

полнений: 1 - в корпусе: 2 - встраиваемые.

Фильтры с метрической резьбой изготовляют по заказу потребителя.

Пример обозначения фильтра в корпусе с метрической резьбой, номинальной пропускной способностью 8 л/мин, номинальной тонкостью фильтрации 80 мкм исполнения 1:

Фильтр 8-80-1 ГОСТ 21329-75

То же, в корпусе с конической резьбой:

Фильтр 8-80-1к ГОСТ 21329-75

То же, встраиваемого фильтра исполнения 2:

Фильтр 8-80-2 ГОСТ 21329-75

Технические требования. Момент на рукоятке при ручной очистке не должен превыщать на чистом фильтре 0.85 Нм - для фильтров типоразмеров 1 и 2 и 1,2 Нм - для фильтров типоразмеров 3 и 4. Рукоятку фильтра необходимо проворачивать на полный оборот не реже 1 раза в смену.

Суммарный ресурс - 20 000 ч. Срок сомраняемости фильтров - 2 года.

Фильтры на номинальное давление 20 МПа.

Фильтры предназначены для очистки от механических примесей минеральных масел с кинематической вязкостью не более 500 мм²/с (сСт) в объемных гидроприводах и смазочных системах станков, работают при номинальном давлении 20 МПа, температурах рабочей жидкости от 1 до 80 °C и окружающей среды от 1 до 40 °C, изготовляются для нужд народного хозяйства и экспорта.

Основные параметры фильтров должны соответствовать указанным в табл. 6. Основные размеры фильтров должны соответствовать указанным в табл. 7.

Пример условного обозначения фильтра с условным проходом 12 мм, номинальной тонкостью фильтрации 25 мкм, с метрической присоединительной резьбой, с электровизуальной сигнализацией о загрязнении фильтроэлемента, предназначенного для стран с умеренным и холодным климатом, категория размещения 4:

Фильтр 12-25-МУ ХЛ 4

То же, с конической присоединительной резьбой, с визуальной сигнализацией, предназначенного для стран с тропическим климатом, категория размещения 4.1:

Фильтр 12-25-КВТ 4.1

Технические требования. Фильтры должны быть снабжены перепускным клапаном, электровизуальным или визуальным индикатором загрязненности фильтроэлемента и отсечным устройством. Утечки через перепускной клапан не должны быть более 10 см³/мин при перепаде давлений 0,3 МПа.

Перепад давлений, при котором срабатывает индикатор, должен быть 0.3 ± 0.02 МПа, а перепад давлений, соответствующий началу открытия предохранительного клапана. 0.4 ± 0.05 МПа. Наработка на отказ - не менее 3000 ч. Загрязнение фильтроэлемента отказом не считается.

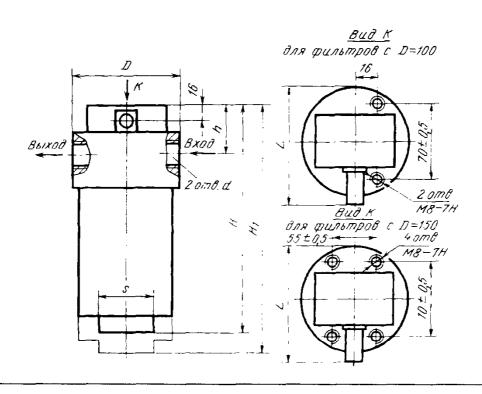
Установленный ресурс - не менее 12000 ч. или 106 циклов нагружений давлением от 0 до номинального давления. Предельное состояние характеризуется выходом из строя корпусных деталей. Срок сохраняемости фильтра - 2 года.

6. Основные параметры фильтров при работе на минеральиом масле вязкостью 18-23 мм²/с

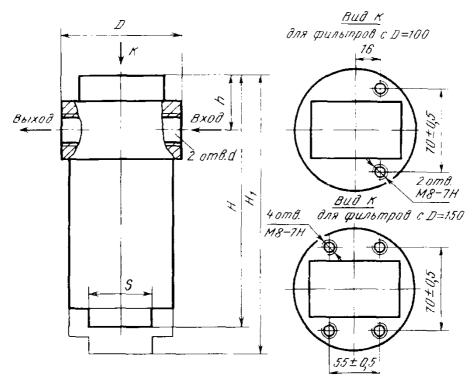
			Ņ	Модели с	фильтро	рильтров			
Параметр	8-5-M 8-5-K	12-5-M 12-5-K	20-5-M 20-5-K	25-5-M 25-5-K			32-10-M 32-10-K		
Условный проход, мм	8	12	20	25	12	20	32	40	
Номинальная тонкость фильтрации, мкм		:	5			1	0	•	
Номинальный расход, л/мин	12,5	25	63	100	25	63	160	320	
Номинальный перепад давле- ний, МПа, не более	0,12	0,16	0,12	0,16	0,09	0,12	0,16	0,16	
Масса, кг. не более (без масла)	5,3	6,8	14,0	19,5	5,0	6,6	13,7	19,2	
			N	Иодели о	фильтро	В			
Параметр		20-25-M 20-25-K							
Параметр Условный проход, мм									
· · ·	12-25-K	20-25-K	32-25-K 32	40-25- K	12-40-K	20-40-K	32-40-K	40- 40 -K	
Условный проход, мм Номинальная тонкость фильт-	12-25-K	20-25-K 20	32-25-K 32	40-25- K	12-40-K	20-40-K 20	32-40-K	40- 40 -K	
Условный проход, мм Номинальная тонкость фильтрации, мкм	12-25-K	20-25-K 20	32-25-K 32 5	40-25-K 40	12-40-K	20-40-K 20 4	32-40-K 32	40-40-K 40	

7. Основные размеры фильтров, мм

Фильтр с электровизуальной сигнализацией



Фильтр с визуальной сигнализацией



	,		d H H_1 h					
Модель	D,	вид			S	L,		
фильтра	не более	коническая по ГОСТ 6111-52	метрическая по ГОСТ 24705-81		не более			не более
8-5		K 1/4"	M14×1,5-6H	230	260			
12-5				330	360			
12-10; 12-25; 12-40	100	K 1/2"	M22×1,5-6H	230	260	55	36	150
20-10; 20-25: 20-40		K 3/4"	M27×2-6H	330	360			
20-5				360	400			
25-5		K 1"	M33×2-6H	560	600	60		
32-10; 32-25; 32-40	150	K 1 1/4"	M42×2-6H	360	400		50	180
40-10; 40-25; 40-40		K 1 1/2"	M48×2-6H	560	600	65		

Фильтры-влагоотделители (по ГОСТ 17437-81) предназначены для очистки сжатого воздуха в пиевматических устройствах на давление до 1,6 МПа от твердых частиц, воды и минерального масла при температуре окружающей среды от 5 до 50 °C.

Фильтры-влагоотделители без визуального контроля допускается применять для очистки

сжатого воздуха от твердых частиц при температуре окружающей среды до ± 70 °C в тех случаях, когда из воздуха не происходит выделения воды и масла в жидком состоянии.

Степень влагоотделения должна быть не менее: 85% - для фильтров-влагоотделителей типа 1; 90% - для фильтров-влагоотделителей типа 2.

Степень очистки воздуха фильтрами-

влагоотделителями типа 3 с номинальной точностью фильтрации $0.2~{\rm mkm}$ должна быть не менее 99.9~%.

Минимальное давление сжатого воздуха для фильтров-влагоотделителей типов 1, 2, 3, исполнений 5-8 должно быть 0,1 МПа. Для фильтров-влагоотделителей типов 2 и 3, исполнений 1-4 минимальное давление не ограничивается.

8. Типы и исполнения фильтров-влагоотделителей

Тип	Присое- динение трубопро- водов	Испол- нение	Отвод кон- денсата	Контроль количества конденсата в резервуаре	Резьба
1 - центробежного действия без фильт- рующего элемента	Флан- цевое	-	Ручной	Отсутствует	-
		1 2	Ручной	Визуальный	Метрическая Коническая
2 - центробежного действия с		3 4		Отсутствует	Метрическая Коническая
фильтруюшим элементом		5 6	Автома-	Визуальный	Метрическая Коническая
		7 8	тический	Отсутствует	Метрическая Коническая
	Резьбо- вое	1 2	Ручной	Визуальный	Метрическая Коническая
3 - контактного		3 4		Отсутствует	Метрическая Коническая
действия		5 6	Автома-	Визуальный	Метрическая Коническая
		7	тический	Отсутствует	Метрическая Коническая

Примечание. Кроме основных исполнений, указанных в таблице, ГОСТ 17437-81 предусматривает дополнительные исполнения: к - с прозрачным пластмассовым резервуаром с защитным кожухом; с - со стыковым присоединением; у - с увеличенным резервуаром для сбора конденсата.

9. Остальные параметры фильтров-влагоотделителей

Тип	Услов- ный про- ход	p = 0.6	оздуха при 3 МПа, мин піп	Абсолютная тонкость фильтрации, мкм	Перепад давления при максимальном расходе, МПа, не более	Номинальная вме- стимость резервуара для сбора конденсата, л, не менее
1	32 40	6.3 10,0	2,0 3,2	-	0,0050 0,0063	4,0
	50 63	16,0 25,0	5,0 8,0		0,0080 0,0100	6,3

Продолжение табл. 9

Тип	Услов- ный про-	Расход во $p = 0.63$ $\text{м}^3/\text{N}$	3 МПа, иин	Абсолютная тонкость фильтрации,	Перепад давле- ния при макси- мальном расходе,	Номинальная вме- стимость резервуара для сбора конденсата,
	ход	max	miп	MKM	МПа, не более	л, не менее
1	80 100 160 200 250	40,0 63,0 160,0 250,0 '00,0	12.5 20.0 50,0 80,0 125,0	-	0,0125 0,0150 0,0150 0,0150 0,0150	10,0
	4	0.1	0,02	25	0,045	0,01
			-,	40	0,025	
	6	0,2	0,04	10 40	0,095 0,040	0,025
2	10	1,0	0,2	10 25 40 80	0,040 0,022 0,016 0,008	Нормального 0,10, увеличенного 0,25
	16	2,0	0,40	10 25 40 80	0,050 0,028 0,020 0,010	
	20	3,20	0,80	25 40 80	0,042 0,028 0,016	0.25
	25	5,00	1,25	25 40 80	0,050 0,032 0,020	
	32	8,00	2,00	25 40 80	0,050 0,032 0,020	
	40	12,50	3,20	25 40 80	0,063 0,042 0,025	1,00
	50	16.00	4,00	80	0,040	0.07
3	6 10 16	0,125 0,4 1,0	- - -		0,1 0,1 0,2	0,07 0,07 0,25

Примечания: 1. Скорости воздуха при рабочем давлении 0,63 МПа в трубопроводах с диаметрами, соответствующими условным проходам фильтров-влагоотделителей, составляют:

17-18 м/с - для типа 1 при потоке воздуха, соответствующем номинальной пропускной способности фильтра;

5,2-5,7 м/с - для типа 1 при потоке воздуха, соответствующем минимальной пропускной способности фильтра;

21-24 м/с - для типа 2 при потоке воздуха, соответствующем номинальной пропускной способности фильтра;

4,2-4,8 м/с - для типа 2 при потоке воздуха, соответствующем номинальной пропускной способности фильтра;

8-9 м/с - для типа 3 при потоке воздуха, соответствующем номинальной пропускной способности фильтра;

не ограничиваются - для типа 3 при потоке воздуха, соответствующем минимальной пропускной способности фильтра.

При давлениях, отличных от $0.63~\mathrm{M}\Pi a$, скорости воздуха не должны выходить за указанные пределы.

2. Величины номинальных перепадов давления указаны для чистых фильтрующих элементов при потоках воздуха, соответствующих номинальным пропускным способностям.

10. Габаритиые и присоединительные размеры фильтров-влагоотделителей типа 1, мм

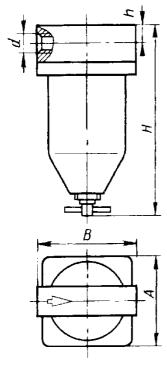
фильт ров-во	штоотдель			1, 1, 1, 1, 1, 1, 1, 1, 1, 1, 1, 1, 1, 1					
Эскиз	Услов- ный про- ход	D_1	D_2	<i>D</i> ₃	d	n	d_1	A	A_1
	32	135	100	78			14	110	120
	40	145	110	88		4	14	110	120
	50	160	125	102				150	160
	63	180	145	122	18		18	150	160
	80	195	160	138		4		210	180
	100	215	180	158		8		210	180
a A d	160	280	240	212		8	23	340	210
	200	335	295	268	23	8	27	530	320
#	250	390	350	320		12	27	530	320
	—			<u> </u>		<u> </u>		1	
	Услов- ный про- ход	а	<i>В</i> , н боле	- 1	b	<i>Н</i> , н боле	- 1	h	$h_{ m I}$
	ный про-	a 18		ee	20		e	h 105	100
	ный про- ход		боле	ee 1		боле	ee		
	ный про- ход 32 40	18	320	ee I	20	боле 800	ee	105	100
n omb. d	ный про- ход 32 40 50 63	18	320 380	lee l	20	800	ee	105	100
n omb. d	ный про- ход 32 40 50 63 80 100	18 20 22	320 380 420	ee l	20 40 90	800 900)	105 125	100 85 200

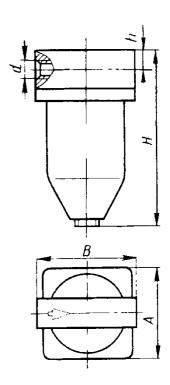
11. Габаритные и присоединительные размеры фильтров-влагоотделителей типа 2 и 3, мм

Тип 2 и 3

С ручным отводом конденсата

С автоматическим отводом конденсата





		Присоедините:	тьная резьба	À	В	Н	, не более	e 		
						при ручн воде кон		ском		
Ус- лов- ный про- ход	Тип	метрическая по ГОСТ 24705-81	коническая по ГОСТ 6111-52	не б	олее	нормальный резервуар	увеличенный резервуар	при автоматическом отводе конденсата	h, не менее	
6	2	M12×1,5-7H	K 1/4"	50	50	120	_	-	15	
	3			86	95	185		260		
10,0	2	M16×1,5-7H	K 3/8"	86	95	185	250	260	15	
	3					250		300		
16,0	2	M22×1,5-7H	K 1/2"	86	95	185	250	260	15	
	3			120	130	340		340	23	
20,0	-	M27×2-7H	K 3/4"	120	130	340	-	340	23	
25,0		M33×2-7H	K 1"							
32,0	2	M42×2-7H	K 1 1/4"			400	_	420	35	
40,0		M48×2-7H	K 1 1/2"	165	165				ļ	
50,0	1	M60×2-7H	K 2"			420	-	450	45	

Пример обозначения фильтравлагоотделителя типа 1 с условным проходом 40 мм климатического исполнения У2:

Фильтр-влагоотделитель 1-40-У2 ГОСТ 17437-81

То же, типа 2, исполнения 1 с условным проходом 40 мм, с тонкостью фильтрации 10 мкм климатического исполнения УХЛ 4:

Фильтр-влагоотделитель 21-40×10-УХЛ4 ГОСТ 17437-81

То же, типа 3, исполнения 1 с условным проходом 8 мм, с тонкостью фильтрации 1 мкм:

Фильтр-влагоотделитель 31-8×1-УХЛ4 ГОСТ 17437-81

Технические требования. 1. Конструкция резервуара фильтров-влагоотделителей типа 1 должна обеспечивать возможность присоединения устройства для автоматического отвода конденсата.

- 2. Фильтры-влагоотделители должны быть прочными при давлении до 1,5 МПа.
- 3. Фильтры-влагоотделители должны быть герметичными при давлении до 1,0 МПа.
- 4. Поле допуска резьбы 7H по ГОСТ 16093-81.
- 5. Фильтры-влагоотделителн должны устанавливаться в вертикальном положении, резервуаром вниз в месте, удобном для их обслуживания.
- 6. Для монтажа фильтров-влагоотделителей типа 1 должны применяться фланцы на давление 1,0 МПа.

Для фильтров-влагоотделителей с условными проходами 63 и 160 мм должны применяться фланцы с присоединительными размерами, соответствующими условным проходам 65 и 150 мм.

7. Установленный ресурс фильтров-влагоотделителей должен составлять: 25 000 ч - для типа 1, 12 000 ч - для типа 2 с ручным отводом конденсата, 7000 ч - для типа 2 с автоматическим отводом конденсата и типа 3.

12. Классы загрязненности сжатого воздуха

Класс загрязненности	Размер твердой частицы, мкм, не более
0	0,5
1, 2	5
3, 4	10
5, 6	25
7, 8	40
9, 10	80
11-14	Не регламентируется

ПРЕДОХРАНИТЕЛЬНЫЕ ГИДРОКЛАПАНЫ НА

 $p_{\rm HOM}$ до 32 МПа

Предохранительные клапаны непрямого действия (со вспомогательным клапаном) на $p_{\rm HOM}$ до 32 МПа предназначены для поддержания установленного давления, предохранения от превышения давления и разгрузки от давления гидросистем станков и других стационарных машин, работающих в помещениях при температуре окружающей среды от 0 до 40 °C на минеральных маслах кинематической вязкостью от 10 до 400 мм²/с, при температуре от 10 до 70 °C.

Клапаны с электромагнитным управлением должны изготовляться с электромагнитами следующих исполнений: переменного тока на 110 B; переменного тока на 220 B; постоянного тока на 24 B.

Гидравлические схемы клапанов указаны на рис. 1.

Пример обозначения клапана с $D_{\rm y}=20\,$ мм, номинальным давлением настройки $\approx\!20\,$ МПа, с резьбовым метрическим присоединением, с подводом потока управления разгрузкой:

Клапан 20-20-1-11

13. Исполнение гидроклапанов

Номинальное	$D_{ m y},$		Управление		
давление настройки, МПа	ММ	резьбовое	стыковое	фланцевое	разгрузкой _
	10	+	+	-	С подводом
	20	+	· +		потока или
10, 20, 32	32	+	+	-	электромаг-
	40	-	-	+	нитное
	50		<u>-</u>	+	

Знак « + » показывает, что клапан изготовляется, знак « - » показывает, что клапан не изготовляется.

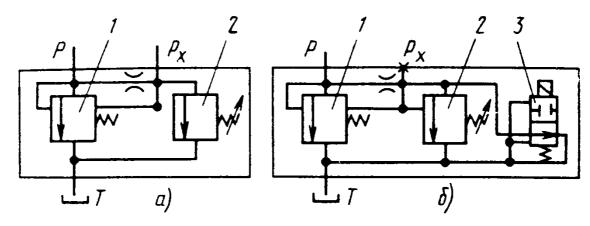


Рис. 1. Схемы клапанов:

a - с подводом потока управления разгрузкой; δ - с электромагнитным управлением разгрузкой; I - основной клапан; 2 - вспомогательный клапан; 3 - распределитель с электромагнитным управлением; P - подвод основного потока; P_x - подвод потока управления разгрузкой (при отсутствии разгрузки подвод глушителя); T - слив основного потока

То же, с $D_{\rm y}=32$ мм, номинальным давлением настройки $\approx\!20$ МПа, с резьбовым коническим присоединением, с электромагнитным управлением разгрузкой с электромагнитом переменного тока на 110 В:

Клапан 32-20-1к-21

То же, с $D_{\rm y}$ ≈ 10 мм, номинальным дав-

лением настройки ≈32 МПа, стыкового присоединения, с электромагнитным управлением разгрузкой с электромагнитом переменного тока на 220 В:

Клапан 10-32-2-22

Технические требования. 1. Клапаны должны изготовляться в соответствии с требованиями ГОСТ 16517-82 и ГОСТ 17411-91 по

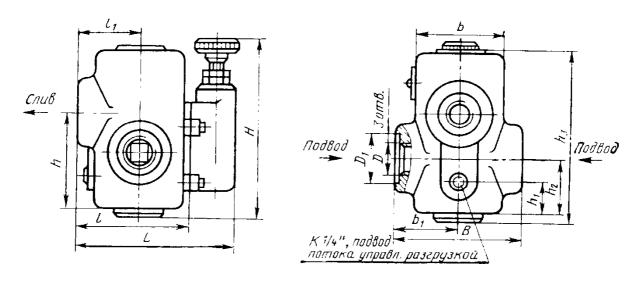
14. Основные параметры гидроклапанов

Параметр		Норма	
	Номинал	Наиб.	Наим.
Пропускаемый поток рабочей жидкости Q , л/мин, для			
клапанов с $D_{ m v}$, мм:			
10	40	56	2 5
20	100	140	1
32	250	350	10
Лавление настройки. МПа, для исполнений клапанов по			
давлению настройки:	100	12.5	3,0
10	10.0 20.0	12,5 25,0	1,0
20 32	32,0	40,0	2,0
13менение давления при изменении потока от номиналь-	32,0	10,0	
ного до наибольшего, МПа		~0,4	
Давление разгрузки, МПа		~0,3	
Давление на сливе, МПа		~0,15	
Время срабатывания для клапанов с электромагнитным	1	0,2	
управлением разгрузкой, с			
Превышение давления от номинального при резкой пере-			
грузке системы, ${}^{c}\!$			
нальное давление настройки, МПа:		10	
10		10 8	
20		6	
32	<u> </u>		71 и гомпо-

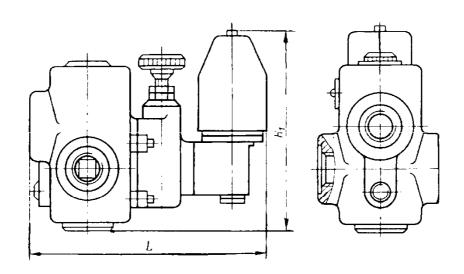
Параметры указаны при работе клапанов на масле турбинном T_{22} по ГОСТ 32-74 и температуре масла 45-50 °C.

15. Основные размеры клапанов, мм

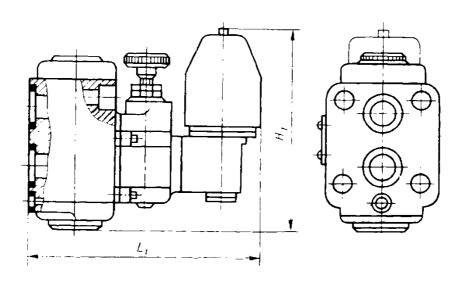
Клапаны резьбового присоединения с подводом потока управления разгрузкой



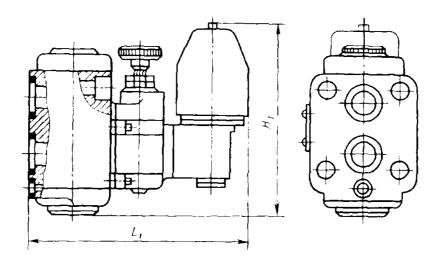
с электромагнитным управлением разгрузкой



Клапаны стыкового присоединения с подводом потока управления разгрузкой



с электромагнитным управлением разгрузкой



Пара-	Клапан ре	зьбового присоед	цинения с <i>D</i> у	Клапан стык	сового присое,	динения с <i>D</i> _у
метр	10	20	32	10	20	32
D	M27×2 K 3/8"	M33×2 K 3/4"	M48×2 K 1 1/4"	22	32	40
D_1 d d_1 L L_1 l l B b b_1 H H_1 h h_2 h_3 h_4 h_5	34 - 121,5 200,5 80 45 90 60 45 148 149 73 27 48 123	39 - 138,5 217,5 97 55 110 72 55 162 163 91 31 56 150	57 - 156,5 235,5 115 65 130 90 65 168 169 114 36 67 181	14 13 104,5 183,5 63 45 80 54 27 148 149 54 47,6	22 17 121,5 200,5 80 60 102 70 35 162 163 66,7 55,5 23,8 11 118 150	30 19 141,5 220,5 100 75 120 82,5 41,25 168 169 89 76,5 31,8 13 152 181
Масса, кг. не более	4.6	7,1	подводом потока у 	4,1	7,2 разгрузкой	12,5
	6,1	8,6	13,2	5,6	8,7	14,0

Клапаны с конической резьбой изготовляют на номинальное давление настройки 10,0 и 20,0 МПа.

Предусматриваются клапаны фланцевого присоединения с $D \approx 40$ и 50 мм.

рабочим чертежам, утвержденным в установленном порядке.

- 2. Клапаны должны работать на маслах 14-го класса чистоты жидкостей по ГОСТ 17216-71 в гидросистемах, снабженных фильтрами с номинальной тонкостью фильтрации 25 мкм.
- 3. Клапаны с электромагнитным управлением должны обеспечивать разгрузку от давления после включения электромагнита.

Клапаны должны допускать работу при частоте не менее 250 включений в час.

- 4. Электромагниты по ГОСТ 19264-82 с рабочими напряжениями катушек:
- 110 и 220 В для электромагнитов переменного тока серии МТ;
- 24 В для электромагнитов постоянного тока серии ЭУ.
- 5. Клапаны должны иметь плавную регулировку давления настройки от наименьшего до номинального при установленном потоке от наименьшего до номинального.

При работе клапанов допускается отклонение установленного давления не более чем на $1.5\,\%$.

- 6. Давление на регулирующем элементе клапана при настройке давления на всем диапазоне должно быть не более 0,4 МПа.
- 7. Присоединительная резьба: метрическая по ГОСТ 24705-81, поле допуска 6H по ГОСТ 16093-81; коническая по ГОСТ 6111-52. Фланцы по ГОСТ 19535-74.
- 8. Суммарные внутренние утечки при номинальном давлении настройки $p_{\text{ном}}$ должны быть не более указанных в табл. 16.

16. Суммарные внутренние утечки

Услов- ный проход	см ³ /мин, п	Суммарные внутренние утечки, см ³ /мин, при номинальном давлении настройки, МПа											
D_{y} , MM	10	10 20 32											
10	10	00	200										
20	20	200											
32	3(600											

- В течение срока эксплуатации утечки не должны превыщать указанных в табл. 16 вдвое.
- 9. Наработка до первого отказа должна составлять не менее 75 % ресурса.
- 10. Для клапанов стыкового присоединения размеры b, b_1 , h, h_1 , h_2 , h_3 (см. табл. 15) имеют предельные отклонения $\pm 0,1$ мм.

ГИДРОЦИЛИНДРЫ ДЛЯ СТАНОЧНЫХ ПРИСПОСОБЛЕНИЙ

Гидроцилиндры работают на минеральных маслах 2-го класса чистоты жидкостей по ГОСТ 17216-71 и вязкостью от 10 до $100~{\rm Mm^2/c}$ при номинальном давлении $10.0~{\rm M\Pi a}$ и температуре окружающей среды от 5 до $+60~{\rm ^{\circ}C}$ со скоростью перемещения поршня до $6.3~{\rm cm/c}$.

Гидроцилиндры предназначены для механизации зажима заготовок в станочных приспособлениях.

Технические требования. 1. В рабочей полости цилиндра допускаются перегрузки в течение 10 % времени, не превыщающие 50 % номинального давления.

- 2. Механический КПД цилиндров должен быть не менее 0.93.
- 3. Цилиндр должен быть герметичным при давлении рабочей среды 15,0 МПа.
- 4. Неуказанные предельные отклонения размеров деталей:

отверстий - по H14, валов - по h14;

остальных - по js14.

Резьба метрическая - по ГОСТ 24705 коническая - по ГОСТ 6111-52.

Цилиндры с метрической резьбой являются предпочтительными для применения.

- 6. Узкие канавки, недорезы и фаски под резьбу по ГОСТ 10549-80.
 - 7. Покрытие Хим. Окс. прм.
- 8. Канавки для выхода шлифовального круга по ГОСТ 8820-69.

17. Гидроцилиндры одностороннего действия со сплошным интоком

Размеры, мм

	 I - корпус; 2 и 5 - крышки; 3 - поршень; 4 - пружина; 6 - кольцо резиновое по FOCT 9833-73
Исполнение 2	
Исполнение 1	

Macca,	KI	1,16	1,94	3,37	5,26 6,38
Усилие теорети-	ческое, Н	12000	18830	29850	48500
S	1112	61	22	30	32
1	1		4	71	2
11		67	75	001	85
Ход порш-	/ вн	12		91	
7		06	100	105	110
D_1	-	56	29	08	105
<i>d</i> ₃		M42×1,5	M48×1,5	M56×1,5	M60×1,5
$d_{\tilde{i}}$		M12	M16	M20	M24
d_1	Пред. откл.	H8	<i>t</i> 3	H8	f7
	Номи- нал	22	25	32	36
p		M14×1,5 M14×1,5	M14×1,5 M14×1,5	M14×1.5 M14×1.5	M16×1,5 M16×1,5
D H8 c9		40	90	63	80
Ис-	нение	1 2	1 2	1 2	2
Обозначенис	цилиндра	7021-0061 7021-0063	7021-0065 7021-0067	7021-0069 7021-0072	7021-0074 7021-0076

Пример обозначения цилиндра исполнения 1, размерами D=40 мм и $d=M14\times 1,5$:

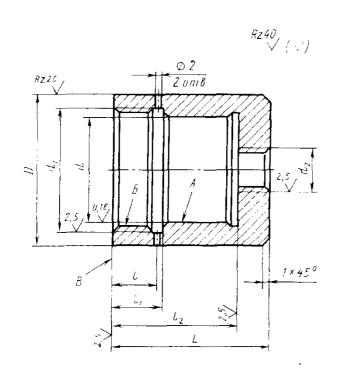
Цилиндр 7021-0061

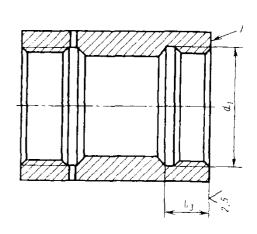
18. Корпус, деталь 1

Размеры, мм

Исполнение 1

Исполнение 2





Обозначе- ние гидро- цилиндра	Ис- пол- нение	D	L	d (пред. откл. H8)	d_1	d_2	l	<i>l</i> 1	12	<i>l</i> ₃	Масса, кг
7021-0061 7021-0063	1 2	56	59 72	40	M45×1,5	M14×1,5	16,5	18	47 -	15	0,63 0,57
7021-0065 7021-0067	1 2	67	65 85	50	M56×1,5	M14×1,5			55		0,89 0,90
7021-0069 7021-0072	1 2	80	70 85	63	M68×1.5	M14×1.5	17,5	20	59 -	16	1,58 1,03
7021-0074 7021-0076	1 2	105	73 87	80	M85×1.5	M16×1,5			60 -		2,45 2,36

Материал: сталь 40Х. Твердость 25 ... 30 HRC. Поле допуска метрической резьбы - 6H по ГОСТ 16093-81.

Посадочное место и заходная фаска под резиновое уплотнительное кольцо по ГОСТ 9833-73

Предельные значения: радиального биения поверхности \mathcal{B} относительно оси поверхности \mathcal{A} - по 5-й степени точности, торцового биения поверхностей \mathcal{B} и \mathcal{F} относительно оси новерхности \mathcal{A} - по 7-й степени точности Γ ОСТ 24643-81.

0.52

0,82

1.30

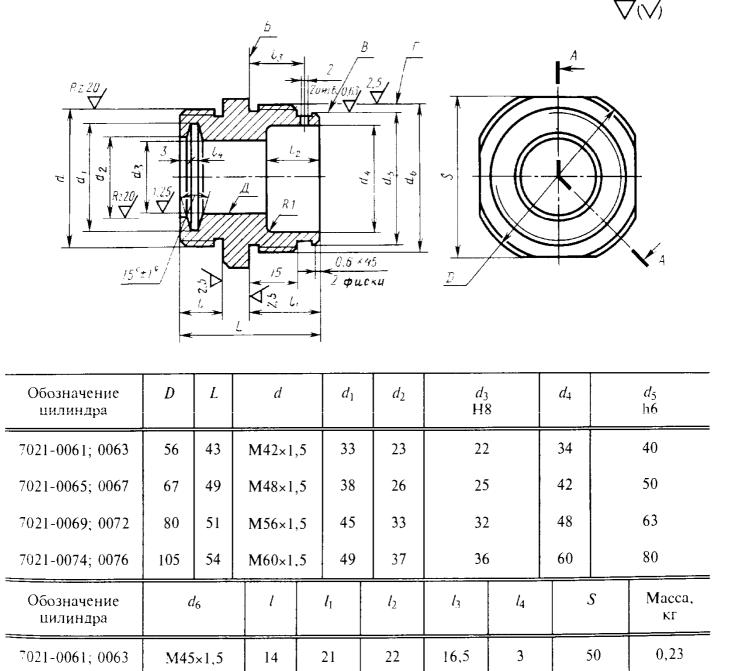
65

75

100

19. Крышка, деталь 2

Размеры, мм



Материал: сталь 40X. Твердость 25 ... 30 HRC.

 $M56 \times 1.5$

 $M68 \times 1.5$

 $M85 \times 1.5$

14

16

16

25

25

26

7021-0065; 0067

7021-0069; 0072

7021-0074; 0076

Поле допуска резьбы для d-8g, d_6-6g - по ГОСТ 16093-81. Предельные значения: ралиального биения поверхностей Γ . Λ относительно оси поверхности B - по 5-й степени точности, торцового биения поверхности E относительно оси поверхности E - по 7-й степени точности ГОСТ 24643-81.

30

36

36

17.5

17,5

17.5

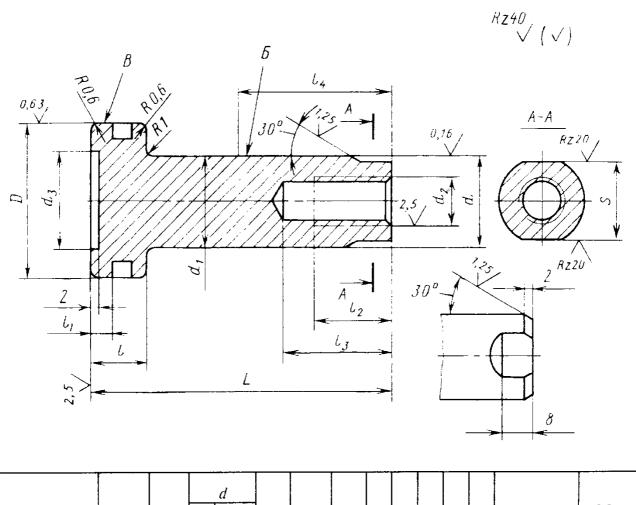
4

4

4

20. Поршень, деталь 3

Размеры, мм



Обозначение гидроцилиндра	<i>D</i> f7	L	Номинал	пред.откл.	d ₁	d_2	d_3	l	<i>l</i> 1	12	l ₃	<i>l</i> ₄	<i>S</i> h12	Масса, кг
7021-0061 7021-0063	40	78 80	22	е9	22	М12	25	14	4	20	28	40	19	0,28
7021-0065; 0067 7021-0069; 0072	50 63	90 94	25 32	e9 f7	25 32	M16 M20	34 45	18	6	25 30	40	50	22 30	0.43
7021-0074; 0076	80	97	36	f7	36	M24	60	18	6	40	50	50	32	1,16

Материал: сталь 20X. Цементировать на глубину 0,8 ... 1,2 мм. Твердость - 50 ... 62 HRC. Резьбу от цементации предохранить.

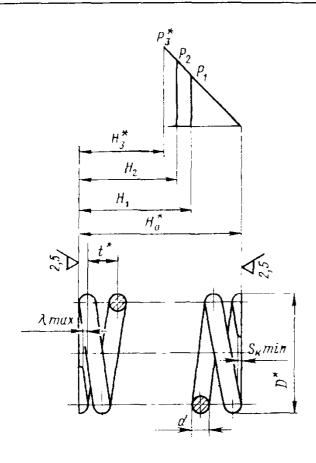
Поле допуска резьбы - 7Н по ГОСТ 16093-81.

Канавка и посадочное место под резиновое уплотнительное кольцо по ГОСТ 9833-73.

Предельные значения радиального биения поверхности B относительно оси поверхности B - по 5-й степени точности ГОСТ 24643-81.

21. Пружина, деталь 4

Размеры, мм



Модуль сдвига $G=83\,400\,\mathrm{M}\Pi\mathrm{a}$ Модуль упругости $E=209000\,\mathrm{M}\Pi\mathrm{a}$ Напряжение касательное при кручении $\tau_3=560\,\mathrm{M}\Pi\mathrm{a}$ Напряжение касательное при изгибе $\sigma_3=255\,\mathrm{M}\Pi\mathrm{a}$ Направление навивки пружины - правое

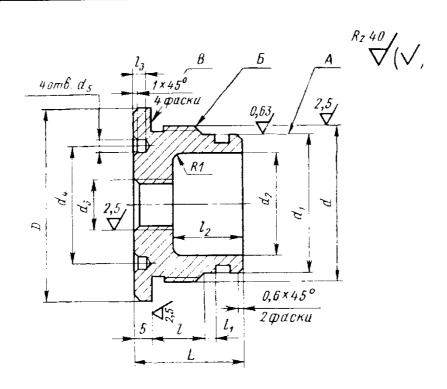
*	13		
	Размері	ылля	справок

Обозначение гидроцилиндра	D±0,4	H_0	d	t ±0,2	Диаметр по гиль- зе $D_{\rm r}$	Диаметр по стержню $D_{\rm c}$	Длина развернутой проволоки <i>I</i>	pa6	исло Бочих гков <i>п</i>	Полное число витков <i>n</i> ₁
7021-0061; 0063 7021-0065; 0067 7021-0069; 0072 7021-0074; 0076	32 40 45 55	45 55 65 65	4 5 6 7	9.0 10,5 12,0 15,0	32.64 40.80 45,90 56,10	23,76 29,70 32,67 40,59	538 770 811 845		4,5 5,0 5,0 4,0	6,0 6,5 6,5 5,5
Обозначение гидроцилиндра	H_1		<i>H</i> ₂	H ₃	Р ₁ . Н	P ₃ . Н	P3. H	λ_{max}	$S_{k \text{ min}}$	Масса.
7021-0061; 0063 7021-0065; 0067 7021-0069; 0072 7021-0074; 0076	32.17 42,0 50,2 50,2	3	6,3 3,8 1,3 0,9	22,0 30,0 36,0 35,0	452 690	475 660 1040 1370	580 800 1310 1740	1,25 1,37 1,50 2,00	1,60 1,25 1,50 1,75	0.05 0.12 0.18 0.25

Материал: проволока из стали 60C2A-H-XH по ГОСТ 14963-78. Технические требования - по ГОСТ 16118-70.

22. Крышка, деталь 5

Размеры, мм



Обозначе- ние гидро- цилиндра	D	L	d	d _I h6	d_2	d_3	<i>d</i> ₄ ±0,1	d ₅ H12	1	<i>I</i> ₁	l ₂	l ₃	Масса, кг
7021-0063	56	30	M45×1,5	40	30	M14×1.5	34	4	14	5	18	5	0,26
7021-0067	67	35	M56×1,5	50	36	M14×1,5	38	4	14	4	23	5	0,44
7021-0072	80	31	M68×1,5	63	50	M14×1,5	48	5	14	4,5	19	6	0,58
7021-0076	105	33	M85×1,5	80	67	M16×1.5	64	6	15	4,5	19	7	0,97

Материал; сталь 40X. Твердость - 25 ... 30 HRC.

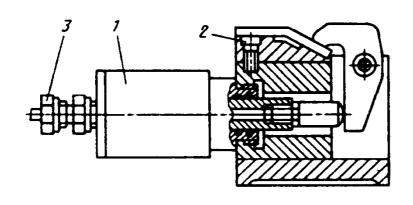
Поле допуска метрической резьбы для d - 6g, $d_3 - 6H$ по ГОСТ 16093-81.

Канавка и посадочные места под резиновые уплотнительные кольца - по/ОСТ 9833-73.

Предельные значения: радиального биения поверхности B относительно оси поверхности A - по 5 степени точности, торцового биения поверхности B относительно оси поверхности

A - по 7 етепени точности ГОСТ 24643-81.

Пример применения гидроцилиндра приведен на рис. 2.



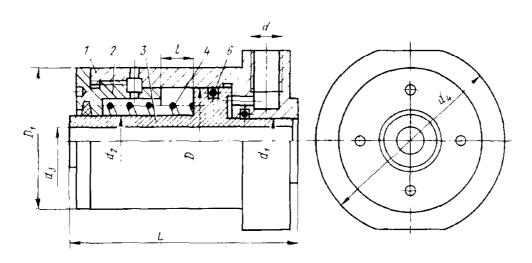
Рнс. 2. Пример применения гидроцилиндра:

1 - гидроцилиндр;2 - винт по ГОСТ 1491-80;3 - соединение 4-М14

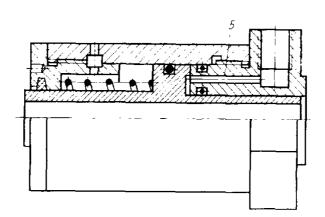
23. Гидроцилиндры односторониего действия с полым штоком

Размеры, мм

Исполнение 1



Исполнение 2

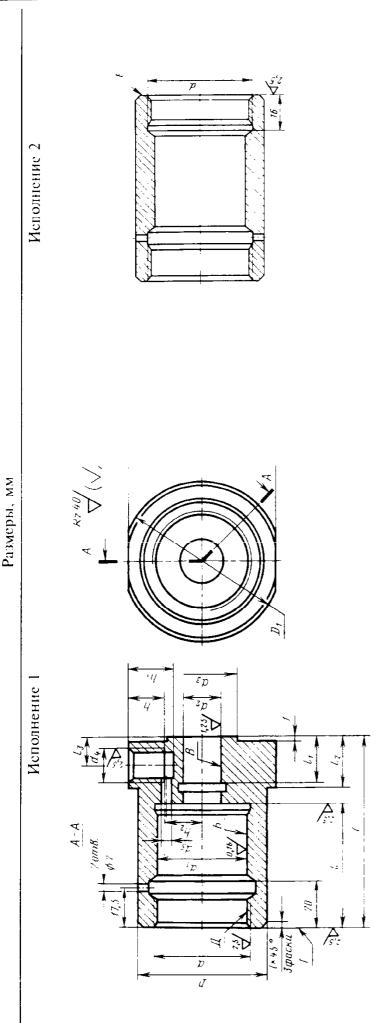


I - корпус; 2 и 5 - крышки; 3 - поршень; 4 - пружина; 6 - кольцо резиновое по ГОСТ 9833-73

Обозна- чение чироци-	Ис- пол- не-	<i>D</i> H8	d	a	/ ₁	a	/ ₂	d_3	d_4	D_1		Ход по- ршня	Усилие теорети- ческое,	Масса, кг
линдра	ние	f7		Номи- нал	Пред. откл.	Номи- нал	Пред. откл					1	Н	
7021-0091	l	40	M14×1,5			20		1.2	7	5.6	90	12	10200	1,77
	2	40	M14×1,5	18		20	H8	13	71	56	115	1 2	10200	2,44
7021-0095	1	50	M14×1.5	22	H8	25	e9	1.7	75	(7	100		15000	2,01
_021-0097	2	30	M14×1,5		e9	23		17	/3	67	120		13000	3,36
7021-0099	1	63	M14×1,5	28		32		21	85	80	105	16	23600	4,35
	2	1 03	M14×1,5			32	H8	21	0.5	00	130	10	23000	5,27
7021-0104	1	90	M16×1,5	26	H8	26	f7			105	105	,	38350	5,35
~021-0106 ———————————————————————————————————	2	80	M16×1,5	36	f7	36		25	-	105	130		36330	7,73

Пример обозначения цилиндра исполнения 1, размерами D=40 мм и $d\approx M14\times 1.5$: Ilu.nundp=7021-0091

24. Корпус, деталь 1



Ooo sgage-	Ис						7												
	пол-	d	$L = D_1$	D_1	p	4.1 H8	<i>и</i> 2 Н8	d_3	d_4	d ₅	,	1,	l_2	<i>l</i> 3	ų	h	h ₂	S	Масса, кг
7021-0091	_	3,6	56 83	7.1	MASULS	07	81	32	M14×1.5	5	54	20	22	01	91	20	91	65	1,25
7021-0093	2	3.	7	, ,	C,1×C+IV	P	ı	ı	ŀ	1	ı	1	ı	ı	,	1	1	ı	0,97
7021-0095	_	29	92	75	81795M	50	22	40	M14×1,5	5	62	20	25	01	91	20	61	70	1,38
7021-0097	2) (a	90			00	ı	ı	1	,	ı	1	ı	ı	ı	1	1	1	0,99
7021-0099	_	08	94	30		67	28	45	M14×1,5	9	89	91	25	9	91	20	24	80	2.84
7021-0102	2	ρo	95	ς.ς 	M68×1,5	co	ı	ì	ı	,	ı	1	ı	ı	1	1	ı	1	2,30
7021-0104	_	1.	94		MOELLE	00	36	09	M16×1,5	9	89	91	28	12	81	24	32	102	3,34
7021-0106	2	501	95	'	C, 1×colvi	00	-	1	1	1	1	1	1	ı	ı	ı	,	ı	2,76

Материал: сталь 40Х. Твердость 25...30 НВС. Поле допуска резьбы - 6Н по ГОСТ 16093-81. Канавка, посадочные места и заходные фаски под резиновые уплотнительные кольца - по ГОСТ 9833-73. Предельные значения: радиального биения поверхностей В и Д относительно оси поверхности Б по 5 степени точности, торцового биения поверхностей Ги Е относительно оси поверхности Б - по 7 степени точности ГОСТ 24643-81.

25. Крышка, деталь 2

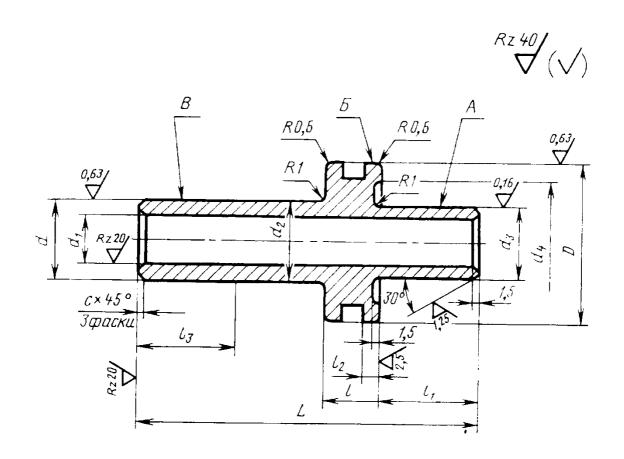
8 7 7 8 7 7 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8 8
$\frac{L_3}{4 \varphi a \alpha c \kappa u} = \frac{L_3}{4 \varphi a \alpha c \kappa u} = \frac{L_2}{4 \varphi a \alpha c \kappa u} = L_$

Обозначение гидроцилиндра	О	7	p	d ₁	d_2	<i>d</i> 3 Н8	d_4	45	$d_6 \pm 0.1$	<i>d</i> ₇ H12	d_8	1	1/	12	13	Масса, кг
7021-0091; 0093 7021-0095; 0097 7021-0099; 0102 7021-0104; 0106	56 67 80 105	34 41 48 48	M45×1,5 M56×1,5 M68×1,5 M85×1,5	40 50 63 80	34 42 52 62	20 25 32 36	21 26 33 37	31 38 45 49	38 48 56 64	5 9 9	3355	6 11 14 14	24 30 36 36	w 4 4 4	4477	0,22 0.45 0,76 1,42

Материал: сталь 40Х. Твердость 25...30 НВС. Поле допуска метрической резьбы - 6g по ГОСТ 16093-81. Предельные значения: радиального биения поверхностей Б и В относительно оси поверхности А - по 5 степени точности, торцового биения поверхности Г относительно оси поверхности А - по 7 степени точности ГОСТ 24643-81.

26. Поршень, деталь 3

Размеры, мм



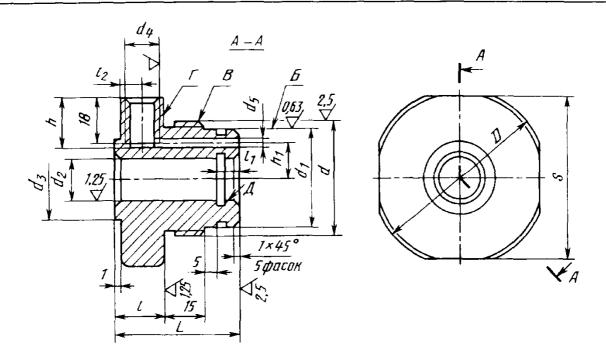
Обозначение гидроцилиндра	D f7	L	Но-	d Пред. откл.	d_1	d_2	Но-	I ₃ Пред. откл.	1 '	l	<i>l</i> ₁	l <u>s</u>	13	С	Mac- ca, Kr
7021-0091 7021-0093	40	88 113	20	e9	13	20	18	e9	32	14	26 51	4,5	25	0.6	0,21 0,29
7021-0095 7021-0097	50	103 123	25	e9	17	25	22	e9	42	16	28 48	5.0	30	0,6	0,37 0,45
7021-0099 7021-0102	63	108 138	32	f7	21	32	28	е9	50	18	24 57	6	35	1.0	0,67
7021-0104 7021-0106	80	108 138	36	f 7	25	36	36	f7	70	18	24 57	6	40	1.0	0,92 1,06

Материал: сталь 20X. Цементировать на глубину $0.8 \dots 1.2$ мм. Твердость - $56 \dots 62$ HRC. Канавка и посадочное место под резиновое уплотнительное кольцо - по ГОСТ 9833-73. Предельные значения радиального биения поверхностей E и B относительно оси поверхности A - по 5 степени точности ГОСТ 24643-81.

Пружина, деталь 4 полабл 21

27. Крышка, деталь 5

Размеры, мм



Обозначение гидроцилиндра	D	L	d	d ₁ h6	d ₂ H8	d_3	d_4	d_5	h	h_1	1	l_1	12	S	Масса, кг
7021-0093	71	53	M45×1,5	40	18	28	M14×1,5	3	20	14	25	8	12	65	0,92
7021-0097	75	50	M56×1,5	50	22	40	M14×1,5	5	20	18	22	8	10	70	1,14
7021-0102	80	59	M68×1,5	63	28	45	M14×1,5	6	20	23	29	10	12	75	1,45
7021-0106	105	59	M85×1,5	80	36	63	M16×1.5	6	24	30	29	10	12	100	2,50

Материал: сталь 40X. Твердость - 25 ... 30 HRC.

Поле допуска резьбы для d - 6g, для d_4 - 6H по ГОСТ 16093-81.

Канавки, посадочные места и заходные фаски под резиновые уплотнительные кольца - по ГОСТ 9833-73.

Неуказанные предельные отклонения: отверстий - по H14, валов - по h14, остальных - по js14. Предельные значения: радиального биения поверхностей B и I относительно оси поверхности I - по 5 степени точности, торцового биения поверхности I относительно оси поверхности I - по 7 степени точности ГОСТ 24643-81.

Пример применения гидроцилиндра приведен на рис. 3.

Рис. 3. Пример применения гидроцилиндра:

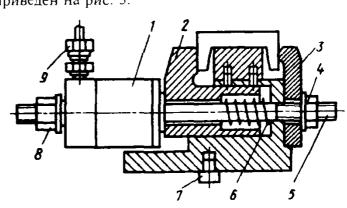
1 - гидроцилиндр;

2, 3 - прихваты; 4 -гайка;

5 - шпилька; 6 - пружина;

7 - шпонка; *8* - гайка;

9 - соединение 4-М14



2,66

991

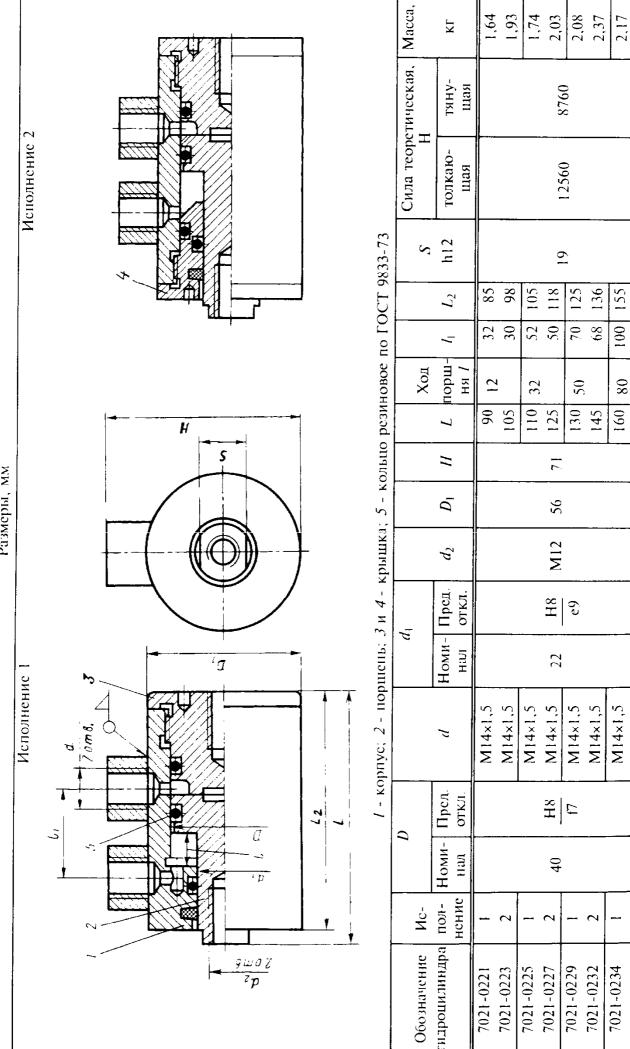
86

175

M14×1,5

7021-0236

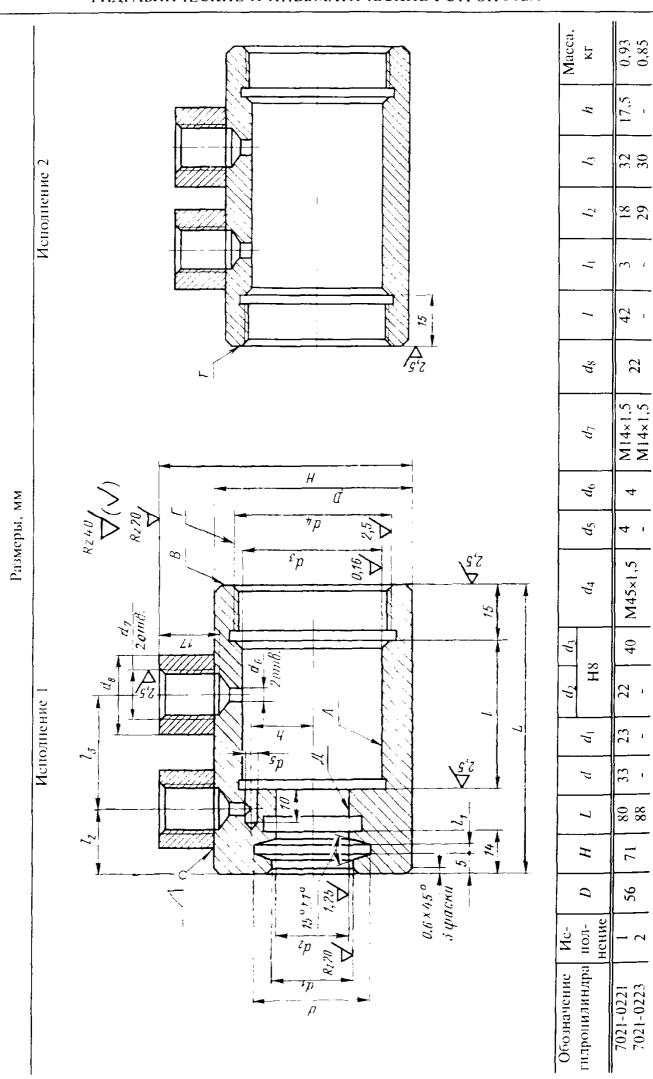
28. Укороченные гидроцилиндры двустороннего действия



Продолжение табл. 28

Mathematic Ma	Thom The	-																	110000
Hown- Tipea. A	Hown- Hoea. A		Ис- пол-	7	2		<i>v</i> 	_	<u> </u>	_			Ход		<u>.,</u>	S	Cana reope H	Пическая	Macca,
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	1 M14x1.5 H8 M16x1.5 H8 M16x1.5 H8 M16x1.5 H9 100 H9	дра		Поми- пал	Пред.		Номи- нал	Пред. откл.	d_2	D_1	H		юрш- ня /	1/1	L_2	h12	толкаю- щая	тяну- щая	KΓ
1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	1 Midki 5 Midki 5 Midki 6 Midki Midki 6 Midki	$ _{\infty}$	_			M14×1,5						95	_	36	06				2,49
1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	1 1 1 1 1 1 1 1 1 1		2			M14×1,5						110	0.1	34	102				2.82
2 50 M14x1.5 25 H8 M16 67 82 125 5 118 22 19630 14720 1 M14x1.5 e9 M14x1.5 e9 M14x1.5 e9 100 100 155 e 14720 14720 e 145 e </td <td> 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1</td> <td>.3</td> <td>_</td> <td></td> <td></td> <td>M14×1,5</td> <td></td> <td></td> <td></td> <td></td> <td></td> <td>110</td> <td>32</td> <td>52</td> <td>105</td> <td>-</td> <td></td> <td></td> <td>2,60</td>	1 1 1 1 1 1 1 1 1 1	.3	_			M14×1,5						110	32	52	105	-			2,60
$ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	1 M14x1.5 C9 H30 S0 T0 L35 M14x1.5 M14	15	2	20		M14×1.5	25	H8	M16	29	82	125	7,	50	811	22	19630	14720	2,95
1 M14x1,5	1 M14x1,5	47				M14×1,5		69				130	20	70	125				2,96
1 MI4x1,5 MI6x1,5	$ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	49	2			M14×1,5						145	3	89	136				3,24
1 MI4x1,5	1 M14x1.5 M16x1.5	52	-			M14×1,5						091	08	100	155				3,30
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	1 M14×1.5 M16×1.5	54	7			M14×1,5						175	00	86	991				3,61
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	2 IIIS MI4×1.5 MI4×1.5 M20 80 95 125 32 110 32 36 110 23120 30 31160 23120 2 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M14×1.5 M16×1.5	953	_			M14×1,5						100	91	42	95				3,25
1 63 77 M14x1.5 32 M20 80 95 125 32 120 30 31160 23120 1 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M14x1.5 M16x1	$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	853	2			M14×1,5						110	G !	36	104				3,34
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	193	_		118	M14×1.5						115	23	99	011				3,55
1 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M14x1,5 M16x1,5	$ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	63	7	63	IJ	M14×1,5	32		M20	08	95	125	36	52	120	30	31160	23120	3,69
2 M14x1,5 H8 145 70 138 2 M14x1,5 H8 165 80 105 160 1 M16x1,5 H8 175 100 168 160 168 2 M16x1,5 17 15 45 100 168 1 M16x1,5 36 M24 105 120 45 100 40070 1 M16x1,5 36 M24 105 120 32 56 115 40070 2 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 150 30 140 80 135 2 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,6 M16x1,6 M16x1,6 M16x1,6 M16x1,6 M16x1,6 M16x1,6 M16x1,6 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7 M16x1,7<	2 Мі4х.1,5 Н8 145 70 138 1 Мі4х.1,5 Н8 165 80 105 160 2 Мібх.1,5 Н8 17 105 45 100 108 1 Мібх.1,5 36 Мібх.1,5 40 115 60 115 2 80 Мібх.1,5 36 М24 105 120 32 56 126 32 50240 40070 1 Мібх.1,5 36 М24 105 120 130 32 50240 40070 1 Мібх.1,5 40 105 120 130 32 50240 40070 1 Мібх.1,5 40 105 120 130 32 50240 40070 1 Мібх.1,5 40 105 120 140 80 135 1 Мібх.1,5 40 110 165 110 165 1 Мібх.1,5 40 100 100 100 100 1 1	597				M14×1,5						135	50	75	130				4,00
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	$ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	267	2			M14×1,5					-	145	20	70	138				4,08
2 M14x1,5 H8 175 100 168 1 M16x1,5 f7 105 45 100 2 M16x1,5 36 M24 105 120 46 115 1 M16x1,5 36 M24 105 120 32 50240 40070 2 M16x1,5 M16x1,5 150 30 140 50 80 135 40070 1 M16x1,5 M16x1,5 170 170 80 110 165 1 M16x1,5 M16x1,5 M16x1,5 170 80 110 165 1 M16x1,5 M16x1,5 180 104 104 104	2 M16×1.5 H8 H2 H05 H05 H06 H08 H06 H08 H06×1.5 H16 H07 H08 H07 H07 H07 H07 H07 H07 H07 H07 H07 H07	69	_			M14×1,5	,					165	- 08	105	160				4,75
$ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	1 M16×1,5 f7 f6 f7 f7 f6 f7 <	272	2			M14×1,5		H8				175	3	100	891				5,10
2 M16×1,5 115 10 40 110 1 M16×1,5 36 M24 105 120 32 60 115 2 80 M16×1,5 M16×1,5 140 80 135 32 50240 40070 2 M16×1,5 110 150 50 74 144 1 M16×1,5 110 165 165 2 M16×1,5 180 80 110 165	2M16×1,5M2410512040110280M16×1,536M2410512013032561263250240400701M16×1,5M16×1,51001001001001001001001002M16×1,5M16×1,51001001001001001001002M16×1,5M16×1,5M16×1,5M16×1,5M16×1,5M16×1,5M14×1,5:	27.4	-		,	M16×1.5		<i>t</i>				105	71	45	001				5,80
1 M16×1,5 36 M24 105 120 32 60 115 40070 2 80 M16×1,5 36 M24 105 120 130 32 50240 40070 2 M16×1,5 10 150 50 74 144 1 M16×1,5 M16×1,5 180 80 110 155 2 M16×1,5 180 180 80 114 174	1 MI6×l,5 36 M24 105 120 32 60 115 32 50240 40070 1 M16×l,5 M16×l	276	2			M16×1.5						115	0.1	40	011				6,33
2 80 M16×1,5 36 M24 105 120 130 36 56 120 32 50240 40070 1 M16×1,5 M16×1,5 150 80 135 74 144 2 M16×1,5 170 80 110 165 M16×1,5 M16×1,5 180 80 104 174	2 80 МІбхі, 5 36 М24 105 120 130 32 56 126 32 50240 40070 2 12 56 126 32 50240 40070 2 2 MIбхі, 5 2 МІбхі, 5 2 МІбхі, 5 2 МІбхі, 5 2 2 МІбхі, 5 2	278	_			M16×1,5						120	2.7	09	115				6,39
1 M16×1,5 140 50 80 135 150 M16×1,5 170 170 180 80 104 174 144 180 M16×1,5 180 80 104 174	1 M16×1,5	281	2	80		M16×1,5] 36		M24	105	120	130	32	99	126	32	50240	40070	6,93
2 MI6x1,5 150 74 144 1 MI6x1,5 180 80 104 174	$egin{array}{ c c c c c c c c c c c c c c c c c c c$	283	-			M16×1,5						140	0.5	08	135				7,13
1 M16×1,5 170 80 110 165 2 M16×1,5 180 80 104 174	1 $M16\times1,5$	285	2			M16×1,5						150)U	74	144				7,55
2 M16×1,5 180 °0 104 174	2 М16×1,5 М16×1,5 М16×1,5 М16×1,5 М16×1,5 М16×1,5 М16×1,5 М10 М М $d=M$ 14×1,5 М10 М $d=M$ 14×1,5 Милиндра исполнения 1, $D=40$ мм и $d=M$ 14×1,5 Милиндра и	287	_			M16×1,5	,					170	Vo	110	165				8,29
	обозначения цилиндра исполнения 1, $D = 40$ мм и $I = 40$ мм и $I = 40$ мм и	589	2			M16×1,5						180	00	104	174				8,70
_						,			Пилин	dp 702	1-0221	,							

29. Кориус, деталь 1



Продолжение табл. 29

											 				
Macca.	ΚΓ	1,09	1,04	1,31	1.21	1,58	1,49	1.38	1.06	1,55	1,26	1.84	1,48	2,19	1.84
	h	17,5	ı	17.5	ı	17.5	ı	22,0	1	22.0	,	22.0	ı	22,0	1
	<i>l</i> 3	52	50	73	89	103	86	36	34	52	50	7.0	89	001	86
	12	81	29	18	29	81	29	20	30	20	30	20	30	20	30
	- -	(m)	1	~	i	α.	ſ	4	I	4	į.	4	i	4	ı
	~	62	,	08	1	011	1	46	ı	62)	08	J	011	J
	d_8			<u> </u>		1		22		<u> </u>		<u> </u>		<u> </u>	
	$d\gamma$	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1.5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5	M14×1,5
	d_6			<u>.l.,</u>		<u> </u>		4		<u> </u>		1		1	
	d_5	4	ı	4	ı	4	ı	4	1	4		4	1	4	ı
	d_4			M45×1,5					<u></u>		M56×1,5	-			
d_3			-	40				-			50				
d_2	118	22	ı	22	1	22	1	25	1	25	ı	25	!	25	I I
	d_1	23	1	23	ı	23	1	26	ı	26	ı	26	ı	26	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
	p	33	1	33	,	33	ı	38	ı	38	ı	38	ı	38	'
	7	100	801	120	126	150	156	85	92	001	801	120	126	150	156
	Н			7.1	_	•					82	-			
	a			99			·				<i>L</i> 9		_		
Zc-	пол-		2	_	2	_	7	_	7	_	2	_	7	_	2
Обозначение	гидропилиндра	7021-0225	7021-0227	7021-0229	7021-0232	7021-0234	7021-0236	7021-0238	7021-0241	7021-0243	7021-0245	7021-0247	7021-0249	7021-0252	7021-0254

Продолжение табл. 29

1	 	<u> </u>	<u> </u>	 	1	1		
Масса,	1,82	2,02	2,36	2,81	3,43	3,82	4,47	5,33
h	25.0	25,0	25.0	25.0	32,0	32.0	32.0	32,0
43	42	56 52	75	105	45	99	80	110
1,2	20	20	20	20	20	20	20	20
1,	4 -	4	4 -	4 -	4 -	4 .	4 +	4 -
1	48	64	82	112	54	70	88 -	81.1
<i>sp</i>		22		L		25		
$d\gamma$	M14×1,5 M14×1,5	M14×1,5 M14×1,5	M14×1.5 M14×1,5	M14×1,5 M14×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5
de		4	<u> </u>			~ ·	<u> </u>	
d _S	4 '	4 '	4 '	4 '	5	- 5	5	5 -
d_4		M68×1,5				M85×1.5		
<i>d d</i>		63				80		
η H8	3.2	32	32	32	36	36	36	36
q_1	33	33	33	33	37	37	37	37
p	45	45	45	45	49	49	49	49
7	90 94	105	125 128	156 158	96	110	130 134	160
Н		95				120		
а		80	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·			10.5		
Ис- пол- ненис	1 2	1 2	1 2	1 2	2	1 2	1 2	1 7
Обозначение гидроцилиндра	7021-0256 7021-0258	7021-0261 7021-0263	7021-0265 7021-0267	7021-0269 7021-0272	7021-0274 7021-0276	7021-0278 7021-0281	7021-0283 7021-0285	7021-0287 7021-0289

Материал: сталь 40Х. Сварка электродуговая. Отжечь.

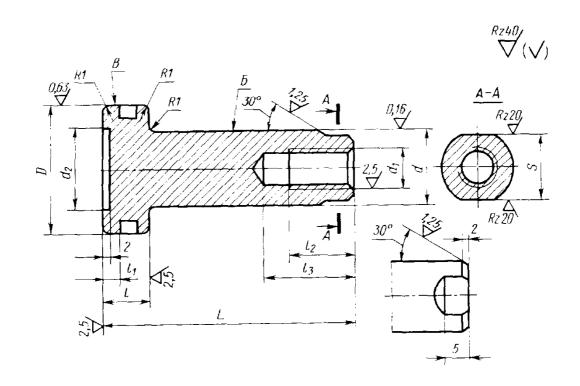
Параметр шероховатости Rz поверхностей сварных швов не должен быть более 80 мкм.

Поле допуска резьбы - 6*H* по ГОСТ 16093-81.

Канавка, посадочные места и заходные фаски под резиновые уплотнительные кольца - по ГОСТ 9833-73.

Предельные значения: радиального биения поверхностей Б и Д относительно оси поверхности А - по 5 степени точности, торцового биения поверхностей В и Готносительно оси поверхности А - по 7 степени точности ГОСТ 24643-81.

30. Поршень, деталь 2



	,	D			d								
Обозначение гидроцилиндра	Но- ми- нал	Пред. откл.	L	Но- ми- нал	Пред. откл.	d_1	d_2	1	<i>l</i> ₁	<i>l</i> ₂	<i>l</i> ₃	S h12	Macca, Kr
7021-0221 7021-0223 7021-0225 7021-0227 7021-0229 7021-0232 7021-0234 7021-0236	40		54 69 74 89 94 109 124 139	22	е9	M12	16	14	5	20	24	19	0,21 0,24 0,27 0,30 0,33 0,36 0,42 0,45
7021-0238 7021-0241 7021-0243 7021-0245 7021-0247 7021-0249 7021-0252 7021-0254	50	f7	59 74 74 89 94 109 124 139	25		M16	22	14	5	25	30	22	0,32 0,38 0,38 0,43 0,46 0.52 0.57 0,63
7021-0256 7021-0258 7021-0261	63		64 74 79	32	f7	M20	28	16	5	30	35	30	0,55 0.62 0,64

Продолжение табл. 30

		D			d								
Обозначение гидроцилиндра	Но- ми- нал	Пред. откл.	L	Но- ми- нал	Пред. откл.	d_1	d_2	l	<i>l</i> ₁	<i>l</i> ₂	l_3	<i>S</i> h12	Масса, кг
7021-0263 7021-0265 7021-0267 7021-0269 7021-0272	63		89 99 109 129 139	32		M20	28	16	5	30	35	30	0,71 0,77 0,84 0,96 1,03
7021-0274 7021-0276 7021-0278 7021-0281 7021-0283 7021-0285 7021-0287 7021-0289	80	f7	65 75 80 90 100 110 130 140	36	f7	M24	34	18	6	35	40	32	0,87 0,94 1,01 1,06 1,15 1,22 1,39 1,46

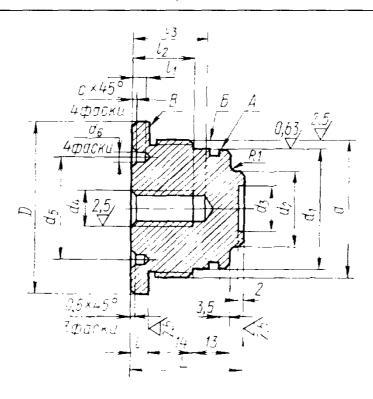
Материал: сталь 20X. Цементировать на глубину 0.8 ... 1,2 мм. Твердость - 56 ... 62 HRC. Резьбу от цементации предохранить.

Поле допуска резьбы - 7Н по ГОСТ 16093-81.

Канавка и посадочное место под резиновое уплотнительное кольцо - по ГОСТ 9833-73.

Предельные значения радиального биения поверхности B относительно оси поверхности E - по 5 степени точности.

31. Крышка, деталь 3



Продолжение табл. 31

Обозначение гидроцилиндра	D	L	d	<i>d</i> ₁ h6	d_2	d_3	d_4	d_5 $\pm 0, 1$	d ₆ H12	l	<i>l</i> ₁	<i>l</i> ₂	l_3	С	Mac- ca, кг
7021-0221; 0223 7021-0225; 0227 7021-0229; 0232 7021-0234; 0236	56	36	M45×1,5	40	25	16	M12	34	4	5	5	20	24	0,5	0,37
7021-0238: 0241 7021-0243: 0245 7021-0247: 0249 7021-0252: 0254	67	36	M56×1.5	50	30	22	M 16	38	6	5	7	20	24	0,1	0.56
7021-0256; 0258 7021-0261; 0263 7021-0265; 0267 7021-0269; 0272	80	36	M68×1,5	63	40	28	M20	48	6	5	7	20	24	1,0	0,83
7021-0274; 0276 7021-0278; 0281 7021-0283; 0285 7021-0287; 0289	105	40	M85×1,5	80	50	34	M24	64	6	5	7	25	30	1,0	1,49

Материал: сталь 40X. Твердость - 25 ... 30 HRC.

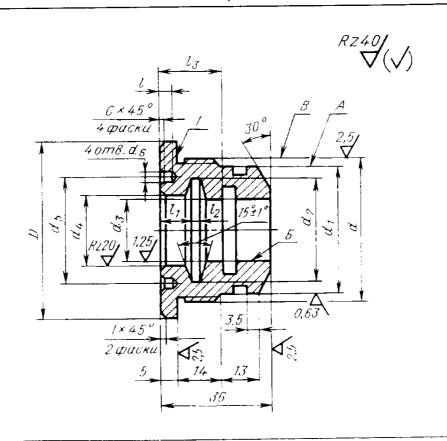
Поле допуска резьбы для d - по 6g, для d_4 - по 7H по ГОСТ 16093-81.

Канавка и посадочное место под резиновое уплотнительное кольцо - по ГОСТ 9833-73.

Предельные значения: радиального биения поверхности B относительно оси поверхности A - по B относительно оси поверхности B относительно оси поверхности

A - по 7 степени точности ГОСТ 24643-81.

32. Крышка, деталь 4



Обозначение гидроцилиндра	D	d	d ₁ h6	d_2	d ₃ H8	d_4	$d_5 \pm 0.1$	<i>d</i> ₆ H12	l	11	12	13	C	Мас- са, кг
7021-0223; 0227 7021-0232; 0236	56	M45×1.5	40	33	22	23	34	4	5	10	3	20	0,5	0,28
7021-0241; 0245 7021-0249; 0254	67	M56×1,5	50	38	25	26	38			12		25		0,48
7021-0258; 0263 7021-0267; 0272	80	M68×1,5	63	45	32	33	48	6	7		4		1,0	0,59
7021-0276; 0281 7021-0285; 0289	105	M85×1,5	80	49	36	37	64			8		20		1,19

Материал: сталь 40X. Твердость - 25 ... 30 HRC.

Поле допуска резьбы - 6g по ГОСТ 16093-81.

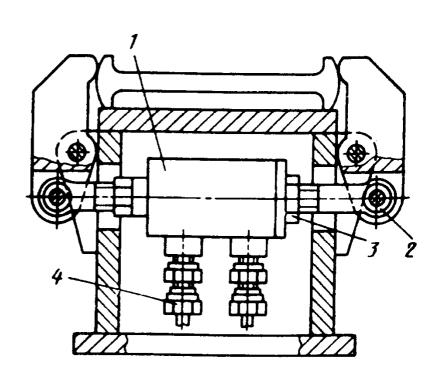
Канавка и посадочные места под резиновые уплотнительные кольца - по ГОСТ 9833-73.

Предельные значения: радиального биения поверхностей A и B относительно оси поверхности E - по 5 степени точности; торцового биения поверхности Γ относительно оси поверхности E - по 7 степени точности Γ ОСТ 24643-81.

Пример применения гидроцилиндра приведен на рис. 4.

Рнс. 4. Пример применения гидроцилиндра:

1 - гидроцилиндр; 2 - болт; 3 - гайка;4 - соединение 4-М14



ГИДРАВЛИЧЕСКИЕ ЦИЛИНДРЫ

33. Гидравлические цилиндры на рабочее давленне $p_{\rm p}$ до 10 М $\Pi{\rm a}$

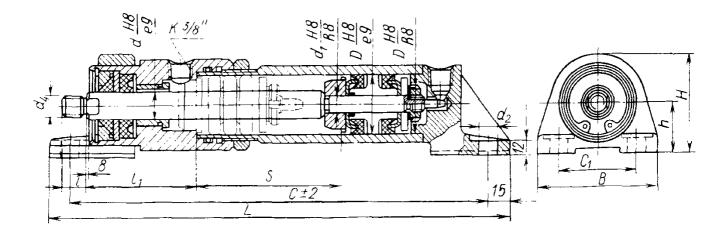
Диаметр	, MM	Пло	цадь, см ²	į	Максимальное расчетное усилие на штоке, H, при ходе			
цилиндра D	штока <i>d</i>	поршня F	штоқа f	F - f	на выталкивание	на втягивание		
40	20	12,57	3,14	9,43	12600	9400		
50	25	19,64	4,91	14,73	19600	14700		
60	30	28,27	7,07	21,20	28300	21200		
70	35	38,46	9,62	28,84	38500	28800		
80	40	50,27	12,57	37,70	50300	37700		
90	40	63,62	12,57	51.05	63600	51000		
100	50	78,54	19,64	58,90	78500	58900		
110	50	95,25	19,64	75,61	95200	75600		
125	60	122,20	28,27	94,00	122200	94000		

Действительное усилие на штоке вследствие потерь на трение будет меньше расчетного при уплотнении манжетами: для $D = 40 \div 60$ мм на 10 %, $D = 70 \div 125$ мм на 8 %.

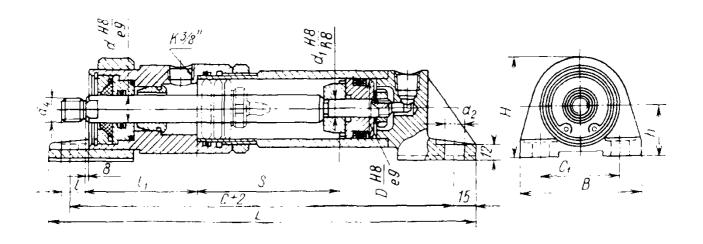
34. Гидроцилиндр с $D = 40 \div 70$ мм

Размеры, мм

Исполнение I



Исполнение II



Продолжение табл. 34

D	d	d_{\parallel}	d_2	d_4	LUSI HCII.	<i>I.</i> олнения	1	I_1	С для испо	лнения	C_1	В	Н	h	Ход поршия:
					I	11			I	II					<i>S</i> *
40 50	20 25	12 16	13	M14×1.5 M20×1,5	224+s 227+s	199+s 206+s	18 20	81 80	194+s 197+s	169+s 176+s	50 55	85 90	70 84	35 42	80-400 100-500
60 70	30 35		15	M24×1.5 M30×1.5	233+5	209+5	22	87	203+5	179+s	65 78	100 112	93 102	l .	125-630 160-700

^{*} В указанных пределах брать из ряда: 80; 100; 125; 160, 200; 250; 320; 400; 500; 630; 700.

Пример обозначения гидрошилиндра исполнения I с диаметром цилиндра D=50 мм и ходом поршня S=200 мм:

То же, исполнения II с диаметром цилиндра $D=40~{\rm mm}$ и ходом поршня $S=100~{\rm mm}$:

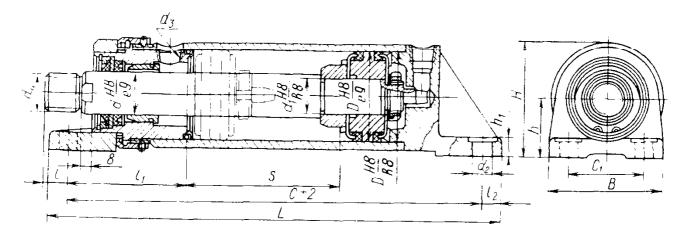
Гидроцилиндр I-50×200

Гидроцилиндр II-40×100

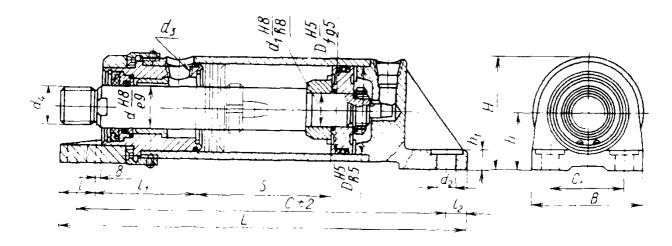
35. Гидроцилиндры с $D = 80 \div 125$ мм

Размеры, мм

Исполнение I



Исполнение П



Продолжение табл. 35

\overline{D}	d	d_1	d_2	Pes	ьба		LI	ия ис	пол	нения	I	I_1	l_2
				d_3	d_4]	I		II			
80	40	30	19 21	K 1/2"	M36×1	1,5	i	2+s 1+s		262+ <i>s</i> 264+ <i>s</i>	30	102	20
100	50	40	23 25	K 3/4"	M42×1	1,5	319)+s +s		299+s 307+s	35	114	22 25
125	60		28				357	7+5		331+s		122	27
D	Сдл	я испо	лнения	C_1	В		Н	h	:	h_1	X	од порі	иня
	I		II						İ			<i>S</i> *	
80 90	242- 244-	+5	222+s 224+s	70 80	110	1	07 16	55 60		14 16		160-800 200-900)
100	275	+s	255+s	85	130	1	26	65		20		200-100	00
110 125	291- 303-		257+s 277+s	90	136 145		.53	72 78		22 25	250-1100 250-1250		

* В указанных пределах брать из ряда: 160: 200: 250; 320; 400: 500; 630; 800; 900; 1000; 1100; 1250

Пример обозначения гидроцилиндра исполнения I с диаметром цилиндра D=80 мм и ходом поршня S=250 мм:

Гидроцилиндр I-80×250

То же, исполнения II с диаметром цилиндра D = 80 мм и ходом поршня S = 250 мм:

Гидроцилиндр II-80×250

Гидравлические цилиндры с креплением на лапах двойного действия работают на чистых минеральных маслах при рабочем давлении до 10 МПа.

Установлены два исполнения гидроцилиндров (табл. 34 и 35):

I - с уплотнением поршня и штока манжетами,

II - е уплотнением поршня и штока резиновыми кольцами круглого сечения.

Шифр гидроцилиндра исполнения $I:I - D \times s$; исполнения $II:I - D \times s$.

Для сквозных крышек гидроцилиндров с $D=80\div125\,$ мм резьбовую часть штуцеров необходимо выполнять в соответствии с данными табл. 36.

36. Резьбовая часть штуцеров

$\frac{d_3}{d_3}$	Резьба <i>d</i> ₃ по ГОСТ 6111-52	<i>l</i> , не менее
	K 1/2"	20
	K 3/4"	22
l	K 1"	30

ПНЕВМАТИЧЕСКИЕ УСТРОЙСТВА

требования к конструкции

1. Пневмоприводы должны быть оборудованы устройствами для выполнения следующих функций:

очистка воздуха от загрязнений (твердых частиц, масла, воды, кислот к т. д.);

удаление компрессорного масла, конденсированной влаги и других загрязнений из мест их скопления;

контроль давления (или местами для их подключения);

снижение уровней шума и вибраций на рабочих местах до установленных санитарными нормами.

2. Пневмоприводы в зависимости от условий их применения оборудуют:

предохранительными устройствами;

устройствами для внесения в сжатый воздух масла для смазки трущихся поверхностей;

поясняющими табличками у органов управления.

3. Предохранительные устройства настраивают на давление, превышающее рабочее не менее чем на:

0,05 МПа - при давлении в пневмосистеме до 0,3 МПа;
15 % - при давлении в пневмосистеме св. 0.3 до 0.63 МПа;
10 % - при давлении в пневмосистеме св. 0,63 МПа.

- 4. Пневматические устройства должны быть прочными при давлении не менее 1,5 номинального.
- 5. При вращении органов управления по часовой стрелке давление должно повышаться, а поток пропускаемого сжатого воздуха уменьшаться.

37. Расстояния между местамн крепления пневмотрубопроводов

Трубопроводы	Наруж- ный диа-	Наибольшее расстояние между местами крепления, м, на участках		
	метр, мм	горизон- тальных	верти- кальных	
Стальные и винипластовые	До 20	1,7	2.0	
Стальные	Св. 20 до 60	4,0	5,0	
Из цветных металлов	До 25	1,0	1.5	
Пластмассо- вые трубы и пучки из них	До 10 Св. 10 до 25 Св. 25 до 40 Св. 40	0,3 0,5 0,7 0,9	0.5 0.8 1.2 1.5	
Пневмокабели	До 30 Св. 30	0,5 0,7	1.0 1,2	

Примечания:

1. Расстояния между местами крепления пластмассовых труб и пучков из них указаны при температуре окружающей среды до 30 °C.

При более высоких температурах пластмассовые трубы и пучки из них следует укладывать на сплошных опорах на горизонтальных участках и с расстоянием между местами крепления вдвое меньшим — на вертикальных участках.

2. Расстояния между местами крепления пневмокабелей указаны при температуре окружающей среды до 40 °С. При более высоких температурах пневмокабели следует укладывать на горизонтальных участках на сплошных опорах и с расстоянием между местами крепления не более 0,5 м - на вертикальных участках.

ВОЗДУХОСБОРНИКИ ДЛЯ ВОЗДУШНЫХ СТАЦИОНАРНЫХ ПОРШНЕВЫХ КОМПРЕССОРОВ ОБЩЕГО НАЗНАЧЕНИЯ

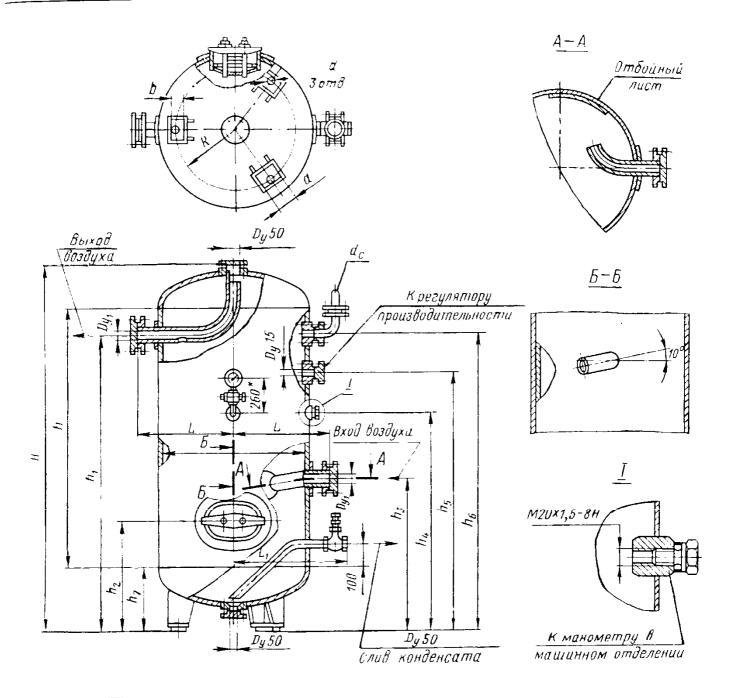
прессоров обшего назначения, а также для применения в установках винтовых и ротационных стационарных компрессоров с избыточным рабочим давлением не более 0,8 МПа.

Пример обозначения воздухосборника вместимостью 0.5 m^3 :

Вертикальные воздухосборники предназначены для стационарных поршневых ком-

Воздухосборник В-0,5

38. Основные размеры воздухосборников, мм



* Размеры для справок.		· ·		-					
Обозначение типоразмера воздухосборника	D	Н	h	h_1	h ₂	h ₃	h_4	h ₅	h ₆
B-0.5	600	2140	1500	1720	-	850	1500	1730	<u>-</u>
B-1.0	800	2380	1600	1800	-	850	1500	1750	
B-1.6	1000	2305	1600	1850	860	950	1600	1850	
B-2,0	1000	2905	2200	2450	900	1160	2400	2500	-
B-3.2	1200	3250	2400	2500	915	1200	2350	2500	
B-4.0	1200	3855	3000	3250	915	1300	2650	3350	
B-6.3	1400	4565	3600	3625	1000	1500	2700	2900	3200
B-8.0	1600	4515	3400	3625		1600	2800	3000	3475
B-10.0	1600	5615	4500	4800		1900	2800	3000	3500
B-16,0	2000	5510	4200	4630	1100	1900	2800	3000	3750

Обозначение типоразмера воздухосборника	h ₇	L	L_1	D	d_{c}	R	a	Ь	d	n*
B-0,5	310	400	460	50		260	60	65		
B-1,0	400	500	56 0	65	25	360	80	80	19	1
B-1,6	410	600	580	50		460	80	80		
B-2,0	410	610	580	100	25	460	80	80	19	
B-3,2	505	720	680	80	25	550	100	115	24	l
B-4,0	505	720	680	150	40	550	100	115	24	
B-6,3	555	830	700	200		630	100	115	21	
B-8.0	650	940	760	150	50	705	120	140	35	1
B-10.0	650	940	760	200		705	120	140	35	
B -16,0	745	1150	930	200	70	905	150	160	35	-

^{*}п - количество предохранительных клапанов.

Предусматриваются воздухосборники типа B-20,0 и B-25,0. Чертеж не определяет конструкцию воздухосборника.

39. Основные параметры воздухосборников

40. Материалы обечайки, днища, люка, опор, патрубков и фланцев воздухосборников в зависимости от температуры

4110. 3-	M ³		Толиц стені			в зависимости от температуры					
Обозначение типо- размера воздухо- сборника		Внутрснний диаметр, мм	мм, бол	не	са, кг, Марка стали		Средняя температура наиболее холодной пятидневки, °С				
Обозна размер сборни	Номинальна вместимость	Внутр диаме	обе- чайки	дни- ша	более		До -20	Св21 до -40	Св40 до -70		
B-0.5	0.5	600	4	6	215	Ст3сп4. Ст3пс4. Ст3сп5. Ст3пс5 по	+	(+)	-		
B -1.0	1.0	800	5	6	330	ГОСТ 380-94 и 18К по ГОСТ 5520-79					
B -1.6	1.6	1000	5	6	445	9Γ2C, 10Γ2C1	+	+	+		
B-2.0	2.0	1000	5	6	550	по ГОСТ 5520-79	T	T	' !		
B-3.2	3,2	1200	6	8	850	16FC	+	+	-		
B-4.0	4.0	1200	6	8	1005	по ГОСТ 5520-79					
B-6.3	6,3	1400	6	8	1425	Для воздухосборн					
B-8.0	8.0	1600	7-8	8	1750	сталей, применение к (+), должен соблюда	ться спеі	иальный	і регла-		
B-10.0	10,0	1600	7-8	8	2085	мент проведения в зи пуска, остановки и					
B-16,0	16,0	2000	8	10	2965	ный с Госгортехнадз быть приложен к паст	ором. Ре				

			U	
41	Механические	свойства	листовои	стали

Марка стали	Толицина проката, мм	Временнос сопротивление разрыву, МПа не менее	на п образ не м	Ударная вязкость на поперечном образце, Н-м/см ² не менее, при температуре, °C +20 -20 -40			
Ст3сп4 Ст3пс4 Ст3сп5 Ст3пс5	5-9 10-25 26-40	380-490	80 70 50	40 30 -	30		
18K	До 20 21-40 41-60	410-520	60-70 55-65 50-60	30	30		
	До 4 5-9	500	- 65		40		
9F2C	10-20 21-32 33-60 61-80	480 470 460 450	60	-	35		
105261	До 4 5-9	500	65		40 -		
10Γ2С1	10-20 21-32 33-60	480	60	-	30		
	До 4 5-9	500	- 60		40		
16FC	10-20 21-32 33-60	490 480 470	60	-	30		

Технические требования. 1. Воздухосборники должны изготовляться в соответствии с «Правилами устройства и безопасной эксплуатации сосудов, работающих под давлением» и «Правилами устройства и безопасной эксплуатации стационарных компрессорных установок, воздухопроводов и газопроводов», по рабочим чертежам, утвержденным в установленном порядке.

- 2. Материал для изготовления обечайки, лиища, люка, опор, патрубков и фланцев воздухосборников в зависимости от средней температуры наиболее холодной пятидневки района эксплуатации должен соответствовать данным табл. 40.
- 3 Ударная вязкость и временное сопронивление разрыву листовой стали дояжны оыть не менее величии, указанных в габл 41

- 4. В воздухосборниках следует применять отбортованные эллиптические днища.
- 5. Стыковые швы сварных соединений воздухосборников следует выполнять с подваркой шва со стороны вершины. Допускается стыковые швы обечаек с днишами выполнять на остающихся подкладных кольцах. Для воздухосборников типоразмера B-0,5 стыковые швы допускается выполнять без подварки корня шва.
- 6. Все сварные соединения с толщиной стенки 6 мм и более подлежат обязательному клеймению.
- 7. Патрубок для отвода воздуха из воздухосборника должен быть приварен к днишу или патрубку днища. Допускается изготовлять входной и выходной патрубки сварными.
- 8. Патрубок для слива конденсата и масла должен быть изготовлен из трубы с условным диаметром D_y 25 мм, с муфтовым вентилем по ТУ 26-07-1429-87; ТУ 26-07-1442-87.
- 9. Воздухосборники вместимостью 1,6 м³ и более должны иметь люк размером в свету не менее 420×325 мм (овальный) или диаметром 450 мм (круглый), расположенный и нижней цилиндрической части корпуса. Крышка люка должна быть самоуплотняющейся на мягкой прокладке.
- 10. Воздухосборники вместимостью 0,5 и 1 м³ должны иметь в верхнем днище люк диаметром 150 мм. В нижнем днище всех воздухосборников должен быть предусмотрен люк диаметром 50 мм для удаления грязи при чистке.
- 11. Стенки обечаек и дниш, имеющие отверстия для люков размером 420×325 мм и диаметром более 150 мм, а также для входных и выходных патрубков диаметром 150 мм и более, должны быть укреплены в соответствии с нормами и методами расчета на прочность.
- 12. Каждый воздухосборник должен быть снабжен полноподъемными предохранительными клапанами пружинного типа с минимальным диаметром прохода в седле клапана не менее указанного в табл. 38. Предохранительные клапаны должны быть отрегулированы на избыточное давление открытия не более 0.9 МПа и запломбированы.

Допускается устанавливать предохранительные клапаны с диаметром седла меньшим, чем указано в табл. 38, если пропускная способность клапана обеспечивает максимальное избыточное давление в воздухосборнике не более 0,9 МПа.

Допускается устанавливать неполноподъемные предохранительные клапаны рычажного или пружинного типа. При этом диаметры прохода в седле клапана $d_{\rm c}$, указанные в табл. 38, должны быть увеличены в еоответствии с «Правилами устройства и безопасной эксплуатации сосудов, работающих под давлением».

- 13. Каждый воздухосборник должен быть снабжен проверенным и запломбированным рабочим манометром диаметром не менее 150 мм с верхним пределом измерения 1,6 МПа класса точности не ниже 1,5.
- 14. Для присоединения рабочего и контрольного манометров к воздухосборнику на его корпус должен быть установлен с помощью угольника и ниппелей контрольный трехходовой кран.
- 15. На каждом воздухосборнике должен быть предусмотрен штупер с резьбой M20×1,5 для присоединения с помощью трубки второго рабочего манометра, устанавливаемого в машинном отделении.
- 16. Для присоединения регулятора производительности на воздухосборнике должен быть предусмотрен фланец или резьбовой штуцер с $D_v = 15$ мм.
- 17. Воздухосборники не должны иметь забоин, вмятин и рисок, уменьшающих расчетную толщину, а также следов коррозии, окалины и грязи.
- 18. Воздухосборник должен быть окрашен атмосферостойкой эмалью.
- 19. Срок службы воздухосборника не менее 10 лет.
- 20. Ремонт воздухосборника во время работы не допускается.
- 21. На циферблате рабочего манометра должна быть нанесена красная черта, указывающая рабочее давление 0,80 МПа в воздухосборнике. Вместо красной черты на циферблате допускается надежно укреплять на наружной стороне корпуса манометра пластину, окрашенную в красный цвет, плотно прилегающую к его стеклу.
- 22. Воздухосборник должен быть снабжен строповыми устройствами.
- 23. Не лопускается эксплуатация воздухосборников при повышении давления в воздухосборнике выше разрешенного, неисправностях предохранительных клапанов и манометров.
- 24. Пуск, остановку и испытание в зимнее время воздухосборников, изготовленных из углеродистых сталей по ГОСТ 380-94, следует производить в соответствии с регламентом проведения в зимнее время пуска, остановки и испытания изделия, согласованным с Госгортехнадзором.
- 25. При выключении компрессора воздухосборники, изготовленные из сталей Ст3сп4; Ст3пс4; Ст3сп5; Ст3пс5 по ГОСТ 380-94, эксплуатируемые при температуре окружающей среды ниже -20 °C, не допускается оставлять под давлением.

- 26. Каждый воздухосборник должен иметь: паспорт, соответствующий «Правилам устройства и безопасной эксплуатации сосудов, работающих под давлением», инструкцию по монтажу и безопасной эксплуатации воздухосборника; паспорт и инструкцию по эксплуатации на предохранительные клапаны.
- 27. Все воздухосборники должны подвергаться гидравлическому испытанию под давлением 1,15 МПа.

Для гидравлического испытания должны применять воду температурой не ниже +5 °C и не выше +40 °C.

При проверке прочности сосудов под пробным давлением время выдержки должно быть не менее 10 мин. Затем пробное давление снижают до рабочего, при котором производят осмотр изделия.

После проведения гидравлического испытания жидкость из воздухосборника должна быть удалена, а воздухосборник должен быть продут сжатым воздухом.

ОБРАТНЫЕ ПНЕВМОКЛАПАНЫ на $p_{\text{HOM}} = 1 \text{ МПа}$ (по ГОСТ 21324-83)

Пневмоклапаны обратные с резьбовым присоединением предназначены для пневмосистем станков и других машин, работающих при давлении сжатого воздуха от 0,1 до 1 МПа. Климатическое исполнение клапанов - УХЛ и О, категория размещения 4 по ГОСТ 15150-69.

Технические требования. 1. Клапаны должны работать на сжатом воздухе, очишенном в соответствии с требованиями 10-го класса загрязненности по ГОСТ 17433-80 и содержащем распыленное масло вязкостью от 10 до 35 мм²/с при температуре 50 °C и концентрации 2-4 капли на 1 м³ воздуха, приведенного к условиям по ГОСТ 2939-63.

- 2. Утечка воздуха через закрытый клапан в диапазоне давлений от 0,1 до 1 МПа не допускается.
- 3. Установленная наработка до отказа 3,0 млн. циклов. Установленный ресурс 12 млн. циклов.

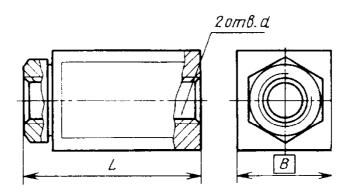
Предельное состояние характеризуется потерей герметичности клапана.

- 4. Срок сохраняемости клапанов 3 года.
- 5. Периодические испытания должны проводиться не реже 1 раза в 3 года. Отбор клапанов для периодических испытаний должен проводиться по способу «ряд» по ГОСТ 18321-73

При периодических испытаниях проверяют соответствие клапанов требованиям пп. 1, 2, 3.

42. Основные параметры и размеры обратных клапанов

Размеры, мм



Чертеж не определяет конструкцию клапана

D_y	Пропускная способность*	Потери давления, МПа,	Резн	L	В	
	$Q_{ m HOM}$. ${ m M}^3/{ m M}$ ин	не более	ГОСТ 6111-52	ГОСТ 24705-81	не б	олее
4	0,28	0,05	K 1/8"	M 10×1	40	20
6	0,8	0,04	K 1/4"	M 12×1,5	60	25
10	1.6		K 3/8"	M 16×1,5	65	30
16	4.0	0,03	K 1/2"	M 22×1,5	75	40
20	7,5		K 3/4"	M 27×2	90	50
25	10,0	0.02	K 1"	M 33×2	90	50
40	30,0		K 1 1/2"	M 48×2	100	70

^{*} Пропускная способность указана при давлении $\approx 0,63\,$ МПа.

Пропускная способность клапана при других давлениях. При избыточном (манометрическом) давлении *р* пропускная способность

$$Q_{\rm p} = \frac{p+0,1}{0.73} Q_{\rm HOM} ,$$

где $Q_{\rm HOM}$ - номинальная пропускная способность при давлении $0.63~{\rm M}\Pi a$.

Пример. Пропускная способность клапана $D_1 = 10 \text{ мм}$ при давлении $p \approx 0.9 \text{ М}$ Па, тогда

$$Q_{\rm p} = \frac{0.9 + 0.1}{0.73} \, 1,6 = 2.19 \, \text{м}^3/\text{мин}.$$

Номинальная пропускная способность установлена исходя из скорости течения сжатого воздуха, равной 17 м/с, в трубопроводе, внутренний диаметр которого равен условному проходу.

Пример обозначения пневмокла- пана с $D_y = 10$ мм с метрической резьбой:

Клапан 10-1 ГОСТ 21324-83
То же, с конической резьбой:
Клапан 10-1К ГОСТ 21324-83

ПНЕВМОКЛАПАНЫ РЕДУКЦИОННЫЕ НА ДАВЛЕНИЕ $p_{\text{Hom}} = 1 \text{ M}$ Па

Редукционные пневмоклапаны (далее клапаны) со сбалансированным запорно-регулирующим элементом рассчитаны на номинальное давление 1 МПа с ручной или пневматической настройкой давления на выходе, предназначенные для понижения давления сжатого воздуха и поддержания его на задан-

ном уровне в пневматических приводах оборудования и технологической оснастки, изготовляемые для нужд народного хозяйства и экспорта.

Клапаны должны изготовляться:

по виду настройки давления на выходе: 1 - с ручной настройкой; 2 - с пневматической настройкой;

по виду монтажа: 1 - для трубного монтажа; 2 - для панельного монтажа (только для

исполнения с ручной настройкой давления на выходе);

по виду присоединительной резьбы: 1 - с метрической резьбой; 2 - с конической резьбой.

Номинальные расходы воздуха, пропускаемые через клапаны при давлении на выходе 0.4 МПа, должны соответствовать указанным ниже.

Условный проход D_y , мм	Номинальный расход воздуха, м ³ /мин	Условный проход D_y , мм	Номинальный расход воздуха, м ³ /мин
4	0.063	20	1,600
6.3	0,160	25	2,500
8	0,250	32	4,000
10	0.400	40	6,300
12	0,630	50	10,000
16	1,000		

Номограмма для определения номинального расхода воздуха в зависимости от давления приведена на рис. 5.

Основные размеры и масса клапанов указаны в табл. 43 и 44.

Пример условного обозначения клапана с ручной настройкой давления на выходе, для панельного монтажа с конической присоединительной резьбой, с клапаном сброса, с условным проходом 16 мм, для стран с умеренным климатом (категория размещения 4 по ГОСТ 15150-69):

Клапан 122-16У4 ГОСТ 18468-79

То же, с тропическим климатом (категория размещения 4 по ГОСТ 15150-69):

Клапан 122-16Т4

То же, с пневматической настройкой давления на выходе, трубного монтажа с Метрической присоединительной резьбой без клапана сброса, с условным проходом 16 мм, с тропическим климатом (категория размещения 4 по ГОСТ 15150-69):

Клапан 211Б-16Т4

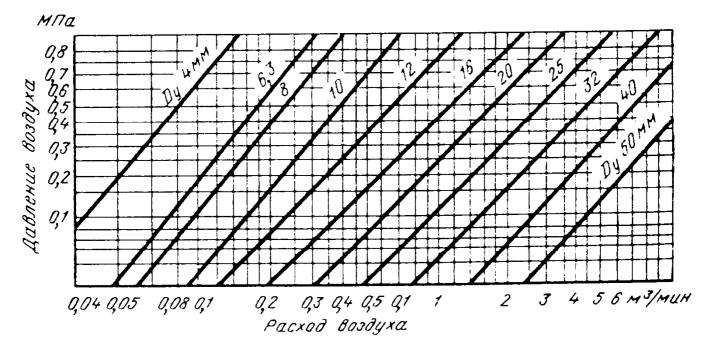
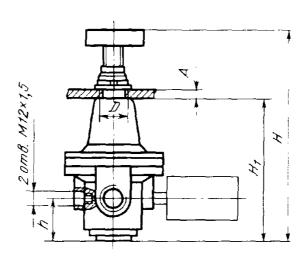
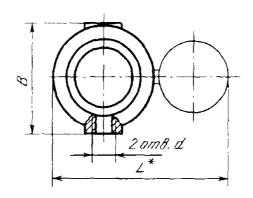


Рис. 5. Номограмма для определения пропускаемого потока воздуха в зависимости от давления

43. Основные параметры клапанов с ручной настройкой для трубного монтажа

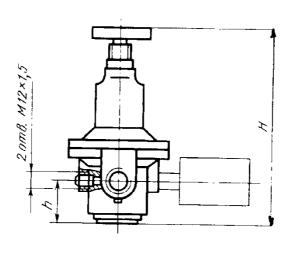


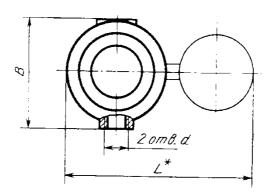


Услов- ный проход	Присоединительная резьба <i>d</i>		A	В	D	Н	H_1	h	L	Масса, кг	
$D_{\mathbf{y}}$	по ГОСТ 24705-81	по ГОСТ 6111-52	не более								
4	M10×1-7H	K 1/8″	6	43	22	76	38	10	130	0,38	
6,3	M12×1,5-7H	K 1/4"									
8	M14×1,5-7H	K 1/4"				170	110	32		1,35	
10	M18×1,5-7H	K 3/8"	8	85	30				155		
12	.vi10×1,3-711	N 3/0		•		185	115	35		1,5	
16	M22×1,5-7H	K 1/2"									
20	M27×2-7H	K 3/4"	10	123	36	250	170	42	205	2,7	
25	M33×2-7H	K 1"	10	123	30		170	+2			

44. Основные параметры клапанов с ручной настройкой для панельного монтажа

Размеры, мм





Условный	Прі	исоединитель	ная резьба	ная резьба		Н	h		Масса, кг
проход $D_{ m y}$	по ГОСТ	24705-81	по ГОСТ	-					
	d	d_1	d	d_1					
16	M22×1,5-7H		K 1/2"		85	75	35	155	1,2
20	M27×2-7H		K 3/4"						
25	M33×2-7H		K 1"	1	123	90	42	195	2,4
32	M42×2-7H	M10×1-7H	K 1 1/4"	K 1/8"					
40	M48×2-7H		K 1 1/2"		168	140	55	210	4,2
50	M60×2-7H		K 2"	- 					

Потоки воздуха при других давлениях. Поток воздуха при давлении p определяется по формуле

$$Q_{\rm p} = \frac{p + 0.1}{0.73} Q_{\rm HOM}$$
.

где $Q_{
m p}$ - поток воздуха при давлении p, МПа, $Q_{
m HOM}$ - номинальный поток (при дав-

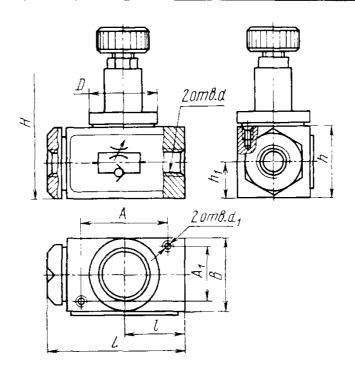
лении 0,63 МПа).

Номинальные потоки установлены исходя из скорости течения сжатого воздуха, равной 17 м/с. в трубопроводе, внутренний диаметр которого равен условному проходу.

Технические требования. 1. Дроссели должны работать на сжатом воздухе 10-го класса загря иненности по ГОСТ 17433-80.

45. Основные параметры дросселей исполнения 1

Размеры, мм



Чертеж не определяет конструкцию

	d,	Н,		D			A	A_1				
D_{y}	дюй- мы	не более	Номи- нал	Пред. откл.	L	В	±0,2	±0,2	1	h	h_1	d_1
4	K 1/8	61	18	-0,24	42	20	25	13	19	25	10	
8	K 1/4	85	32	-0,34	67	32	40	25	32	32	16	M4-7H
10	K 3/8	65	32	5,5 1		32						
12	K 3/8	103							41		!	:
16	K 1/2	103	42	-0,34	80	42	45	34	41	42	21	M5-7H
20	K 3/4	104							39			
25	Ki	115	50	-0,34	93	50	50	40	52	50	25	M6-7H

Пример обозначения дросселя $D_{\rm v}$ 8 мм исполнения 1:

Пневмодроссель 08-1

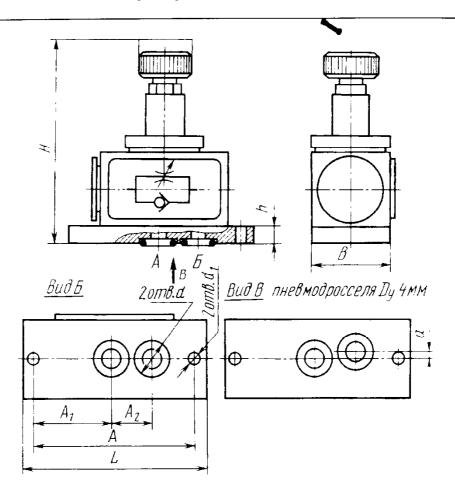
To же, $D_{
m y}$ 12 мм:

Пневмодроссель 12-1

- 2. Потеря давления при номинальном потоке воздуха, пропускаемом через полностью открытый дроссель при закрытом обратном клапане, не должна превышать 0,05 МПа.
- 3. Потеря давления (ПД) при номинальном потоке воздуха, пропускаемом через открытый обратный клапан при полностью закрытом дросселе, не должна превышать:
- 4. Утечки воздуха (УВ) через полностью закрытый дроссель при давлении 4,0 МПа не должны превышать:

VB, м³/мин	4:10-5	10:10-5	16 10 ⁻⁵	25 10 ⁻⁵
для дросселей с $D_{\rm v}$, мм	4	8, 10	12, 16, 20	25

46. Основные размеры дросселей исполнения 2, мм



Чертеж не определяет конструкцию

D_{Σ}		d	H,	L	В	А	A_{l}	A_2	h	d_1	а
	Номинал	Пред. откл.	не более				±0,2				
4	10	±0,10	72	60	20	52	28	1!	6	4,8	4
10	16	±0,12	91	88	34	78	38	18	6	5.8	-
20	28	±0,14	113	104	43	92	40	30	8	7	-
25	32	±0,17	124	116	50	104	42	34	8	7	-

Пример обозначения дросселя $D_{\rm y}$ 4 мм, исполнения 2:

Пневмодроссель 04-2

To же, $D_{
m V}$ 20 мм:

Пневмодроссель 20-2

5. Средняя наработка до первого отказа 3000 ч

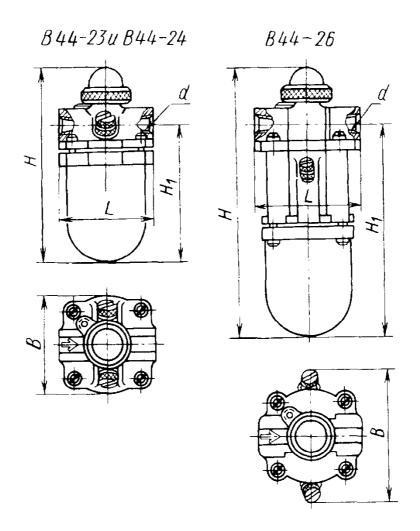
Суммарный ресурс 10 000 ч

При периодических испытаниях проверяют соответствие дросселей требованиям, приведенным в пп. 2-5, и прочность

МАСЛОРАСПЫЛИТЕЛЬ ТИПА В44 - 2

Маслораспылитель используется для подачи в пневматический привод масла, распыленного в воздушном потоке.

47. Основные размеры маслораспылителей, мм



Шифр	Наибольший расход воздуха, $\pi/м$ ин, при $p = 0,4$ МПа	Рабочее давление. МПа	d, люймы	Н	H_1	L	В
B44-23 B44-24	40 90	0,2-0,6	K 3/8 K 1/2	170 170	120 120	86 86	86 86
B44-26	250		K 1	270	214	120	120

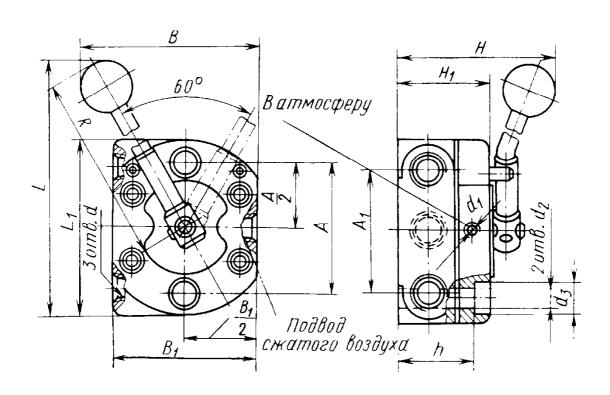
Пример обозначения маслораспылителя с шифром В44-23:

Маслораспылитель В44-23

КРАНЫ УПРАВЛЕНИЯ ТИПА В 71-22

Краны управления предназначены для изменения направления движения сжатого воздух: Рабочее давление 0,1-0,6 МПа, усилие переключения рукоятки до 30 Н

48. Основные размеры кранов управления, мм



Шифр	Наибольший расход сжатого воздуха, л/мин	d, дюй- мы	d_1	d_2	<i>d</i> ₃	L	L_1	В	B_1	Н	H_1	h	<i>A</i> ±0,2	A_1	R
B71-22	25	K 1/4	M8×i	9	14	144	76	89	62	80	41	33	56	52	106
B71-23	40	K 3/8	M10×1	9	14	155	90	98	78	73	50	40	66	62	110
B71-24	90	K 1/2	M14×1,5	11	17	185	120	118	95	82	58	58	96	86	125

Пример обозначения крана управления с шифром В71-22:

Кран управления В71-22

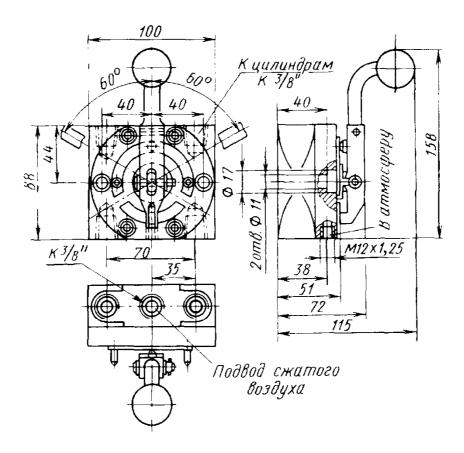
КРАН ПОСЛЕДОВАТЕЛЬНОГО ВКЛЮЧЕНИЯ ТИПА В71-33

Кран последовательного включения позволяет одновременно управлять работой двух цилиндров в пиевматических приводах станков и марии Основные параметры крана последовательного включения приведены в табл. 49.

Обозначение крана последовательного включения:

Кран последовательного включения В71-33

49. Основные параметры кранов последовательного включения



Наибольший расход сжатого воздуха, л/мин	40
Рабочее давление, МПа	0,2-0,6
Усилие переключения рукоятки, Н	До 35

ВСТРАИВАЕМЫЕ ПНЕВМОЦИЛИНДРЫ ДЛЯ СТАНОЧНЫХ ПРИСПОСОБЛЕНИЙ

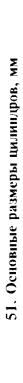
Пневмоцилиндры, встраиваемые в станочные приспособления, предназначены для

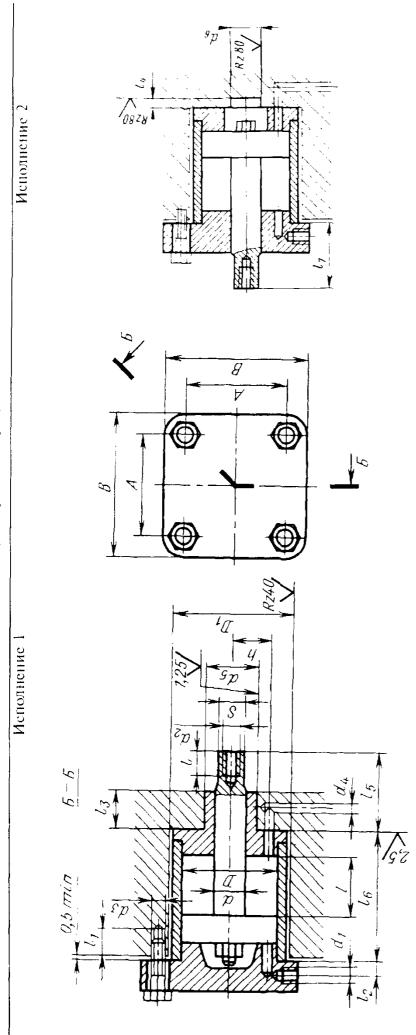
работы на сжатом воздухе при давлении до $1\ \mathrm{M\Pi a}$ и температуре от $+5\ \mathrm{дo}\ +50\ ^{\circ}\mathrm{C}$ со скоростью перемещения штока не более $0,5\ \mathrm{m/c}$.

Цилиндры изготовляют двух исполнений: 1 - с задней крышкой; 2 - с передней крышкой.

50. Основны	е параметры	цилиндров
-------------	-------------	------------------

Диамет	гр, мм	Усилие на штоке, Н, при давлении, МПа, не менее							
шилиндра	штока	0,40	0,63	1,0	0,40	0,63	1,0		
			толкающее	 	тянушее				
63	16	1 070	1 680	2 650	1 000	1 550	2 500		
80	25	1 750	2 750	4 400	1 600	2 500	4 000		
100	25	2 750	4 350	6 900	2 600	4 050	6 450		
125	32	4 300	6 800	10 800	4 000	6 300	10 000		
160	32	7 400	11 600	18 500	7 100	11 200	17 700		
200	40	11 500	18 200	28 900	11 100	17 500	27 800		
250	50	18 000	28 400	45 200	17 300	27 300	43 400		





S Macca,	2,0
.S. h12	41
æ	78
+0.3	09
1/2	46
/6, 11с 6олее	62 63 81
\$	40
14	ı
5	20 20 - 20 - 20 - 20 - 20 - 20 - 20 - 2
1/2	12,5
л, не болес	16 22,5 12,5 20
1	9
	25
D ₁ +0,5 +0,2	72
q_{e}	ı
дs НП	30
d_4	9 9
$\begin{vmatrix} d_3 & d_4 & d_5 \\ H11 & H11 \end{vmatrix}$	Μ8
d_2	M10
41	M12×1,5 M12×1,5 M12×1,5 M12×1,5 M12×1,5 M12×1,5
69	91
7	10 16 25
a	63
Ис- пол- пение	7 - 7 - 7
Обозначение Ис- пилиндра пол-	7020-0151 7020-0153 7020-0155 7020-0157 7020-0159 7020-0162

ПНЕВМАТИЧЕСКИЕ УСТРОИСТВА									·	609				
	Масса, кг	2,2	2,3	2,4	3,3	3,4	3,5	3,6	3,7	4,0	4,2	4,6		
	S h12		_ 4		22									
	В		78		92									
	<i>A</i> ±0,3		09			· · -	• • •	75						
	1,		46					4	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·					
	/ ₆ , не более	88	96	119	70	92	85	92	100	123	140	160		
	5/		40					38						
	14		1		- 4	+ 4	- 4	- 4	١ 4	١ 4	+ 4	- 4		
	43	20	20	20	26	26	26	26	26	26	26	26		
	7						12,5							
	<i>h</i> , не более		22,5					29						
	/,					·	16							
	,		25					32				<u>-</u> -		
	D ₁ +0,5 +0,2		72					06						
	d_6		i	_				35						
	<i>d</i> ₅ H111	30			40									
	d_4		9		∞									
	q_3				Σ									
	d_2		M10		M 16									
	q^1	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5		
	<i>d</i>		91		25									
	7	32	40	63	01	91	25	32	40	63	08	100		
	D		63					80			, <u> </u>			
	И с- 110л- ненис	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	7	- 2	1 2		
	Обозначение цилиндра	7020-0164 7020-0166	7020-0168 7020-0171	7020-0173 7020-0175	7020-0177 7020-0179	7020-0182 7020-0184	7020-0186 7020-0188	7020-0191 7020-0193	7020-0195 7020-0197	7020-0199 7020-0202	7020-0204 7020-0206	7020-0208 7020-0211		

,		ПДІЛІ	min icci			TH ILC	THE JC					
	Масса, кг	5,6	5,7	5,8	6,0	6,2	6,5	6,9	6,9	9,5 9,8		
į	<i>S</i> h12					22				27		
	В					115				140		
	A ±0,3					92				011		
	4	44								52		
	/6, не более	⁴⁶ . ⁴⁶ более 70 76 85 85 92 92 123 140							160	70		
	59	38								46		
	4	. 4	- 4	- 4	. 4	. 4	- 4	- 4	- 4	9		
	Ÿ	26	26	26	26	26	26	26	26	30		
	7					12,5				15		
	<i>ћ</i> , не более					32				40		
	1/	2.5										
	,	32										
	$D_1 + 0.5 + 0.2$	112										
	d_6	35										
	d_5					45				54		
	d_4											
	q_3	M16 M10										
	d_2	M 16										
	<i>q</i> ¹	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M16×1,5 M16×1,5		
	р 63					25				32		
	7	01	91	25	32	40	63	08	001	01		
	a l					001				125		
	Ис- пол- нение	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 5	1 2	1 2		
	Обозначен <i>ие</i> иилиндра	7020-0213 7020-0215	7020-0217 7020-0219	7020-0222 7020-0224	7020-0226 7020-0228	7020-0231 7020-0233	7020-0235 7020-0237	7020-0239	7020-0244 7020-0246	7020-0248 7020-025I		

				DWIATE	- TEORITI		TICIDAL		·	61		
	Macca, Kr	9.6	9,8	10,0	10,2	10,9	11,3	11,8	15.3	15,7		
	\$ h12					27	`		-			
	В					140	<u>-</u>			081		
	<i>A</i> ±0,3					110	,			140		
	4					52		1				
	не более	76	85	92	100	123	140	160	76	85		
	57					46		-	•			
	14	9	9	9	9	- 9	9	. 9	9	. 9		
	6)	30	30	30	30	30	30	30	30	30		
	12				."	15,0	-					
	<i>h</i> , нс более					40				50		
	_					28		•		35		
	7					40						
	D ₁ +0,5 +0,2					138	- 4.41			174		
	q_{6}					40			•			
	<i>d</i> ₅ H11					54						
Ì	47			-		10						
	<i>φ</i>					M12				M16		
	φ-	M20 M12 M16										
	lp	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1.5 M16×1.5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5		
	60 P					32						
	7	16	25	32	40	63	80	100	16	25		
	a				125					091		
	Ис- пол- нение	1 2	1 2	- 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2		
	Обозначение инлиндра	7020-0253 7020-0255	7020-0257 7020-0259	7020-0262 7020-0264	7020-0266 7020-0268	7020-0271 7020-0273	7020-0275 7020-0277	7020-0279	7020-0284 7020-0286	7020-0288 7020-0291		

·		личест ————								
Macca, KF	16,2	17,1	17,5	18,2	19,6	20,3	21.7	24,5	25,0 27,2	
S h12				27				36		
В				081					220	
40.3				140					172	
7-				52					64	
/6, не более	100	123	140	160	185	220	260	78	87	
1/5		58								
4/	9	- 9	- 9	9	- 9	- 9	9	, ∞	. ∞	
<i>y</i>	30	30	30	30	30	30	30	42	42	
12				15,0				17,5		
<i>h</i> , не более				50					70	
-				35					40	
_			50							
D ₁ +0.5 +0.2		215								
d ₆			45							
4s HII				54					62	
d_4			4							
9			M24 M16							
42		M24								
q_1	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M16×1,5 M16×1,5	M18×1,5 M18×1,5	M18×1,5 M18×1,5	
<i>d</i> e9		32							40	
7	40	63	08	100	125	160	200	16	25	
a				160					200	
Ис- пол- нение	7 - 7	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	
Обозначение цилиндра	7020-0293 7020-0295	7020-0297 7020-0299	7020-0302 7020-0304	7020-0306 7020-0308	7020-0311 7020-0313	7020-0315 7020-0317	7020 0319 7020-0322	7020-0324 7020-0326	7020-0328 7020-0331	

Продолжение табл. 51

Масса,	25.7	26,6	27,5 29,7	28,5 30,6	30,0 32,2	31,4 33,6	33,0 38,8
S h12				36	_		
8				220			
A ±0,3				172			
1				64	•		
/ ₆ , не более	102	125	142	162	187	222	262
18]			58			
4	. ∞	. ∞	. ∞	. ∞	1 ∞	· ∞	. ∞
13	42	42	42	42	42	42	42
12				17.5			
<i>h</i> , не более				70			
17				40			
7			,	50			
D ₁ +0.5 +0.2				215			
q_e				45			
ds HIII				62			
d_{4}				4			
g g				M24 M20		<u> </u>	
d ₂				M 24			
q_1	M18×1,5 M18×1,5	M18×1.5 M18×1,5	M18×1,5 M18×1,5	M18×1,5 M18×1,5	M18×1,5 M18×1,5	M18×1,5 M18×1,5	M18×1,5 M18×1,5
69				40			
~	40	63	80	100	125	160	200
d				200			,
Ис- пол- нение	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2	1 2
Обозначение	7020-0333 7020-0335	7020-0337 7020-0339	7020-0342 7020-0344	7020-0346 7020-0348	7020-0351 7020-0353	7020-0355 7020-0357	7020-0359 7020-0362

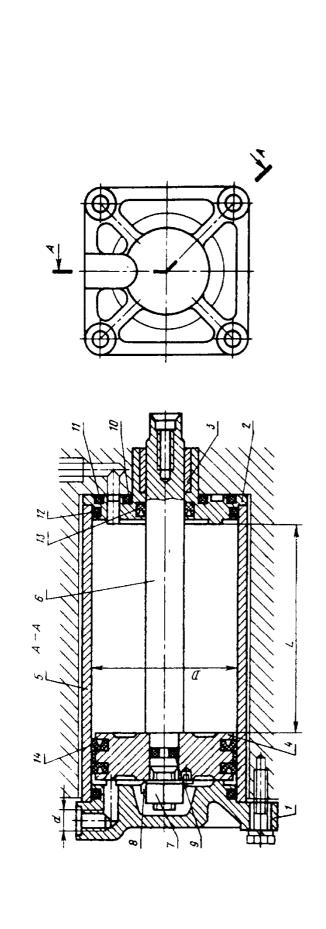
Предусматривается также цилиндр $D=250\,$ мм.

Цилиндры приведены с метрической резьбой, как предпочтительные для применения, но предусматривается d_1 с конической дюймовой резьбой.

Пример обозначения цилиндра исполнения I размерами D=63 мм, L=10 мм и $d_1=M12\times 1,5$:

Пневмоцилиндр 7020-0151

52. Конструкция цилнидров с задней крышкой (неполнение 1)



І и 2 - крышка; 3 - втулка; 4 - поршень; 5 - гильза; 6 - шток (приведены соответственно в табл. 53-60)

Обозначение	Q	7	ď	Гайка 7, ГОСТ	Шайба стопорная 8	Кольцо 9	Кольцо	Кольцо	Кольцо	Манжета 13	Манжета
цилиндра				5927-70	FOCT 13465-77		FOCT 9833-73	833-73	71	TOCT	TOCT 6678-72
		~	ММ				Обозначение	ние			
7020-0151		10	M12×1,5								
7020-0153		16	M12×1,5								
7020-0159		25	M12×1,5				·				
7020-0164	63	32	M12×1,5	M10.8.019	10.01.016	008-012-	033-036-	058-062-	057-063-	2-16-1	1-63-1
7020-0168		40	M12×1,5			25-2-2	19-2-2	25-2-2	36-2-2		
7020-0173		63	M12×1,5					•			

Продолжение табл. 52

	_												-												
Манжета 14	678-72				1-80-1	•							1-100-1								1-125-1				
Манжета 13	FOCT 6678-72						_	2-25-1	_										-		2-32-1				
Кольцо					074-080-	36-2-2							004-100-	36-2-2							120-125-	30-2-2			
Кольцо	833-73	ние		<u>-</u>	075-080-	25-2-2							-060-580	25-2-2							105-110-	30-2-2			
Кольцо 10	FOCT 9833-73	Обозначение			043-047-	25-2-2							048-052-	25-2-2							057-063-	30-2-2			
Кольцо 9		-						014-018-	25-2-2		_										018-022-	25-2-2			
Шайба стопорная 8,	FOCT 13465-77							16.01.016													20.01.016				
Гайка 7, ГОСТ	5927-70			-				M16.8.019		•	-										M20.8.019				
p		MM	M12×1,5	M12×1,5	M12×1.5 M12×1.5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1.5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1.5	M12×1,5	M12×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5
7		Σ	01	91	32	40	63	80	100	10	191	25	32	40	63	80	100	10	91	25	32	40	63	80	100
					08	 ?				-			100								125				
Обозначенис	цилиндра		7020-0177	7020-0182	7020-0186	7020-0195	7020-0199	7020-0204	7020-0208	7020-0213	7020-0217	7020-0222	7020-0226	7020-0231	7020-0235	7020-0239	7020-0244	7020-0248	7020-0253	7020-0257	7020-0262	7020-0266	7020-0271	7020-0275	7020-0279

Продолжение таба. 52

Манжета 14	678-72						1-160-1										1-200-1					
Манжета 13	FOCT 6678-72						2-32-1								·		2-40-1				····	
Кольцо 12							155-160-	36-2-2									195-200-	36-2-2				
Кольцо	9833-73	энис					130-135-	30-2-2									180-185-	36-2-2				
Кольцо	FOCT 9833-73	Обозначенис					057-063-	30-2-2									004-100-	36-2-2				
Кольцо 9		i					018-022-	25-2-2									020-025-	30-2-2				
Шайба стопорная 8,	FOCT 13465-77	;					20.01.016						-				24.01.016					
Гайка 7, ГОСТ	5927-70						M20.8.019										M24.8.019					
p		MM	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5		M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	
7		2	91	25	40	63	80	001	125	160	200		91	25	40	63	80	100	125	160	200	
a		i					160					+					200					
Обозначение	цилиндра		7020-0284	7020-0288	7020-0293	7020-0297	7020-0302	7020-0306	7020-0311	7020-0315	7020-0319		7020-0324	7020-0328	7020-0333	7020-0337	7020-0342	7020-0346	7020-0351	7020-0355	7020-0359	

53. Крышка, деталь 1, D = 63 н 80 мм

Размеры, мм

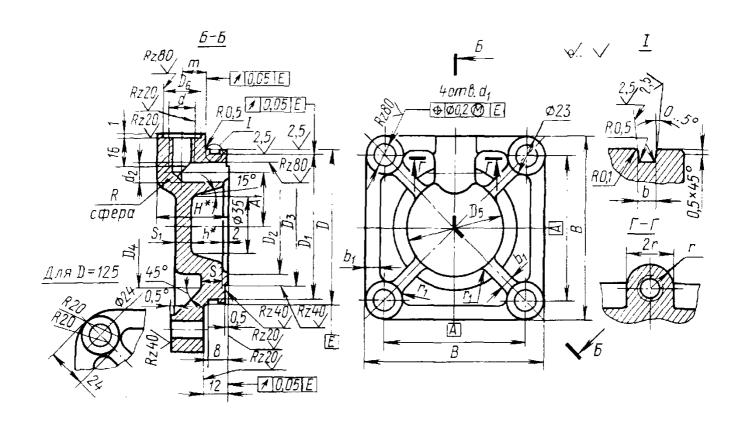
Ray 1 Ray 1 Ray 2
40m6. 698 40m6. 698 AAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAAA
17.5
8 1 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2

* Размеры для справок.

Обозначение	O D_1		D_2	D_3	D_4	D ₅	D_{6}	p	¥	A ₁	В	9	ų	S	Sı	Macca,
крышки Пре	Пред. откл. по h8	8ч														Kľ
7020-0151/001 63	3 57,4	 	34	45	28	-	81	M12×1.5	09	20	78		14		9	0,75
7020-0177/001 80	0 74,4		50	62	42	09	17	M12×1,5	75	28	92	7	81	<u>&</u>	∞	1,40
		-									1		1			

54. Крышка, деталь 1, D = 100 и 125 мм

Размеры, мм

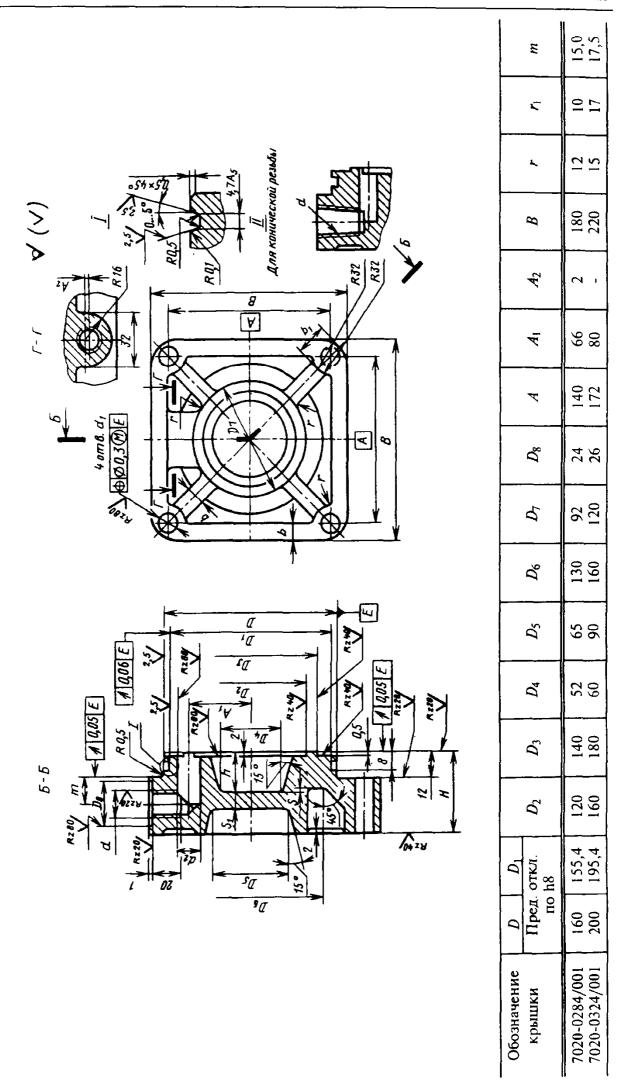


^{*} Размеры для справок.

Обозначение крышки	D	D_1	D_2	D_3	D_4	D_5	D_6	A	A_1	В	m	l	<i>b</i> Н8	<i>b</i> ₁
		откл. h8		<i>D</i> ₃	D4	<i>υ</i> ₃	<i>D</i> ₆	7			, m		10	01
7020-0213/001	100	94,4	68	82	78	60	20	92	36	115	12,5	4	1,7	8
7020-0248/001	125	120,3	90	105	100	65	24	110	48	140	15	2	1,0	10
Обозначение крышки	d		d_1	d_2		r	<i>r</i> 1		Н	h		s	Si	Масса, кг
7020-0213/001	M12>	<1,5	11	10,5	5	12	6	3	6,5	18		2	8	2,0
7020-0248/001	M12>	<1,5	13	14,3	3	15	8		42	22	!	4	8	4,2

55. Крышка, деталь 1, D = 160 и 200 мм

Размеры, мм



ζ	
ζ	ć.
	٠,
	_:
ı	3
'	೪
	J
	Ξ
	-
	ð
	ž
	-
	ž
	₹
	ټ-
	~
^	≍
•	ž
	\approx
	=
	_
	-

Обозначение крышки	l p	d_1	d_2	Н	9	b_1	h	S	S1	Масса, кг
7020-0284/001	M16×1,5	17	14,3	42	12	31	29	15	∞	7.6
7020-0324/001	M18×1,5	22	16,3	47	91	42	34	17	01	13.5
		_			_					

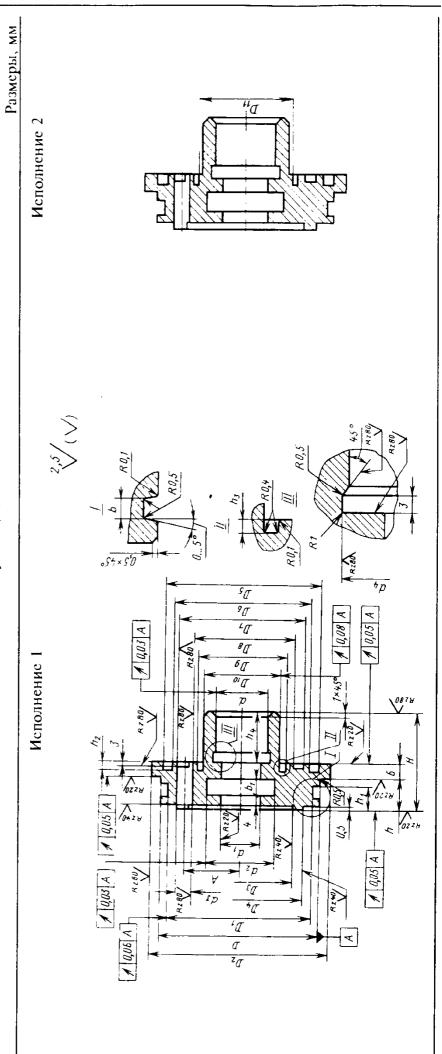
Технические требования на крышку, деталы!. Материал чугун CЧ20.

Отливки с точностью, соответствующей 11 классу. Раковины, трещины и пористость не допускаются.

Неуказанные литейные радиусы R=3...5 мм. Формовочные уклоны - по ГОСТ 3212-92 Покрытие крышек, выполненных из илюминиевых сплавов - Ан. Окс. прм.

Резьба метрическая, поле допуска 6Н - по ГОСТ 16093-81. Размеры сбегов и фасок на резъбовых отверстиях - по ГОСТ 10549-80. Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по H14, валов - h14, остальных - по js14.

56. Крышка, деталь 2



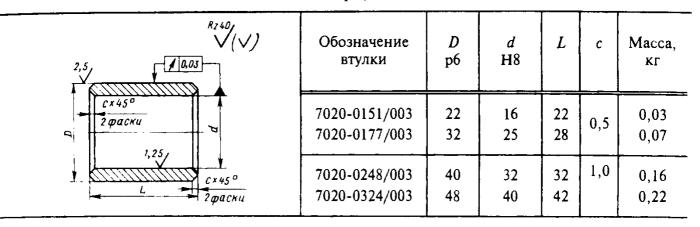
Продолжение табл. 56

									 	·
<i>d</i> ₂ H12	28	37	44	52	Масса,		0,16	0,28	0,78	1,26
d ₁ H11	16,4	25,4	32,4	40,4	A		22,5	29	40	70
<i>д</i> Н7	22	32	40	48	h_4		22	28	32	42
D ₁₁ h12	1	1	1	88	h ₃ +0,1		1,40	1,80	2,20	2,60
D ₁₀ h11	30	40	54	62	h ₂ h ₃ Пред. откл. +0,1			1,85	2,2	2,6
D ₉	35	47	63	86	dii		, 4	<u>-</u>	2	2
D_8	39	51 56	70	126	h_1			<u> </u>		
D	15	66 72	90	154	ų			12		
<i>D</i> ₆ h12	55	71	99	172	Н		38	44	48	09
<i>D</i> ₅	62	78	108	182	h2 H11			9,9		
D_4	48	62	84 105	146	ТКЛ. ПО					
D_3	42	54	74 95	132	b1 b2 Пред. откл. по Н11			4,7	4,0	4,7
D_2	72	90	138	215	9			9		
D ₁	57,4	74,4 94,4	120,3	195,4		-	δ,	5,	٠ <u>5</u>	- S.
<i>a</i> 84	63	80	125	200	d_4		22,5	32,5	40,5	48,5
Испол				2	d_3		9	∞	10	41
Обозначение крышки	7020-0151/002	7020-0177/002 7020-0213/002	7020-0248/002 7020-0284/002	7020-0324/002	Обозначение крышки		7020-0151/002	7020-0177/002 7020-0213/002	7020-0248/002 7020-0284/002	7020-0324/002

Материал: алюминиевый сплав марки Д1 по ГОСТ 4784-94. Покрытие - Ан. Окс. прм. Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по Н14, валов - по h14, остальных ~ по js14.

57. Втулка, деталь 3

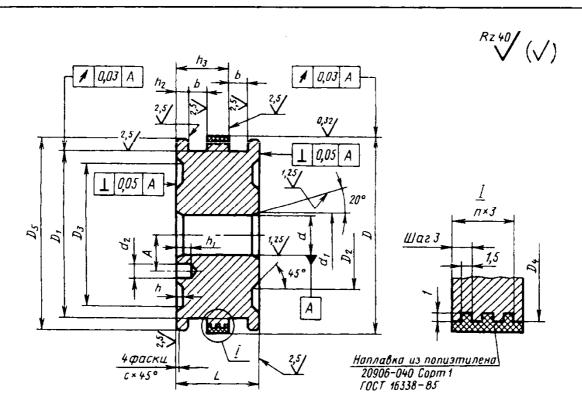
Размеры, мм



Материал: бронза марки БрА9Ж3Л по ГОСТ 493-79. Неуказанные предельные отклонения размеров - по js14.

58. Поршень, деталь 4

Размеры, мм



Обозначение поршня	<i>D</i> e9	D ₁ h11	D_2	D_3	D_4	<i>D</i> ₅	<i>d</i> H8	d_1	d_2	L •
7020-0151/004	63	50	-	-	61	62,3	12	14,3	5	26
7020-0177/004 7020-0213/004	80 100	67 87	40	50 56	78 98	79,3 99,3	18	20,3	6	30
7020-0248/004 7020-0284/004	125 160	112 146	50	70 90	123 158	124,0 159,0	22	24,3	7	
7020-0324/004	200	186	60	126	198	199,0	25	27,3	8	32

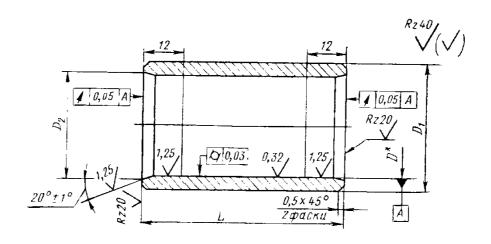
Продолжение табл. 58

Обозначени е поршня	<i>D</i> e9	h	h_1	h ₂	h ₃	<i>b</i> H12	A	n	с	Масса, кг
7020-0151/004	63	_	5	3,0	15,8		10	1		0,19
7020-0177/004 7020-0213/004	80 100	2	6	3,2	19,0	7,2	15		0,5	0,38 0,60
7020-0248/004 7020-0284/004	126 160		7	3,5		7,7	18	2	0,5 1,0	1,05 1,43
7020-0324/004	200	3		4,0	20,0		20		1,0	2,84

Материал: алюминиевый сплав марки Д1 по ГОСТ 4784-94. Покрытие - Ан. Окс. прм. Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по Н14, валов - по h14, остальных - по js14.

59. Гильза, деталь 5

Размеры, мм



* Размер и шероховатость поверхности указаны с учетом покрытия.

Обозначение гильзы	<i>D</i> (пред. откл. по H 6)	$D_{\rm I}$	<i>D</i> ₂	L	Масса, кг
7020-0151/005 7020-0155/005 7020-0159/005 7020-0164/005 7020-0168/005 7020-0173/005	63	72	65,6	60 66 75 82 90 113	0,45 0,49 0,56 0,62 0,67 0,85
7020-0177/005 7020-0182/005 7020-0186/005 7020-0191/005 7020-0195/005 7020-0199/005 7020-0204/005 7020-0208/005	80	90	82.6	64 70 79 86 94 117 134 154	0,67 0,73 0,83 0,90 0,99 1,22 1,40 1,64

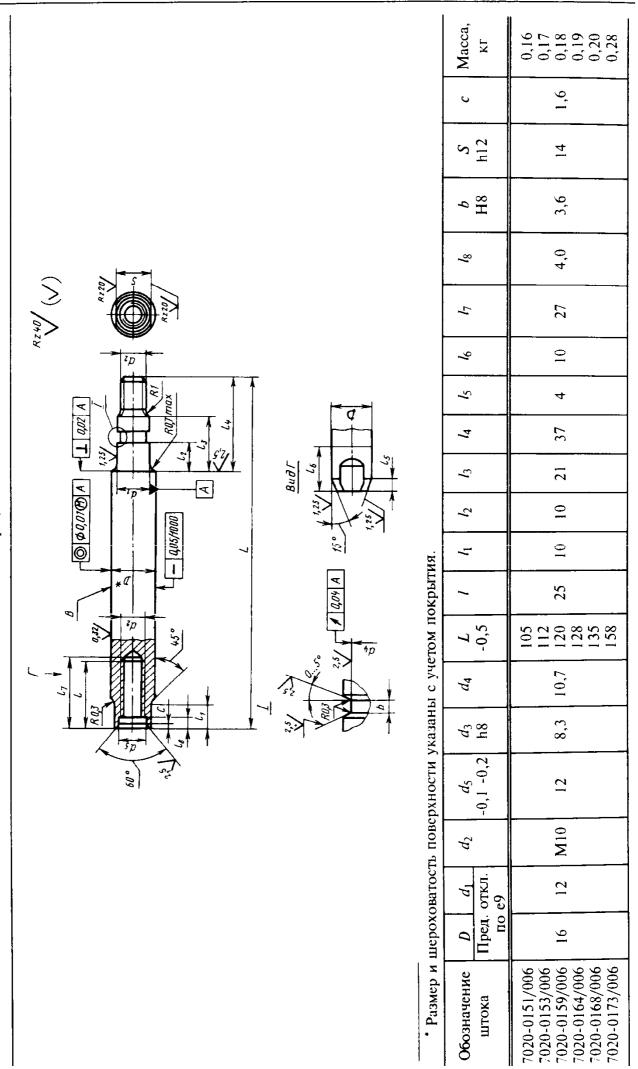
Продолжение табл. 59

Обозначение гильзы	D (пред. откл. по H6)	D_1	D_2	L	Масса, к
7020-0213/005				64	1,00
7020-0217/005				70	1,10
7020-0222/005				79	1,23
7020-0226/005	100	112	102,6	86	1,35
7020-0231/005				94	1,47
7020-0235/005	:			117	1,84
7020-0239/005				134	2,10
7020-0244/005				154	2,42
7920-0248/005				64	1,35
7020-0253/005				70	1,47
7020-0257/005				7 9	1,66
7020-0262/005	125	138	127,6	86	1,72
7020-0266/005				94	1,92
7020-0271/005]	117	2,14
7020-0275/005				134	2,84
7020-0279/005				154	3,25
7020-0284/005				70	2,62
7020-0288/005				79	2,28
7020-0293/005				94	2,71
7020-0297/005			}	117	3,37
7020-0302/005	160	174	163,6	134	3,86
7020-0306/005				154	4,43
7020-0311/005				179	5,16
7020-0315/005				214	6,05
7020-0319/005				254	7,19
7020-0324/005				72	2,76
7020-0328/005				81	3,11
7020-0333/005				96	3,28
7020-0337/005				119	4,56
7020-0346/005	200	215	203,8	136	5,21
7020-0351/005				156	5.97
7020-0351/005				181	6,94
7020-0355/005				216	9,27
7020-0359/005				256	9,80

Материал: труба из стали 45. Покрытие поверхности А-Х.тв. Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по Н14, валов - по h14, остальных - по js14.

60. Шток, деталь 6

Размеры, мм



Продолжение табл. 60

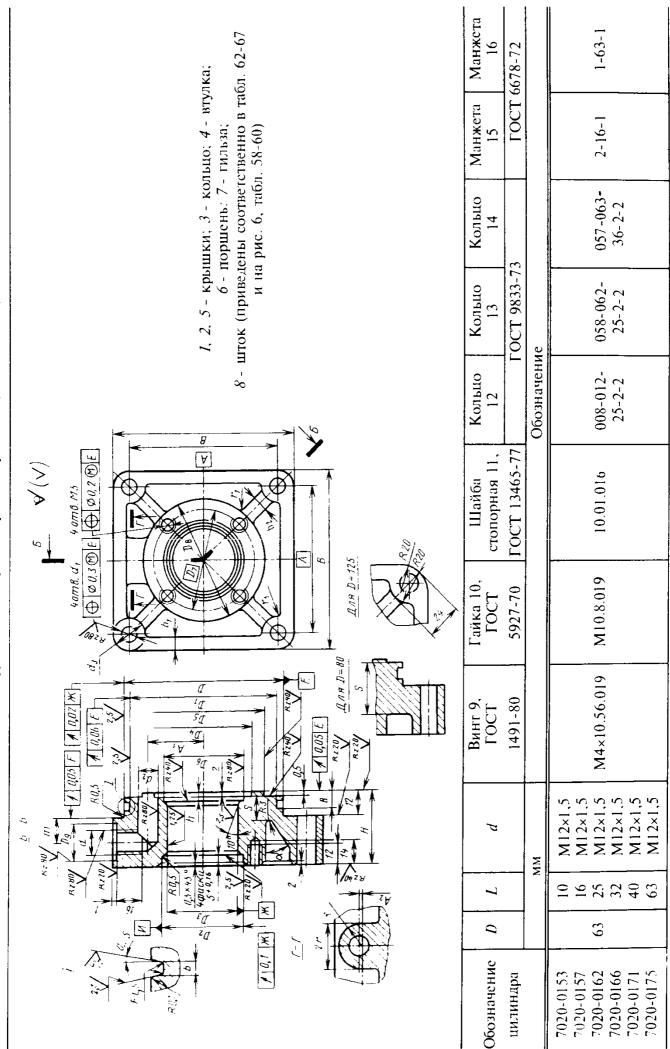
D d ₁ Пред. откл по е9	<i>d</i> ₁ откл. э9	d_2	$\frac{d_5}{-0.1 - 0.2}$	<i>d</i> 3 h8	d_4	L -0,5	_	۱٫	12	13	14	15	91	4	1/8	<i>b</i> Н8	S h12	Ü	Масса, кг
25	8=	M16	<u>&</u>	14.3	17,0	114 120 130 135 145 168 185 205	32	01			8 4 8	And the second		35	5,0		24	2.0	0,40 0,44 0,46 0,48 0,52 0,61 0,70 0,80
32	22	M20	22	18,3	21,0	126 132 142 148 156 180 196 242 276 316	40	15	Ξ	24	52	9	15	43	6,5	3,6	27	2,5	0,73 0,76 0,82 0,87 0,91 0,96 1,17 1,30 1,45 1,67
40	25	M24	26	20,3	25,2	148 158 172 195 212 232 258 292 332	50	14 - 14 - 14 - 14 - 14 - 14 - 14 - 14 -	1-1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1 - 1		99	44		55	7,5	4,0	36		1,22 1,45 1,61 1,78 1,95 2,15 2,39 2,79 3,19

Matchall Ctarb 40A no 1 OC 1 4545-71. IBcpgoctb - 26 ... 52 NRC.

Покрытие поверхности В - Х.тв.

Резьба метрическая, поле допуска для внутренней резьбы 7H, для наружной резьбы - 8g по ГОСТ 16093-81 Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстия - по Н14, валов - по h14, остальных - по js14.

61. Конструкция цилиндров с передней крышкой (исполнение 2)



Продолжение табл. 61

			идра	· DJ i	71 11	CK	712	; 71 1	11171) (Y 1 /	<u> </u>	717	Œ	- IN	rit.	<u> </u>	170		. 1 D						
Манжета 16	FOCT 6678-72				1-80-1							1-100-1								25-1					
Манжета 15	LOCT (2-25-1												2-3.	! !				
Кольцо 14	3				074-080-	7-7-57						094-100-	36-2-2							120-125-	30-2-2				
Кольцо 13	OCT 9833-73	10			075-080-	7-7-67						-060-580	25-2-2							105-110-	30-2-2				
Кольцо 12	I	Обозначение						014-018-	25-2-2											018-022-	25-2-2				
Шайба стопорная 11,	FOCT 13465-77							16.01.016												20.01.016					
Гайка 10, ГОСТ	5927-70							M16.8.019												M20.8.019					
Винт 9, ГОСТ	1491-80											M5×12.56.019													
p		ММ	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5 M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1.5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M16×1.5	M16×1 5	M16×1.5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	
7			10	25	32	63	80	100	10	16	25	32	40	63	80	100	01	91	25	32	40	63	80	100	
a					80							001								125					
Обозначение	цилиндра		7020-0179	7020-0188	7020-0193	7020-0197	7020-0206	7020-0211	7020-0215	7020-0219	7020-0224	7020-0228	7020-0233	7020-0237	7020-0242	7020-0246	7026-0251	7020-0253	7020-0259	7020-0264	7020-0268	7020-0273	7020-0277	7020-0282	

Продолжение табл. 61

			 ,																		
Манжета 16	678-72						1-160-1										1-200-1				
Манжета 15	FOCT 6678-72						2-32-1										2-40-1	-			
Кольцо 14	3						155-160-	36-2-2	•						***		195-200-	36-2-2			
Колыцо 13	FOCT 9833-73	e					130-135-	30-2-2									180-185-	36-2-2			
Кольцо 12		Обозначение				-	018-022-	25-2-2	-								020-025-	30-2-2			
Шайба стопорная 11,	FOCT 13465-77						20.01.016										24.01.016				
Гайка 10, ГОСТ	5927-70						M20.8.019										M24.8.019				
Винт 9, ГОСТ	1491-80						M5×12.56.019							•			M6×14.56.019				
p		W	M16×1,5	. [×9IW	M46×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1.3	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5		M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5	M18×1,5
7		ММ	16	25	40	63	80	100	125	160	200	1	16	25	40	63	80	100	125	160	200
q							160				····					_	200				
Обозначение	цилиндра		7020-0286	7020-0291	7020-0295	7020-0299	7020-0304	7020-0308	7020-0313	7020-0317	7020-0322		7020-0326	7020-0331	7020-0335	7020-0339	7020-0344	7020-0348	7020-0353	7020-0357	7020-0362

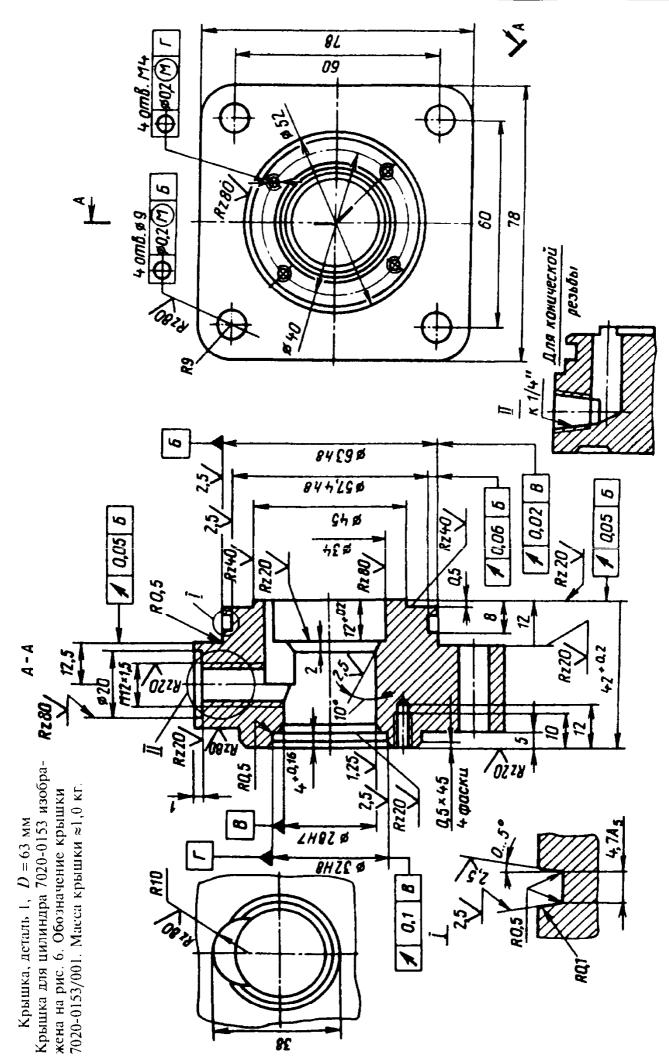
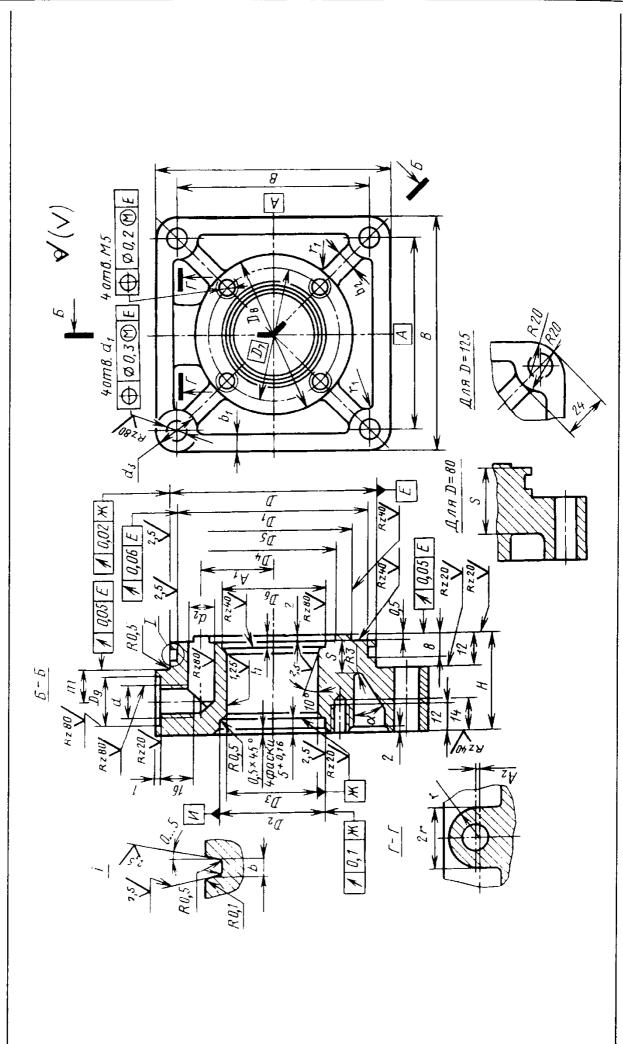


Рис. 6. Конструкция и размеры крышки

62. Крышка, деталь 1, D = 80; 100 и 125 мм

Размеры, мм

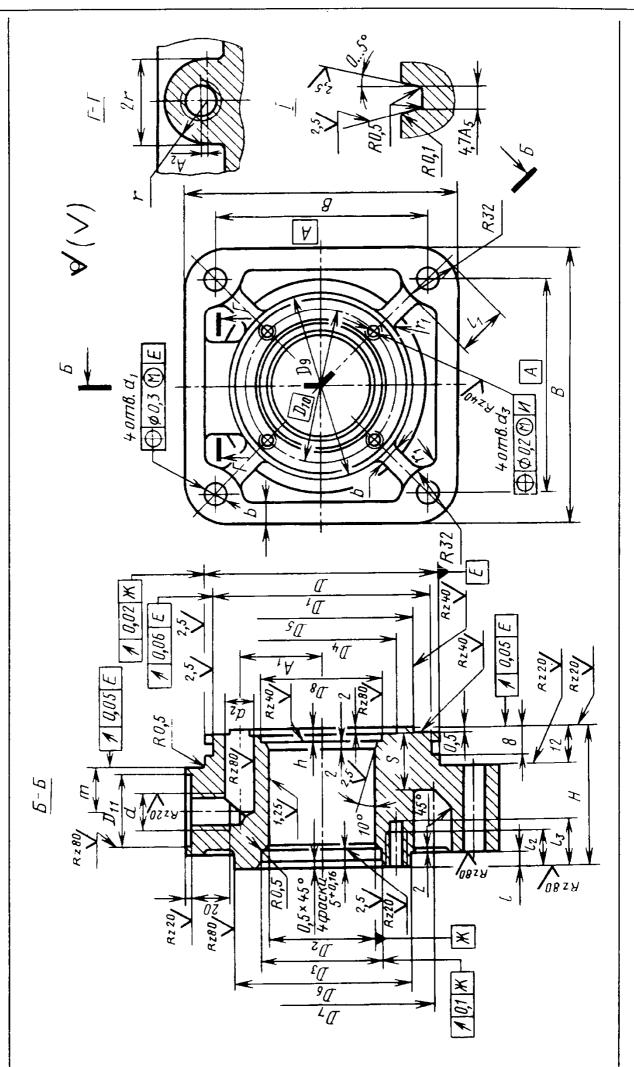


Продолжение табл. 62

		5	9	7	Масса, кг	J 9.	2.6	4,6
		-	7	16			<u> </u>	°
В		92	115	140	σ	1	30°	45°
A ₂		(1	2	S	27	6	=
A ₁		28	36	48	æ		12,5	15,0
A		75	92	110	h+0.2		3,4	
D_9		6	07	24	Н-0.2	!	3/	42
$D_{\rm s}$		5	7	82	d_3	17	23	-
<i>D</i> ⁷		53	7°C	58	d_2	i,	C; 01	14,3
D_{6}		5	7	50	q_1	6	Ξ	13
D_{5}		62	82	105				
D_4		50	89	06	p	M12×1,5	M12×1,5	M16×1,5
D_3	o H8	1	<i>(</i> 5	44			2	2
	Пред. откл. по Н8				b_2	ı	∞	01
D_2	Пред.	ξ	1	48	19	7	8	10
D_1	л. по h8	74,4	94,4	120,3	0ткл. 2)	<u> </u>		
a	Пред. откл. по h8	80	001	125	<i>b</i> (пред. откл. по H12)	7.8	ŕ	4,0
Обозначение	цилиндра	1020-0179/001	7020-0215/001	7020-0251/001	Обозначенис цилиндра	7020-0179/001	7020-0215/001	7020-0251/001

63. Крышка, деталь 1, D=160 и 200 мм

Размеры, мм



Продолжение табл. 63

	p	12	91	Масса, кг	6,9	12,6
	В	180	220	S	12	15
	42	7	1			
	A_	99	80	ш	15	17,5
	4	140	172	13	14	41
	D_{11}	24	26	12	12	12
	D_{10}	58	70	11	31	42
		5				
	D_{8}	50	56	h+0.2	3,4	3,4
	D_7	130	160	Н.0.2	42	52
	D_{6}	1	85	d_3	M5	ЭW
	D_5	140	180	d_2	14,3	16,3
	D_4	120	091	d_1	17	22
D_3	Пред. откл. по Н8	48	58		\$	8
D_2	Пред.	44	52	р	M16×1,5	M18×1,5
D_{\parallel}	откл. 18	155,4	195,4	7.1	12	15
q	Пред. откл. по h8	091	200	,	1 91	1 91
			(7			
Обозначение	цилиндра	7020-0286/001	7020-0326/001	Обозначсние цилиндра	7020-0286/001	7020-0326/001

Технические требования на крышки, деталь 1. Материал: чугун СЧ20. Отливки с точнос и пористость не допускаются. Неуказанные литейные радиусы R=3...5 мм. Формовочные Покрытие крышек, выполненных из алюминиевых сплавов - Ан. Окс. прм.

Резьба метрическая, поле допуска на резьбу с крупным шагом 7Н, для резьбы с мелкі фасок на резьбовых отверстиях по ГОСТ 10549-80. Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по Н14, валов - по 1114, ос

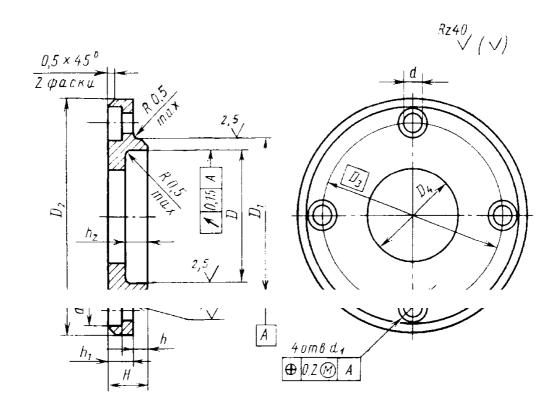
о, соответствующей II классу. Раковины, трещины слоны - по ГОСТ 3212-92.

шагом 6Н - по ГОСТ 16093-81. Размеры сбегов и

пьных - по js14.

64. Крышка, деталь 2

Размеры, мм



Обозначение крышки	<i>D</i> H12	<i>D</i> ₁ e9	D_2	D_3	D_4	d	d_1	Н 、	<i>h</i> h12	h ₁	h ₂ H12	Масса кг
7020-0153/002	28	32	51	40	17	5	8	9	3	3,5	6,6	0,08
7020-0179/002	37	42	64	52	26	6	10	11	4	4.0	6,6	0,14
7020-0251/002	44	48	72	58	33	6	10	11	4	4.0	6,6	0,17
7020-0326/002	52	58	84	70	41	7	11	12	4	5,0	6,6	0.26

Материал: сталь 35. Покрытие - Ц.хр.

Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по H14, валов - по h14, осталь ные - по јя14.

65. Кольцо, деталь 3

Размеры, мм

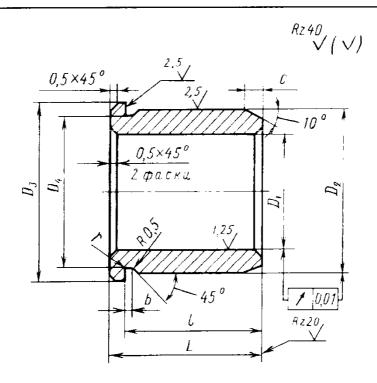
Rz40, V(V)	Обозначение кольца	D_1	D ₂	D_3	Масса, кг
2 om8. \$3	7020-0153/003 7020-0179/003	17 26	22 34	31,5 41,5	0,001
D_{z}	7020-0251/003	33	40	47,5	0,007
* Размер для справок.	7020-0326/003	41	4 8	57,5	0,010

Материал: сталь Ст3. Покрытие - Ц.хр.

Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по H14, валов - по h14, остальные - по js14.

66. Втулка, деталь 4

Размеры, мм



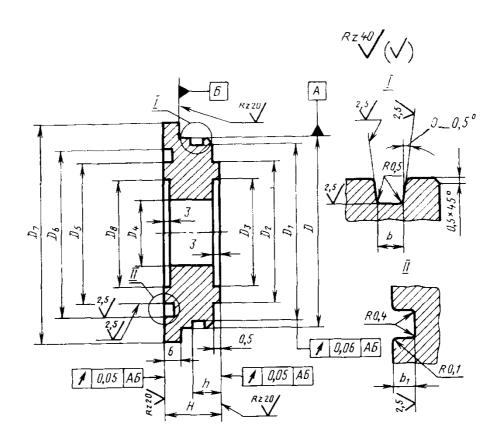
Обозначение втулки	<i>D</i> H8	<i>D</i> ₁ r7	<i>D</i> ₃	D ₄	L	<i>l</i> -0,2	ь	r	С	Масса, кг
7020-0153/004	16	28	31	27,5	22	19.5	3	1,0	1,5	0.07
7020-0179/004	25	37	39	36,5	25	22,0	3	1.0	1,5	0.12
7020-0251/004	32	44	48	43,5	30	27,0	3	1.0	1,5	0.17
7020-0326/004	40	52	55	51,0	40	37,0	5	1.6	2,0	0.27

Материал: бронза марки БрА9Ж3Л.

Неуказанные предельные отклонения размеров: отверстий - по H14, валов - по h14, остальные - по js14.

67. Крышка, деталь 5

Размеры, мм



Обозначение	D	D_1	D_2	D_3	D_4	D_5	D_6	D_7	D_8	ь	<i>b</i> ₁	Н	h	Macca,
крышки	Пред. по	откл. h8				h12	H12			H12	+0,1			Kr
7020-0153/005	63	57,4	55	45	40	55	62	72	50	4,7	1,85			0,09
7020-0179/005	80	74,4	65	5 5	50	71	78	90	65	4,7	1,85			0,14
7020-0215/005	100	94,4	90	80	60	81	88	112	70	4,7	1,85	18	8	0,26
7020-0251/005	125	120,3	115	105	80	99	108	138	88	4,0	2,2			0,37
7020-0286/005	160	154,5	150	140	90	124	133	174	110	4,7	2,2	}		0,67
7020-0326/005	200	194.5	190	175	120	172	182	215	155	4,7	2,6			0,92

Материал: алюминиевый сплав марки Д1. Покрытие - Ан.Окс.прм. Неуказанные предельные отклонения: отверстий - по Н14, валов - по h14, остальных - по js14.

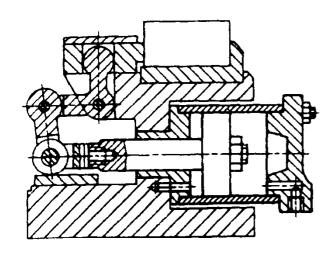


Рис. 7

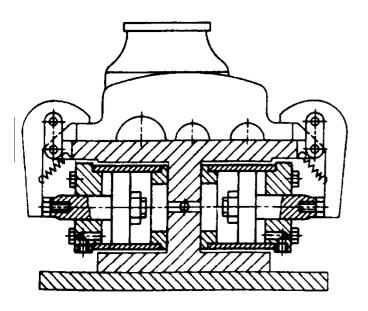


Рис. 8

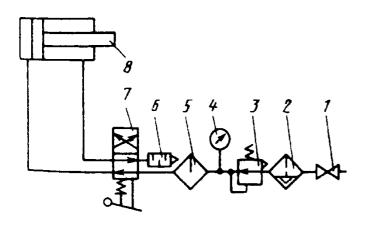


Рис. 9. Схема включения пневмоцилиндра в пнемосистему:

1 - вентиль;
2 - фильтр-влагоотделитель;
3 - редукционный пневмоклапан;
4 - манометр;
5 - маслораспределитель;

6 - пневмоглушитель; 7 - пневмораспределитель; 8 - пневмоцилиндр **Примеры применения** пневмоцилиндров в станочных приспособлениях указаны на рис. 7 и 8.

Типовая схема включения пневмоцилиндра в пневмотическую систему приведена на рис. 9.

ВРАЩАЮЩИЕСЯ ПНЕВМОЦИЛИНДРЫ С ВОЗДУХОПОДВОДЯЩЕЙ МУФТОЙ

(TY 2-053-1884-88)

Вращающиеся пневмоцилиндры с воздухоподводящей муфтой, имеющей предохранительное устройство, являются силовым приводом приспособлений, осуществляющих зажим заготовок при обработке их на токарных, токарно-револьверных и других станках с частотой вращения до 3000 об/мин.

Пневмоцилиндры изготовляют двух типов: 1 - одинарные; 2 - сдвоенные.

Основные параметры вращающихся пневмоцилиндров приведены в табл. 68, размеры - в табл. 69.

Технические требования. 1. Цилиндры должны работать на сжатом воздухе при давлении до 0,63 МПа и температуре окружающей среды от +5 до +50 °C со скоростью перемещения штока не более 0.5 м/с.

- 2. Падение давления в отсеченном объеме, вызываемое утечками при давлении 0,63 МПа, не должно быть более 0,05 МПа за 1 мин.
- 3. Давление страгивания поршня без нагрузки не должно быть более 0,04 МПа.
- 4. Радиальное биение цилиндра по наружному диаметру и дисбаланс при минимальном вылете штока не должны превышать следующих значений (см. таблицу на с. 639):

Цилиндры		Одинарі	ные			Сдвоенные	
Диаметр цилиндра, мм	100; 125	160; 200	250	320	160	200; 250	320
Радиальное биение, мм, не более	0,15	0,20	0,25	0,30	0,25	0,30	0,35
Допустимый дисбаланс для каждой из плоско- стей коррекции (А и Б), г см, не более	45; 60	75; 90	128	228	128	162; 228	360

Поле допуска номинального значения допустимого дисбаланса ограничено верхним и нижним отклонениями, которые не могут быть больше или меньше чем 1,5 номинального значения допустимого дисбаланса.

- 5. Нагрев корпуса муфты в любой точке при непрерывном вращении цилиндра в течение 4 ч при частоте вращения 50 с⁻¹ и температуре окружающей среды не выще 25 °C, не должен быть более 70 °C.
- 6. Наработка до первого отказа должна быть не менее 1200 ч при числе двойных ходов порщня цилиндра до $2\cdot 10^5$.

Средний ресурс должен быть не менее 3000 ч при числе двойных ходов поршня цилиндра $1\cdot 10^6$.

В конце ресурса падение давления, вызываемое утечками воздуха, не должно превышать 50 % сверх установленной в п. 2 нормы.

- 7. Загрязненность воздуха, подаваемого в рабочие полости цилиндров, должна быть не ниже 10-го класса по ГОСТ 17433-80. Сжатый воздух должен быть насыщен распыленным маслом вязкостью от 10 до 35 мм²/с при температуре 50 °C с концентрацией 2-4 капли на 1 м³ свободного воздуха.
- 8. Резьба метрическая, поле допуска резьбы 6H по ГОСТ 16093-81.

Резьба коническая по ГОСТ 6111- 52.

Типовая схема включения пневмоцилиндра в пневматическую сеть приведена на рис. 10.

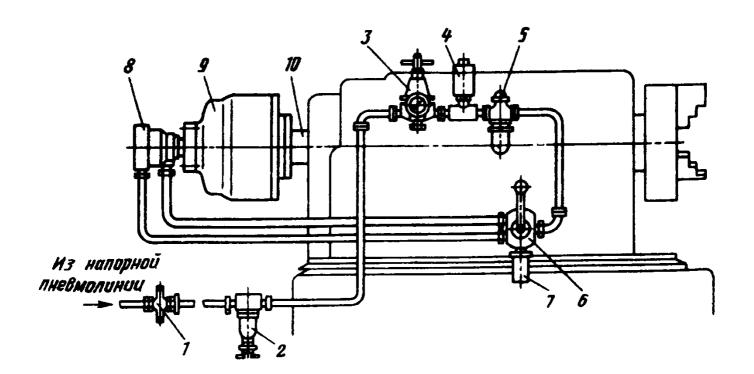


Рис. 10. Схема включения пневмоцилиндра в пневмосеть:

1 - вентиль; 2 - фильтр-влагоотделитель; 3 - редукционный пневмоклапан с манометром;
 4 - реле давления; 5 - маслораспылитель; 6 - пневмораспределитель четырехлинейный;
 7 - пневмоглущитель; 8 - воздухоподводящая муфта; 9 - цилиндр;

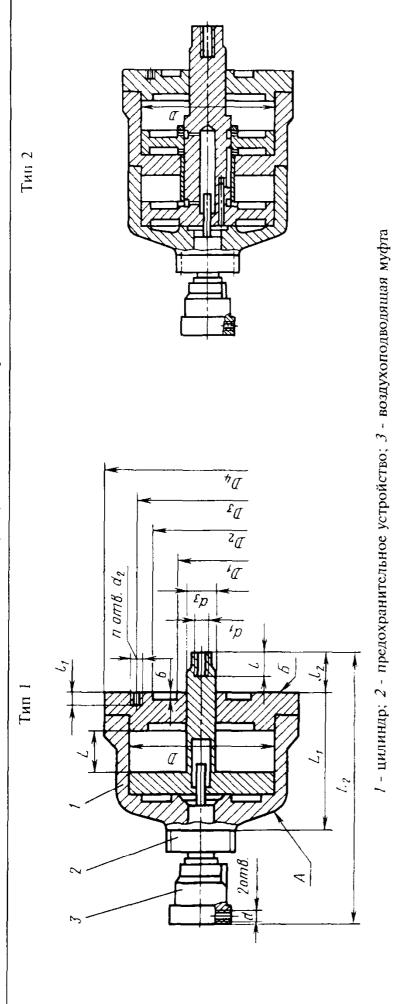
10 - присоединительный фланец

68. Основные параметры вращающихся пневмоцилиндров

	й Савоснный цилиндр			Одинарный Сдвоснный цилиндр цилиндр Частота вращения, с-1, не менее					1	50	41		33
	Одинарный цилиндр			Частота вращени			000		41	33			
	тянущее	0,63		,		21 800	34 800	54 400	009 06				
й цилиндр		(нкт	0,40			1	13,800	22 000	34 400	57 600			
Сдвоснны	Сдвоснный цилиндр	в пневмосети, МПа	0,63	не мснее	I		22 050	35 250	55 400	86 350			
			0,40	и звене, Н,	4		14 100	22 300	35 000	57 500			
	Давление воздуха 1	тянущес	0,63	Усилие на выходном звене, Н, не менее	4 050	9 200	11 200	17 700	27 500	45 600			
Одинарный цилиндр	Давлени	толкающее	0,40	Усилие н	7 600	4 150	001 2	11 200	17 400	29 000			
Одинарны			0,63		4 350	008 9	009 11	18 200	28 400	46 600			
in the state of th			0,40		2 750	4 300	7 400	11 500	000 81	29 600			
Tp,	Диаметр, мм		ШТОКа		25		33	7	QV	÷			
Диамс			цилиндра		100	125	160	200	250	320			

Цилиндры с метрической резьбой являются предпочтительными для применения

69. Основные размеры вращающихся цилиндров, мм



	Масса,	9	8	01					
	Число отверс- тий, <i>п</i>	-	4						
	1/2		30						
ний	l ₁ l ₂								
ебова	7		35 20						
приведен в таблице пункта 4 технических требований	L ₁ L ₂ нс более		340						
гсхничс			125						
ікта 4 т	d ₃	36	- C7	32					
ице пу	d_2	MIO		200 M20 M12					
і в табл	<i>d</i> ₁	N Y	M16 M10						
риведен	<i>D</i> 4, не более	135	165	200					
эстей пр	D_3 -0,3		140						
я плоск	D ₂	37	100						
анс дл	la	7.5	55						
исбала	$T \qquad \qquad T$		32						
Допустимый дисбаланс для плоскостей	p	M12×1,5 K 1/4"	M12×1,5 K 1/4"	M12×1,5 K 1/4"					
Дс	q	100	125	160					
	Тип		_						
	Обозначение Тип цилиндра	7020-0101 7020-0102	7020-0103 7020-0104	7020-0105 7020-0106					

Продолжение табл. 69

Масса,	17	12	61	15		24	38		
Число отверс- тий, <i>п</i>				9					
12		30				40			
1/	20	i.	57			30			
-		35				45			
L ₁ L ₂ не более	420	340	420	370	460	370	470		
9 эн	205	125	205	145	245	145	255		
<i>d</i> ₃ e9		32				45			
d_2		M12				M16			
d_1		M 20		M30					
<i>D</i> 4, нс более	200		740	360					
D_3 -0,3		140		021					
<i>D</i> ₂ H7		001		125					
D_1		65				08			
7		32			40		50		
p	M12×1,5 K 1/4"	M12×1,5 K 1/4"	M12×1,5 K 1/4"	M12×1,5 K 1/4" M12×1,5 K 1/4"		M12×1,5 K 1/4"	M12×1,5 K 1/4"		
a	091	000	007		720		320		
Тип	2	_	2		2	_	2		
Обозначение цилиндра	7020-0107 7020-0108	7020-0109	7020-0112 7020-0113	7020-0114	7020-0116	7020-0118 7020-0119	7020-0121 7020-0122		

Пример обозначения цилиндра типа 1. D=100 мм и d=M12x1,5.

Пневмоцилиндр 7020-0101 ТУ 2-053-1884-88

ПНЕВМОЦИЛИНДРЫ НА ДАВЛЕНИЕ 1 МПа

Пневматические цилиндры (развитие исполнения 2011 по ГОСТ 15608-81) двустороннего действия с односторонним штоком предназначены для работы на сжатом воздухе при давлении до 1 МПа и температуре от -45 до +70 °C со скоростью перемещения штока

не более 0,5 м/с для цилиндров диаметром D св. 160 мм и не более 1 м/с для цилиндров диаметром D до 160 мм включительно.

Цилиндры изготовляют с торможением, с креплением на удлиненных стяжках, с наружной резьбой на конце штока, с метрической присоединительной резьбой для подвода воздуха.

70. Основные параметры цилиндров

Диаметр, мм			гическое уси цействительн	Масса		
		толкающее	тянущее	толкающее	тянущее	поступательно движущихся
цилиндра	штока		Давлени	частей, кг, не более		
		0,6	3	1		
40	12	620	560	1 020	900	35
50	16	1 000	870	1 590	1 390	60
63	16	1 550	1 450	2 600	2 350	90
80	25	2 750	2 460	4 300	3 900	300
100	25	4 300	4 000	6 750	6 350	500
125	32	6 700	6 200	10 600	9 900	800
_						

ПНЕВМОЦИЛИНДРЫ НА ДАВЛЕНИЕ ДО 1 МПа (ГОСТ 15608-81)

Основные размеры пневмоцилиндров приведены в табл. 71-79.

Цилиндры изготовляют следующих исполнений:

по способу торможения:

1 - без торможения; 2 - с торможением;

по виду крепления:

0 - на удлиненных стяжках; 1 - на лапах;

2 - на переднем фланце; 3 - на заднем флан-

це; 4 - на проушине; 5 - на цапфах;

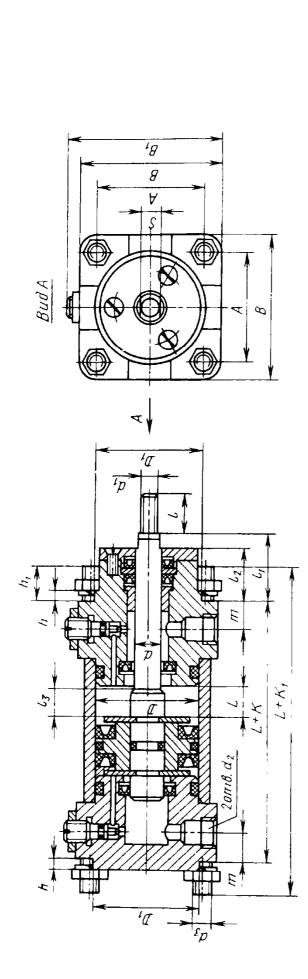
по выполнению конца штока:

1 - с наружной резьбой; 2 - с внутренней резьбой;

по присоединительной резьбе для подвода воздуха:

1 - с метрической резьбой; 2 - с конической резьбой.

71. Осповные размеры цилнидров, мм



В ₁ , не бо-	69	81	68	104	127	127	152
В	58	70	78	92	115	115	140
A ±0,3	40	52	99	75	92	92	011
3	22	25	25	35	35	35	40
12	28	33	33	46	46	46	57
1/	33	39	39	54	54	54	<i>L</i> 9
	15	25	25	32	32	32	40
K ₁	130	146	146	188	861	861	213
×	100	901	901	138	138	138	143
S h12	10	14	14	22	22	22	27
w	1.1	112	12	15	15	15	17,5
h ₁	15	20	20	25	30	30	35
ų	9	9	9	10	01	10	10
d_3	9W	M 8	W 8	8 W	M 10	M10	M12
d_2	M10×1	M12×1,5	M12×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M16×1,5	M18×1,5
d_1	- 8M	M10	M10	91W	91 W	91W	M20
D ₁ h11	42	52	52	92	65	65	75
p	12	91	91	25	25	25	32
a	40	50	63	80	001		125 32
7*	40-400	40-500	50-630	80-800	80-1000	125-1000	100-1250
Обозна- ченис цилин- дров	2011-40	2011-50	2011-63	2011-80	2011-100	2011-100	2011-125

*L в указанных пределах брать из ряда: 40; 50; 60; 80; 100; 125; 160; 200; 250; 320; 400; 500; 630; 800; 1000; 1250 мм.

Пример обозначения цилиндра диаметром 50 и длиной хода поршня L=250 мм: Обозначения цилиндров в соответствии с ГОСТ 15608-81.

Технические требования на цилиндры на стр. 646.

Пневмоцилиндр 2011-50x250 ГОСТ 15608-81

72. 0	Эсновные	параметры	цилиндров
-------	----------	-----------	-----------

Диамет	р, мм	Статическое усилие на штоке, Н, не менее							
		толкаюшее тянущее толкаюшее							
цилиндра D	штока d	при давлении. МПа							
		0,6	53	1,	0				
25	12	240	200	380	300				
32	12	390	330	620	530				
40	14	620	560	1 020	900				
50	10	1 000	870	1 590	1 390				
63	18	1 550	1 450	2 600	2 350				
80		2 750	2 460	4 300	3 900				
100	25	4 300	4 000	6 750	6 350				
125	32	6 700	6 200	10 600	9 900				
160	40	11 400	10 700	18 100	17 000				
200	40	17 800	17 100	28 400	27 200				
250	63	27 800	26 100	44 200	41 400				
320		47 000	44 100	74 800	70 100				
360	80	59 700	56 700	94 500	90 100				
400	90	73 700	70 000	117 000	11 1000				

ГОСТ 15608-81 предусматривает также цилиндры с торможением для диаметров D=360 и D=400 мм на удлиненных стяжках, на лапах, на переднем или заднем фланце, на цапфах.

73. Давление страгивания

Диаметр	Давление страгивания, МПа						
цилиндра, мм	без торможения	с торможением					
25-63	0.030	0.050					
80-125	0,025	0.035					
160-320	0,020	0,030					
360 и 400	0,015	0,020					

Примеры обозначений. Цилиндр без торможения 1, на удлиненных стяжках 0. с наружной резьбой на конце штока 1. с метрической присоединительной резьбой 1, диаметром D=100 мм и длиной хода L=1000 мм:

Пневмоцилиндр 1011-100×1000 ГОСТ 15608-81

цилиндр с торможением 2, на проушине 4, с внутренней резьбой на конце штока 2, с конической присоединительной резьбой 2, диаметром 50 мм и длиной хода L=320 мм:

Пневмоцилиндр 2422-050×0320 ГОСТ 15608-81 Технические требования иа цилнидры. 1. Цилиндры должны изготовлять в соответствии с требованиями ГОСТ 15608-81.

- 2. Параметры шероховатости рабочих поверхностей гильзы и штока не грубее *Ra* 0,32 мкм по ГОСТ 2789-73.
- 3. Рабочая поверхность штока должна иметь твердость 45 ... 54 HRC.
- 4. Покрытие рабочей поверхности штока X.тв.
- 5. Внутренняя поверхность гильзы должна быть коррозионно-стойкой.
- 6. Литые детали из чугуна должны подвергаться старению, детали из алюминиевых сплавов термической обработке до твердости 60 ... 100 HB.
- 7. Параметр шероховатости поверхностей монтажных фасок должен быть не грубее *Ra* 1, 25 мкм.
- 8. При сборке воздушные каналы крышек должны быть очишены от грязи и стружки, а уплотнения заполнены пластичной смазкой.
- 9. Цилиндры должны выдерживать пробное давление 1,6 МПа без разрушения и следов деформации.
- 10. Падение давления при 1 МПа, вызываемое утечками через уплотнения подвижных соединений (поршня и штока), не должно превышать 0,02 МПа за 5 мин.

Утечки воздуха через тела крышек и гильзы по резьбам и стыкам деталей не допускаются

11. Давление страгивания в момент начала перемешения поршня без нагрузки не должно превышать величин, указанных в табл. 73.

Перемещение поршня при указанных давлениях в обоих направлениях из одного край-

него положения в другое должно осуществляться плавно, без рывков и заеданий.

12. Тормозные устройства должны обеспечивать плавное (без ударов в крышку или отскока) торможение поршня в конце хода.

Время прохождения поршнем тормозного пути без нагрузки при закрытых дросселях и давлении 0.4 МПа должно быть не менее 10 с.

- 13. При монтаже цилиндров необходимо совпадение направления действия усилия с осью штока на всем пути движения штока.
- 14. Монтаж цилиндров рекомендуется осуществлять присоединительными отверстиями вниз для исключения возможности сбора конденсата.
- 15. Загрязнение сжатого воздуха, подаваемого в рабочие полости цилиндров, не должно превышать норм, указанных в табл. 74.
- 16. Сжатый воздух должен быть насыщен распыленным маслом с вязкостью от 10 до 35 мм²/с при температуре + 50°С с концентрацией из расчета 2-4 капли на 1 м³ свободного воздуха, проходящего через маслораспылитель.
- 17. Установленный ресурс работы цилиндра должен составлять не менее 2,5 млн. двойных ходов при всличине хода не более 500 мм.
- 18. Наработка на отказ должна составлять не менее 300 000 двойных ходов при величине хода не более 500 мм.

Уплотнения подвижных соединений подлежат замене при падении давления, превышающем на 50 % установленную норму для новых цилиндров.

Методы испытаний цилиндров - по ГОСТ 15608-81.

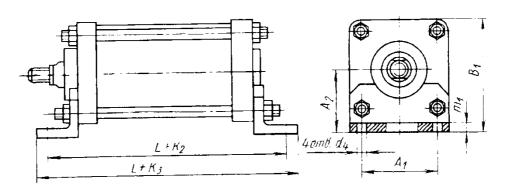
74. Загрязиенне сжатого воздуха

Вид загрязнения	Концентрация загрязнения на 1 м ³ свободного воздуха, не более, при температуре				
	св. 5 до 60 °C	от -45 до +5 °C			
Кислоты и шелочи	Не допускаются				
Механические частицы раз- мером не более 40 мкм	20 мг				
Влага в жидкой фазе	600 мг	Не допускается			
Влага в парообразной фазе (относительная влажность)	Не лимитируется	Точка росы воздуха при рабочем давлении должна быть не менее чем на 10 °C ниже минимальной температуры эксплуатации пилиндров			

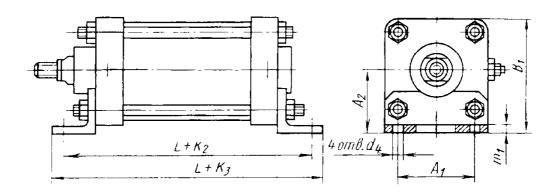
75. Цилиндры с креплением на лапах

Размеры, мм

Цилиндры без торможения



Цилиндры с торможением

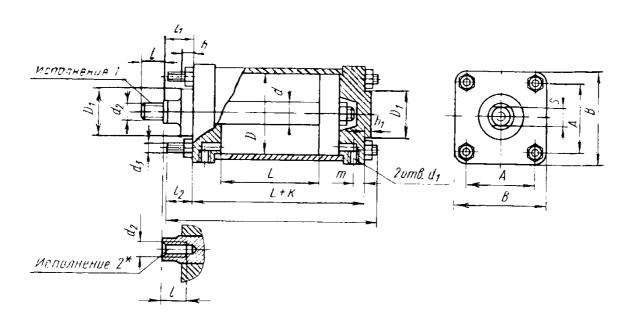


		Обші	ие размо	сры		Цили	ндры б	ез торможения	Цилиндры с	горможением
D	A ₁ Пред. ±0,3	A2 откл. ±0,1	B_1	d_4	m_1 K_2 K_3		Ход поршня <i>L</i> по ГОСТ 6540-68	<i>K</i> ₂	<i>K</i> ₃	
25 32 40	28 34 42	26 30 36	45 52,5 63,5	6 6 7	3,5 3,5 4	125 125 138	140 140 155	10-250 10-320 10-400	_	-
50	52	45 50	80 89	9	5	160 160	182 182	10-500 10-630	160 160	182 182
80	75	58	104	11	6	170 180	195 205	10-160 180-800	198	223
100	92	72	129.5	13	8	182 192	210 220	10-200 220-1000	210	238
125	110	85	155	17	10	210 220	246 256	10-250 280-1 2 50	233	269
160	140	110	200	2 2	12	230 240	272 282	10 -2 50 280-1600	273	315
200	172	130	240	22	12	250 260	292 302	10-320 360-2000	288	330
250	210	155	292,5	26	14	278 288	326 336	10-360 400-2500	326	374
320	265	190	362,5	32	18	320 340	376 396	10-400 450-2500	368	424

76. Цилиндры с креплением

Разме

Цилиндры без торможения



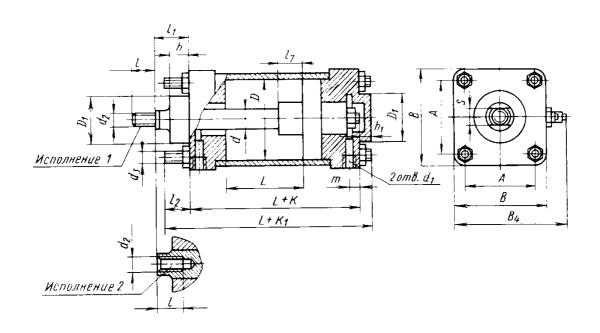
					Обшие	размері	Ы					
<i>D</i>	d	D ₁ (откло нение по h8)	1	одвода уха <i>d</i> _I Резьба кони- ческая	d_2	d_3	A ±0,3	В	1	l_2	m	S h12
25 32	10	20	M10×1	K 1/8″	M 6	M5	28 34	38 45	16	16	9	8
40	12	45	M12×1,5	K 1/4"	M8	M6	42	55	20	20	12,5	10
50 63	16	52	M12×1,5	K 1/4"	M 10	M8	52 60	70 <u>.</u> 78	25	25	12,5	14
80	25	65	M12×1,5 M16×1,5	K 1/4" K 3/8"	M16	M8	75	92	32	28	12,5 15	22
100	25	65	M12×1,5 M16×1,5	K 1/4" K 3/8"	M16	M10	92	115	32	35	12,5 12	22
125	32	75	M16×1.5 M18×1.5	K 3/8" K 1/2"	M20	M12	110	140	40	42	15 17,5	27
160	40	85	M16×1,5 M18×1,5	K 3/8" K 1/2"	M24	M16	140	180	50	52	15 17,5	36
200	50	110	M18×1.5 M24×1.5	K 1/2" K 3/4"	M30	M20	172	220	60	62	17,5 20	46
250	63	115	M18×1,5 M24×1,5	K 1/2" K 3/4"	M36×3	M20	210	275	60	70	17.5 20	55
320	80	135	M24×1.5 M30×2	K 3/4" K 1"	M48×3	M24	265	345	80	80	20 25	75

Цилиндры $D=25\pm40$ мм с знутренней резьбой (исполнение 2) не изготовляются. При выненных стяжках являются базовой моделью.

на удлиненных стяжках

ры, мм

Цилиндры с торможением



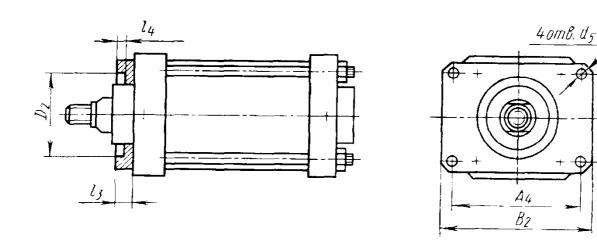
Цилиндры					Цилиндры						
	без торможения					с торможением					
l_1	<i>h</i> , не	h_1	K	K_1	Ход поршня <i>L</i> по ГОСТ	В	h	h_1	K	K_1	Ход поршня $\it L$ по $\it \Gamma OCT$
	более				6540-68	не б	олее				6540-68
10	5	4	92	115	10-250 10-320	-	_	-	-	-	-
20	12	4	9 8	127	10-400	-	-	-	-	_	
24	12	4 5	106	143	10-500 10-630	86 9 5	30	5	106	143	80-500 80-630
28	13	5	110 120	150 160	10-500 500-800	- 110	- 39	10	138	- 1 <i>7</i> 8	80-800
28	13	5	110 120	160 170	10-200 220-1000	- 135	- 39	- 10	138	- 188	- 80-1000
35 30	18 13	5	120 130	180 190	10-250 280-1250	- 160	- 51	- 18	143	203	80-1250
38 33	22 17	8	120 130	193 203	10-250 280-1600	- 205	- 56	23	- 163	- 236	100-1600
45 40	29 24	8	132 142	220 230	10-320 360-2000	- 245	- 65	- 25	170	258	- 100-2000
55 50	35 30	8	150 160	245 255	10-360 400-2500	305	- 76	30	- 198	- 293	125-2500
77 67	55 45	10	160 180	270 290	10-400 450-2500	- 375	- 98	38	208	318	125-2500

боре резьб для подвода воздуха следует предпочитать метрическую резьбу. Цилиндры на удли-

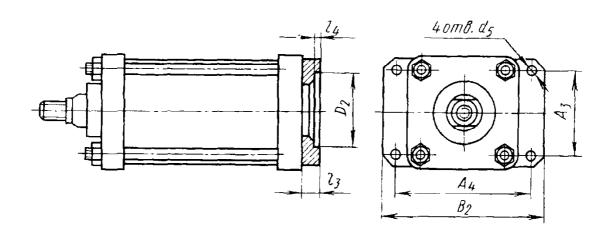
77. Цилиндры с креплением на фланцах

Размеры, мм

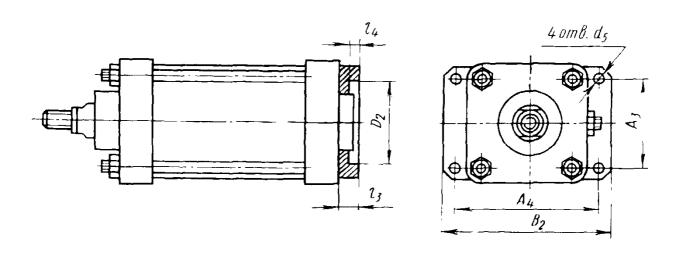
Цилиндры с креплением на переднем фланце без торможения и с торможением



Цилиндры с креплением на заднем фланце без торможения



с торможением



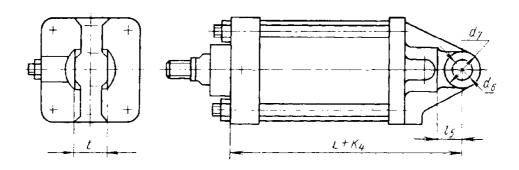
Продолжение табл. 7;

			Общі	ие размеры				Ход поршня <i>L</i>	
	A ₃	A ₄	B_1	D ₂ H8	d_5	<i>l</i> ₃	<i>I</i> 4	цилиндра без торможения по ГОСТ 6540-68	
	Пред. от	кл. ±0,3							
25	28	52	65	20	6	8	4	10-250	
32	34	60	72	20	6	8	4	10-320	
40	42	70	85	50	7	8	4	10-400	
50	52	85	100	60	7	8	4	10-500	
63	60	95	110	60	7	10	5	10-630	
								10-10	10-160
80	75	112	130	80	9	12	7	180-800	
								10-200	
100	92	138	162	80	11	14	9	220-1000	
	7			4.000				10-250	
125	110	165	190	100	13	16	11	280-1250	
								10-250	
160	140	212	245	125	17	18	11	280-1600	
_								10-320	
200	172	260	300	160	22	22	14	360-2000	
							20	10-300	
250	210	305	345	200	22	28	20	400-2500	
320	265	380	430	250	26	32	22	10-400	
								450-2500	

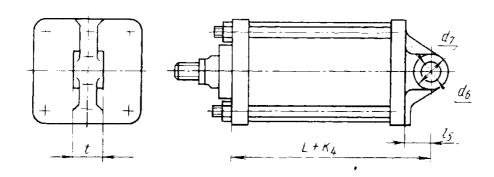
78. Цилиндры с креплением на проушине

Размеры, мм

Цилиндры без торможения



Цилиндры с торможением

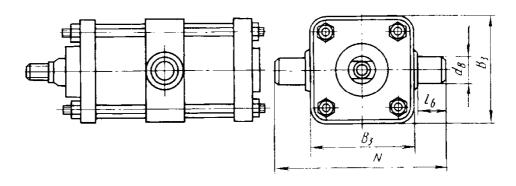


Общие размеры					Ц без 1	Цилиндры с торможением		
D	<i>d</i> ₆ H8	d_7	<i>t</i> d11	l_5	K ₄	Ход порщня <i>L</i> по ГОСТ 6540-68	<i>l</i> ₅	K ₄
25 32	8	18	14	18	104	10-250 10-320	_	-
40 50	12	25	18	24	112 120	10-400 10-500	- 16	130
63	16	32	30	28	124	10-630	20	135
80	16	32	30	33	133 138	10-160 180-800	23	173
100	25	50	40	40	142 147	10-200 220-1000	32	182
125	25	50	40	40	152 157	10-250 280-1250	32	- 196
160	32	60	55	40	160 165	10-250 280-1600	- 40	228
200	32	60	55	45	177 182	10-320 360-2000	42	- 240
250	40	80	80	60	210 215	10-360 400-2500	- 55	- 288
320	45	100	85	80	240 250	10-400 450-2500	- 70	318

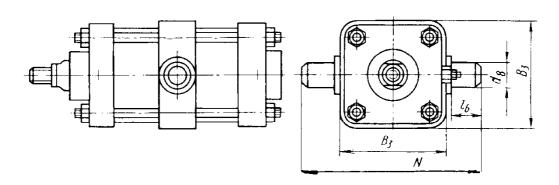
79. Цилиндры с креплением на цапфах*

Размеры, мм

Цилиндры без торможения



Цилиндры с торможением



		Общи	Цилиндры без торможения		
D	B_8	N	d_8 (пред. откл. по е9)	<i>l</i> ₆	Ход поршня по ГОСТ 6540-68
25 32 40	40 48 58	70 82 105	10 12 16	14 16 22	10-250 10-320 10-400
50 63	72 82	125 150	20 22	24 32	10-500 10-630
80	100	178	25	36	10-160 180-800
100	125	210	32	40	10-200 220-1000
125	155	260	36	50	10-250 280-1250
160	195	300	40	50	10-250 280-1600
200	240	365	50	60	10-320 360-2000
250	300	445	60	70	10-360 400-2500
320	385	570	80	90	10-400 450-2500

^{*} Цилиндры с торможением $D = 25 \div 40$ мм. ГОСТ 15608-81 не предусматривает.

Дополнительные источиики

Герц Е. В., Крейнин Г. В. Расчет пневмоприводов. Справочное пособие. М.: Машиностроение. 1975.

Ковалевский В. Ф., Железняков Н. Т., Бей- лин Ю. Е. Справочник по гидроприводам горных машин. Изд. второе. М.: Недра, 1973.

Гидроаппаратура. Общие технические требования: ГОСТ 16517-93.

Сосуды и аппараты. Нормы и методы расчета на прочность: ГОСТ 14249-89.

Гидропривод объемный. Методы измерсния параметров: ГОСТ 17108-86.

Гидроприводы объемные. Гидроцилиндры. Общие технические требования: ГОСТ 16514-87.

Гидроприводы, пневмоприводы и смазочные системы. Правила приемки: **ГОСТ** 22976-78.

Приводы гидравлические. Общие технические требования: ГОСТ 17411-91.

Фильтры воздуха для пневматических приборов: ОСТ 25 1295-88.

Глава VIII

РЕДУКТОРЫ И МОТОР-РЕДУКТОРЫ

ОБЩИЕ СВЕДЕНИЯ

КЛАССИФИКАЦИЯ

Редуктор служит для уменьщения частоты вращения и соответствующего увеличения врашающего момента. В корпусе редуктора размещены одна или несколько передач зацеплением с постоянным передаточным отношением (передаточным числом). редуктор - моноблок, состоящий из редукторной части (редуктора) и электродвигателя. Наиболее часто применяют асинхронные электродвигатели с короткозамкнутым ротором.

Редуктор обшемашиностроительного применения - редуктор, выполненный в виде самостоятельного агрегата, предназначенный для привода различных мащин и механизмов и комплексу технических удовлетворяющий требований, общему для больщинства случаев применения без учета каких-либо специфических требований, характерных для отдельных областей применения.

общемащиностроительного Редукторы применения, несмотря на конструктивные различия, близки по основным техникоэкономическим характеристикам: невысокие окружные скорости, средние требования к надежности, точности и металлоемкости при

повыщенных требованиях по трудоемкости изготовления и себестоимости. Это их отличает от специальных редукторов (авиационных, судовых, автомобильных и др.) - редукторов, выполненных с учетом специфических требований, характерных для отдельных отраслей промыщленности.

Мотор-редуктор общемашииостроительного применения - самостоятельный агрегат, предназначенный для приведения в действие различных машин и механизмов и удовлетворяющий требованиям к комплексу технических свойств, общему для большинства случаев применения без учета специфических требований, характерных для отдельных отраслей промышленности. Мотор-редуктор специального назначения и специальной конструкции - агрегат, выполненный с учетом специфических требований, характерных для отдельных отраслей промыщленности.

В соответствии с ГОСТ 29067-91 редукторы и мотор-редукторы общемашиностроительного применения классифицируют в зависимости от:

- вида применяемых передач, числа ступеней и взаимного расположения геометрических осей входного и выходного валов (табл. 1);

1. Классификация редукторов в зависимости от вида передач и числа ступеией

Редуктор	Число ступеней	Виды передач	Взаимное расположение осей входного и выходного валов
 1. Цилиндрический	Одноступенчатый	Одна или несколько	Параллельное
	Двухступенчатый;	цилиндрических передач	Параллельное или
	трехступенчатый	-	соосное
	Четырехступенчатый		Параллельное
2. Конический	Одноступенчатый	Одна коническая пере-	Пересекающееся
		дача	
3 Коническо-цилинд-	Двухступенчатый;	Одна коническая передача	Пересскающееся
рический	трехетупенчатый;	и одна или несколько ци-	или скрещиваю-
	четырехступенчатый	линдрических передач	щееся

Продолжение табл. 1

Редуктор	Число ступеней	Виды передач	Взаимное расположение осей входного и выходного валов
4. Червячный	Одноступенчатый Двухступенчатый	Одна или две червячные передачи	Скрещивающееся Параллельное
5. Цилиндрическо- червячный или чер- вячно-цилиндричес- кий	Двухступенчатый; трехступенчатый	Одна или две цилиндрические передачи и одна червячная передача	Скрешивающееся
6. Планетарный	Одноступенчатый; двухступенчатый; трехступенчатый	Каждая ступень состоит из двух центральных зубчатых колес и сателлитов	Соосное
7. Цилиндрическо- планетарный	Двухступенчатый; трехступенчатый; четырехступенчатый	Комбинация из одной или нескольких цилиндрических и планетарных передач	Параллельное или соосное
8. Коническо- планетарный	Двухступенчатый; трехступенчатый; четырехступенчатый	Комбинация из одной конической и планетар- ных передач	Пересекающееся
9. Червячно- планетарный	Двухступенчатый; трехступенчатый; четырехступенчатый	Комбинация из одной червячной и планетарных передач	Скрещивающееся
10. Волновой	Одноступенчатый	Одна волновая передача	Соосное

2. Классификация редукторов в зависимости от расположения осей входного и выходного валов в пространстве

Редуктор	Расположение осей входного и выходного валов в пространстве
1. С параллельными осями входного и выходного валов	Горизонтальное: оси расположены в горизонтальной плоскости; оси расположены в вертикальной плоскости (с входным валом над или под выходным валом); оси расположены в наклонной плоскости Вертикальное
2. С совпадающими осями входного и выходного валов (соосный)	1. Горизонтальное 2. Вертикальное
3. С пересекающимися осями входного и выходного валов	1. Горизонтальное 2. Горизонтальная ось входного вала и вертикальная ось выходного вала 3. Вертикальная ось входного вала и горизонтальная ось выходного вала
4. Со скрещивающимися осями входного и выходного валов	1. Горизонтальное (с входным валом над или под выходным валом) 2. Горизонтальная ось входного вала и вертикальная ось выходного вала 3. Вертикальная ось входного вала и горизонтальная ось выходного вала

- взаимного расположения геометрических осей входного и выходного валов в пространстве (табл. 2);
 - способа крепления редуктора (табл. 3);
- взаимного расположения осей входного и выходного валов относительно плоскости основания и друг друга и числа входных и выходных концов валов (см. ниже).

3. Классификация редукторов в зависимости от способа крепления

Способ крепления	Пример
На приставных лапах или на плите (к потолку или стене):	
на уровне плоскости основания корпуса редуктора;	
над уровнем плоскости основания корпуса редуктора	
Фланцем со стороны входного вала	
Фланцем со стороны выходного вала	
Фланцем со стороны входного и выходного валов	
Насадкой	

КОНСТРУКТИВНЫЕ ИСПОЛНЕНИЯ ПО СПОСОБУ МОНТАЖА

Условные изображения и цифровые обозначения конструктивных исполнений редукторов и мотор-редукторов общемашиностроительного применения: (изделий) по способу монтажа установлены ГОСТ 30164-94.

В зависимости от конструкции редукторы и мотор-редукторы разбиты на следующие группы:

- а) соосные;
- б) с парадлельными осями;
- в) с пересекающимися осями;
- г) со скрещивающимися осями.

К группе а) отнесены и изделия с параллельными осями, у которых концы входного и выходного валов направлены в противоположные стороны, а их межосевое расстояние составляет не более 80 мм.

К группам б) и в) отнесены также вариаторы и вариаторные приводы. Условные изображения и цифровые обозначения конструктивных исполнений по способу монтажа характеризуют конструктивные исполнения корпусов, а также расположение в пространстве поверхностей крепления, валов или осей валов.

Условное обозначение изделий группы a) состоит из трех цифр:

первая - конструктивное исполнение корпуса (1 - на лапах; 2 - с фланцем);

вторая - расположение поверхности крепления (1 - пол; 2 - потолок; 3 - стена);

третья - расположение конца выходного вала (1 - горизонтальный влево; 2 - горизонтальный вправо; 3 - вертикальный вниз; 4 - вертикальный вверх).

Условное обозначение изделий групп б) и в) состоит из четырех цифр:

первая - конструктивное исполнение корпуса (1 - на лапах; 2 - с фланцем; 3 - навесное; 4 - насадное);

вторая - взаимное расположение поверхности крепления и осей валов для группы 6): 1 - параллельно осям валов; 2 - перпендикулярно осям валов; для группы в): 1 - параллельно осям валов; 2 - перпендикулярно оси выходного вала; 3 - перпендикулярно оси входного вала);

третья - расположение поверхности крепления в пространстве (1 - пол; 2 - потолок; 3 - стена левая, передняя, задняя; 4 - стена правая, передняя, задняя);

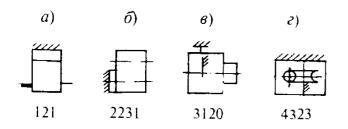


Рис. 1

четвертая - расположение валов в пространстве для группы б): 0 - валы горизонтальные в горизонтальной плоскости; 1 - валы горизонтальные в вертикальной плоскости; 2 - валы вертикальные; для группы в): 0 - валы горизонтальные; 1 - выходной вал вертикальный; 2 - входной вал вертикальный).

Условное обозначение изделий группы г) состоит из четырех цифр:

первая - конструктивное исполнение корпуса (1 - на лапах; 2 - с фланцем; 3 - навесное; 4 - насадное);

вторая - взаимное расположение поверхности крепления и осей валов (1 - параллельно осям валов, со стороны червяка; 2 - параллельно осям валов, со стороны колеса; 3, 4 - перпендикулярно оси колеса; 5, 6 - перпендикулярно оси червяка);

третья - расположение валов в пространстве (1 - валы горизонтальные; 2 - выходной вал вертикальный: 3 - входной вал вертикальный);

четвертая - взаимное расположение червячной пары в пространстве (0 - червяк под колесом; 1 - червяк над колесом; 2 - червяк справа от колеса; 3 - червяк слева от колеса).

Изделия навесного исполнения устанавливают полым выходным валом, а корпус фиксируют в одной точке от проворота реактивным моментом. Изделия насадного исполнения устанавливают полым выходным валом, а корпус крепят неподвижно в нескольких точках.

В мотор-редукторах на изображении конструктивного исполнения по способу монтажа должно быть дополнительное упрощенное изображение контура двигателя по ГОСТ 20373.

Примеры условных обозначений и изображений:

121 - соосный редуктор, конструктивное исполнение корпуса на лапах, крепление к потолку, валы горизонтальные, выходной вал слева (рис. 1, *a*);

2231 - редуктор с параллельными осями, исполнение корпуса с фланцем, поверхность крепления перпендикулярна осям валов, крепление к левой стене, валы горизонтальные в вертикальной плоскости (рис. $1, \delta$);

3120 - редуктор с пересекающимися осями. исполнение корпуса навесное, поверхность крепления параллельна осям валов, крепление к потолку, валы горизонтальные (рис. 1, θ);

4323 - редуктор со скрещивающимися осями, исполнение корпуса насадное, поверхность крепления перпендикулярна оси колеса, выходной вал вертикальный, червяк слева от колеса (рис. 1, г). Символом //// обозначена точка фиксации изделия от проворота реактивным моментом и крепление полого выходного вала на валу рабочей машины.

ВАРИАНТЫ СБОРКИ

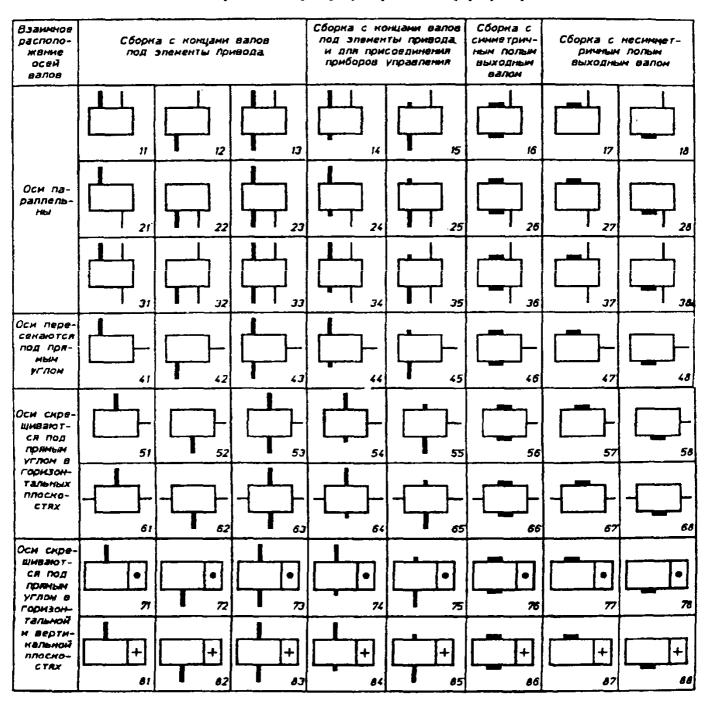
В соответствии с ГОСТ 20373-94 редукторы и мотор-редукторы выполняют по одному из стандартных вариантов сборки, которые отличаются по количеству, взаимному расположению, форме и размерам выходных концов валов.

Условные изображения и обозначения вариантов сборки по ГОСТ 20373 являются составной частью условных обозначений редук-

торов и мотор-редукторов общемащиностроительного применения, предназначенных для привода машин, механизмов и оборудования. Стандарт не распространяется на соосные зубчатые редукторы и мотор-редукторы и является рекомендуемым для специальных.

Условные изображения и цифровые обозначения вариантов сборки редукторов и мотор-редукторов характеризуют взаимное расположение выходных концов валов и их число (табл. 4).

4. Варианты сборки редукторов и мотор-редукторов



Примечания: 1. Вариант сборки не определяет форму выходных концов валов и положений опорной поверхности в пространстве при эксплуатации.

- 2. Вариант сборки редуктора и мотор-редуктора следует рассматривать в проекции на горизонтальную плоскость, являющуюся опорной поверхностью и которой параллельны оси выходных концов валов. При этом у редукторов и мотор-редукторов со скрещивающимися осями в горизонтальной плоскости входный вал расположен под колесом.
- 3. Симметричность и несимметричность полого вала определяются расположением его присоединительной части относительно оси симметрии редуктора или мотор-редуктора.

Условные изображения и цифровые обозначения вариантов сборки первой ступени относительно второй червячных и цилиндрическо-червячных двухступенчатых редукторов и мотор-редукторов должны соответствовать приведенным в табл. 5.

5. Варианты сборки первой ступеии отиосительио второй червячных и цилиндрическо-червячных двухступенчатых редукторов и мотор-редукторов

Сборка первой ступени редуктора относительно второй						
червячного дв	ухступенчатого	цилиндрическо-червячного				
<i>B A</i>	5	<i>B A</i>				
3						
4		4				

Примечания: 1. Вариант сборки редуктора и мотор-редуктора следует рассматривать в проекции на горизонтальную плоскость, которой параллельны выходной вал второй ступени и входной вал первой ступени двухступенчатого червячного редуктора, а входной вал первой ступени цилиндрическо-червячного редуктора перпендикулярен этой плоскости.

2 Буквами А и Б обозначены соответственно первая и вторая ступень редуктора.



В табл. 4 и 5 приняты следующие обозначения концов валов:

- конец входного вада;
- конец выходного вала;
- - конец входного вала, направленный вверх по отношению к наблюдателю:
- конец входного вала, направленный вниз по отнощению к наблюдателю.

На изображении варианта сборки моторредукторов допускается дополнительное упрощенное изображение контура двигателя (рис. 2).

ТИПЫ РЕДУКТОРОВ И МОТОР-РЕДУКТОРОВ. ГЛАВНЫЙ ПАРАМЕТР

Чаще всего применяют *цилиндрические* редукторы, имеющие высокие нагрузочную способность и КПД: одноступенчатые, двухступенчатые развернутой, раздвоенной и соосной схем, трехступенчатые развернутой и раздвоенной схем. Соосный редуктор может иметь тихоходную ступень с внутренним зацеплением.

Если компоновка машины требует ортогонального расположения входного и выходного валов, применяют конические или коническоцилиндрические двухступенчатые и трехступенчатые редукторы.

При соосном расположении исполнительного органа и двигателя рациональны *плане-тарные* и *волновые* редукторы, которые могут обеспечивать высокие ресурс и передаточное отношение при низком уровне шума.

Редукторы, в которых использованы червячные передачи, - червячные цилиндрические, глобоидные, червячно-цилиндрические и цилиндрическо-червячные - могут обеспечивать высокое передаточное число при низком уровне шума, но имеют низкие КПД и ресурс.

Оси валов могут занимать разное положение в пространстве. Если, например, нужно обеспечить наименьшую площадь в плане, их располагают в вертикальной плоскости. Для некоторых механизмов нужны редукторы с вертикальным расположением оси выходного вала. В этом случае удобны редукторы с коническими и червячными передачами, так как ось двигателя остается горизонтальной.

В релукторах общепромышленного применения предусмотрена возможность варьировать положение выходных валов; при этом

в одном и том же корпусе подбором зубчаты пар в широком диапазоне можно получат различные передаточные числа. Конструктив ные варианты, осуществляемые без изменени корпуса, называют исполнениями редуктора.

Мотор-редукторы могут быть выполнень на базе всех приведенных схем, но чаще ис пользуют редукторы соосных схем, конструк тивно объединяя их с двигателями в видоднокорпусного или блочного исполнения. В пер вом случае редуктор и статор двигателя встраиваемого исполнения размещают в од ном корпусе. Во втором - двигатель с насаженной непосредственно на конец вала шестерней крепят на редукторе с помощью фланца; возможно фланцевое крепление двигателя на редукторе и соединение концов валогмуфтой.

Получили распространение навесные редукторы и мотор-редукторы. Их выходной вал выполнен полым со шлицевым отверстием или с пазом под шпонку. Такой вал соединяют непосредственно с входным валом приводимого в движение механизма.

Исполнительные электромеханизмы представляют собой самостоятельные конструктивно независимые механизмы, состоящие из электродвигателя и редуктора, в конструкцик которых дополнительно включены элементы путевой автоматики (датчики положения командоаппараты) и предохранительные муфты. В зависимости от конструкции редукторов выходной вал может иметь вращательное (поворотное) или поступательное движение.

Исполнительные электромеханизмы применяют для приводов регуляторов систем автоматического управления (включая приводы арматуры). В робототехнике, технологическом мащиностроительном оборудовании, других отраслях мащиностроения используют электромеханизмы в виде модулей врашения, поворота или линейного перемещения.

Важнейший характеристический размер, в основном определяющий нагрузочную способность, габариты, массу редуктора называют главным параметром редуктора. Главный параметр цилиндрических, червячных и глобоидных релукторов - межосевое расстояние a_w гихоходной ступени, планетарных - раднус л волила, конических - поминальный виениний

делительный диаметр d_{e2} колеса, волновых - внутренний диаметр d_2 гибкого колеса.

Главным параметром мотор-редуктора является главный параметр тихоходной ступени его редукторной части.

Реальный диапазон передаточных отношений (чисел) редукторов - от 1 до 1000. Значения передаточных отношений должны соответствовать ряду *R*20 предпочтительных чисел (ГОСТ 8032-84).

ЗАЦЕПЛЕНИЕ ПЕРЕДАЧ

Зацепление цилиндрических передач эвольвентное, реже - зацепление Новикова, которое, в частности, рационально для щевронных передач, длительно работающих с маломеняющейся нагрузкой.

В зависимости от степени точности передач редукторы исполняют двух категорий точности – 1 и 2. Степень точности передач должна быть не ниже указанной в табл. 6.

6. Степени точности передач редукторов

Виды передачи	Степень точности передач	Степень точности передач для редукторов категорий точности				
	1	2				
Цилиндрические	7-6-6-С по ГОСТ 1643	10-9-7-В по ГОСТ 1643 (при окружной скорости $v \le 5$ м/с) 9-9-7-В (5 м/с < $v \le 8$ м/с) 9-8-7-В (8 м/с < $v \le 12,5$ м/с) 8-7-7-В ($v > 12,5$ м/с)				
Планетарные	6-6-6-С по ГОСТ 1643	8-9-7-B ($v \le 8 \text{ m/c}$) 8-8-7-B ($8 \text{ m/c} < v \le 12.5 \text{ m/c}$) 7-7-7-B ($v > 12.5 \text{ m/c}$)				
Конические	7-6-6-С по ГОСТ 1758	9-8-7-B πο ΓΟCT 1758 (ν≤12,5 м/c) 8-7-7-B (ν>12,5 м/c)				
Червячные Глобоидные	7-6-6-С по ГОСТ 3675 6 по ГОСТ 16502	8-8-7-В по ГОСТ 3675 7 по ГОСТ 16502				
Волновые	7-N-7 по ГОСТ 9178 (при модуле <i>m</i> < 1 мм) 7-N-7 по ГОСТ 1643 (при модуле <i>m</i> ≥ 1 мм)	8-N-8 по ГОСТ 9178 (при модуле <i>m</i> < 1 мм) 8-N-8 по ГОСТ 1643 (при модуле <i>m</i> ≥ 1 мм)				

Нормы кинематической точности эвольвентных непланетарных передач, к которым не предъявляют повышенные требования по шуму, могут быть на одну степень грубее норм плавности. В цилиндрических передачах с зубьями высокой твердости для уменьщения неравномерности распределения нагрузки по ширине венца используют продольную модификацию шестерни (бочкообразность). В этом случае требования к пятну контакта устанавливают индивидуально.

Точность планетарных передач по нормам кинематической точности должна быть не грубее норм плавности.

Конические передачи изготовляют с исходным контуром по ГОСТ 16202-81 и круговым зубом.

Червячные цилиндрические передачи в большинстве случаев изготовляют с эвольвентным червяком ZI или с вогнутым профилем червяка ZT, который шлифуют торообразным кругом.

Параметр *Ra* шероховатости по ГОСТ 2789 рабочих поверхностей - должен быть не более:

0,63 мкм - витков цилиндрических червяков;

1,25 мкм - зубьев зубчатых колес внешнего зацепления с модулем ≤ 5 мм и витков глобоидных червяков;

2,5 мкм - зубьев эвольвентных колес с модулем более 5 мм и шестерен с модулем менее 5 мм, выполненных заодно с валом и имеюших лиаметр впадины зубьев меньше диаметра рялом расположенных шеек; зубьев колес передач Новикова с модулем ≤ 5 мм; зубьев колес волновых передач;

5 мкм - зубьев шестерен передач Новикова с модулем до 5 мм и эвольвентных с модулем более 5 мм, выполненных заодно с валом и имеющих диаметр впадины зубьев меньше диаметра рядом расположенных шеек; зубьев колес передач Новикова с модулем до 8 мм включительно;

10 мкм - зубьев колес передач Новикова с молулем более 8 мм.

Допускается вместо параметра Ra шероховатости, если он превышает 2,5 мкм применять параметр Rz по ГОСТ 2789.

Параметр Rz шероховатости переходных кривых и впадин зубьев зубчатых колес должен быть не более 40 мкм.

ОБЩИЕ ТЕХНИЧЕСКИЕ УСЛОВИЯ

Основные параметры и размеры. Условное обозначение. Типы, основные параметры, размеры, масса редукторов и мотор-редукторов должны быть установлены стандартами или техническими условиями на редукторы и мотор-редукторы конкретных типов.

Общие технические условия регламентированы: для редукторов - ГОСТ Р 50891-96; для мотор-редукторов - ГОСТ Р 50968-96.

ГОСТ Р 50891-96 распространяется на редукторы общемащиностроительного применения:

- цилиндрические одно-, двух-, трех- и четырехступенчатые с межосевым расстояни- ем тихоходной ступени $a_w \le 710$ мм;
- планетарные одно-, двух- и трехступенчатые с радиусом расположения осей сателлитов тихоходной ступени $r \le 315$ мм или делительным диаметром центрального колеса с внутренними зубьями выходной ступени $d \le 1000$ мм:
- цилиндрическо-планетарные двух-, трехи четырехступенчатые с делительным диаметром центрального колеса с внутренними зубьями выходной ступени $d \le 1000$ мм;
- конические одноступенчатые с номинальным внешним делительным диаметром колеса $d_{e2} \leq 1000$ мм;
- коническо-цилиндрические двух-, трехи четырехступенчатые с межосевым расстоянием тихоходной ступени $a_w \le 710$ мм;
- червячные одно- и двухступенчатые с межосевым расстоянием тихоходной ступени $a_{\text{NC}} \leq 500 \text{ мм}$;
- -,,глобоидные одноступенчатые с межосевым расстоянием $a_w \le 250$ мм;
- червячно-цилиндрические и цилиндрическо-червячные с межосевым расстоянием тихоходной ступени $a_w \le 500$ мм;
- волновые одноступенчатые с внутренним диаметром гибкого колеса $d_2 \le 315$ мм;
- блочно-модульные, составленные из молудей с нилиндрическими, коническими,

планетарными, червячными и волновыми передачами.

Условное обозначение редуктора должно включать обозначения передач, значения главного параметра, номинального передаточного числа (отношения), обозначение варианта сборки редуктора по ГОСТ 20373 и обозначение стандарта или ТУ, регламентирующего тип, основные параметры и размеры редуктора.

Обозначения передач: Ц - цилиндрическая, П - планетарная, К - коническая, Ч - червячная, Г - глобоидная, В - волновая.

Если одинаковых передач две или более, то после буквы ставят соответствующую цифру.

Пример условного обозначения коническошилиндрического двухступенчатого редуктора с главным параметром - межосевым расстоянием тихоходной ступени 250 мм, передаточным числом - 20, вариантом сборки 42, категории точности 1:

Редуктор КЦ1-250 -20-42-1 ГОСТ Р 50891-96.

При необходимости в условном обозначении редуктора указывают дополнительные признаки по нормативной документации на данный тип редуктора (климатическое исполнение, категория размешения и др.).

ГОСТ Р 50968-96 распространяется на зубчатые цилиндрические, планетарные, волновые, червячные и цилиндрическочервячные мотор-редукторы общемащиностроительного применения, предназначенные для приведения в действие мащин, механизмов и оборудования.

Условное обозначение мотор-редуктора должно включать обозначение его типоразмера, значения главного параметра и номинальной частоты вращения выходного вала, обозначение конструктивного исполнения по способу монтажа, исполнение выходных концов валов (при необходимости), категории точности редукторной части, значение номинального напряжения сети переменного тока, климатическое исполнение и категорию по ГОСТ 15150 (при необходимости), обозначение стандарта (технических условий).

Пример условного обозначения моторредуктора планетарного двухступенчатого типа МП32, главный параметр которого - раднус расположения осей сателлитов 63 мм, с частотой вращения выходного вала 56 об/мин, конструктивного исполнения по способу монтажа 111 по ГОСТ 30164 (на лапах, с горизонтальным расположением выходного вала, крепление к полу), категории точности редукторной части 1, рассчитанного на номинальное напряжение сети переменного тока 380 В:

Мотор-редуктор МПз2-63-56-111-1-380 ГОСТ Р 50968-96

При необходимости в условном обозначении мотор-редуктора указывают дополнительные признаки по нормативному документу на мотор-редуктор данного типа.

Условия применения. *Редукторы* должны допускать применение в следующих условиях:

- нагрузка постоянная или переменная одного направления или с периодическим реверсом;
- работа длительная (до 24 ч в сутки) или с периодическими остановками;
- вращение валов в любую сторону без предпочтительности:
- частота вращения входного вала цилиндрических и коническо-цилиндрических редукторов при $a_w \geq 315$ мм, конических редукторов при $d_{e2} \geq 400$ мм, планетарных при $r \geq 100$ мм, волновых при $250 \geq d_2 \geq 125$ мм, червячных, червячно-цилиндрических, цилиндрическо-червячных и глобоидных редукторов не должна превышать 1800 об/мин; волновых редукторов при $d_2 < 125$ мм 2300 об/мин, при $d_2 > 250$ мм 1200 об/мин; остальных редукторов 3600 об/мин;
- окружная скорость цилиндрических эвольвентных колес внещнего зацепления и конических колес не более 20 м/с; цилиндрических колес с зацеплением Новикова не более 12 м/с; цилиндрических эвольвентных колес внутреннего зацепления не более 5 м/с;
- скорость скольжения червячных передач не более 10 м/с;
- атмосфера типов I и II по ГОСТ 15150 при запыленности воздуха не более 10 мг/м^3 ;
- климатические исполнения по ГОСТ 15150: У и Т для категорий размещения 1-3; УХЛ и 0 для категории 4.

Для мотор-редукторов следует применять трехфазные короткозамкнутые асинхронные электродвигатели, работающие от сети переменного тока частотой 50 или 60 Гц:

- общепромышленного применения;

- специальные для мотор-редукторов;
- с повышенным скольжением для червячных и цилиндрическо-червячных моторредукторов.

Мотор-редукторы предназначены для работы в следующих условиях.

Режимы работы по ГОСТ 183:

- S1 продолжительность работы 8-24 ч/сут, для мотор-редукторов всех типов;
- *S*2, *S*3, *S*6- только для червячных и цилиндрическо-червячных мотор-редукторов;
- нагрузка постоянная или переменная по значению, одного направления или реверсивная:
- вращение выходных валов в любую сторону без предпочтительности;
- внещняя среда неагрессивная, невзрывоопасная с содержанием непроводящей пыли до $10~{\rm Mr/m^3}$.

Климатические исполнения моторредукторов по ГОСТ 15150: У - для категорий размещения 2 и 3: Т- для категории 2: УХЛ и 0 - для категории 4 при работе на высоте над уровнем моря до 1000 м. Допускается работа мотор-редукторов на высоте более 1000 м над уровнем моря при соблюдении требований ГОСТ 183.

характеристики Основные технические должны быть указаны для длительной (до 24 ч в сутки) работы (для мотор-редуктора режим работы S1) с постоянным вращающим моментом и радиальными консольными силами постоянного направления при частоте вращения входного вала 1500 об/мин и температуре окружающего воздуха (20 ± 5) °С. В случае, если для редуктора или мотор-редуктора конкретного типа основным является другой режим работы, технические характеристики устанавливают для этого режима и указывают в нормативной документации показатели режима работы.

Номинальные нагрузки. Номинальный вращающий момент $T_{\rm BЫX}$ - допускаемый врашающий момент на выходном валу. при действии которого в сочетании с номинальными радиальными силами на выходных концах валов редуктора, работающего в указанных выше условиях, может быть обеспечен 90%-ный ресурс передач, валов и подшипников не менее регламентируемого стандартом.

При наличии соответствующих методов и методик расчета номинальный вращающий момент должен соответствовать расчетному для данного вида редуктора при указанных условиях применения.

Номинальная радиальная консольная сила $F_{\rm BX}$ или $F_{\rm BMX}$, приложенная в середине посадочной поверхности конца вала входного

или выходного - допускаемая радиальная сила, при постоянном приложении которой совместно с номинальным вращающим моментом у редуктора, работающего в указанных выше условиях, может быть обеспечен 90%-ный ресурс передач, валов и подшипников не менее регламентируемого стандартом.

Номинальная радиальная консольная сила, в ньютонах, должна быть не менее:

на выходном (тихоходном) валу

 $F_{\rm BЫX} = 125 \sqrt{T_{\rm BЫX}}$ - для одноступенчатых редукторов: цилиндрических, конических и планетарных;

 $F_{
m BЫX} = 250 \sqrt{T_{
m BЫX}}$ - для остальных редукторов;

на входном (быстроходном) валу

$$F_{\rm BX} = 50 \sqrt{T_{\rm BbIX} \ / \ i} \div 125 \sqrt{T_{\rm BbIX} \ / i}$$
 - для всех типов редукторов.

Здесь $T_{\rm вых}$ - номинальный вращающий момент на выходном валу, ${\rm H\cdot m}$; i - передаточное отношение (число) редуктора.

На выходном валу для одноступенчатых цилиндрических, конических и планетарных редукторов по заказу потребителя допускается снижение коэффициента до 50; для остальных редукторов - до 100.

Относительная масса. Критерием технического уровня редуктора служит относительная масса. Относительная масса редукторов или редукторной части мотор-редуктора - частное от деления массы в килограммах на номинальный вращающий момент на выходном валу в ньютон-метрах - должна быть не более:

- указанной на рис. 3 для горизонтальных редукторов с чугунными корпусами;
- 1,1 от указанной на рис. 3 для вертикальных редукторов с чугунными корпусами;

- 0,7 от указанной на рис. 3 - для редукторов с корпусами из алюминиевых сплавов.

На рис. 3 приведены зависимости относительной массы редуктора от вращающего момента на выходном валу для следующих редукторов:

I - конический (i = 1-2.8); 2 - коническоцилиндрический двухступенчатый, червячный одноступенчатый универсальный ($a_w \ge 100 \, \mathrm{mm}$);

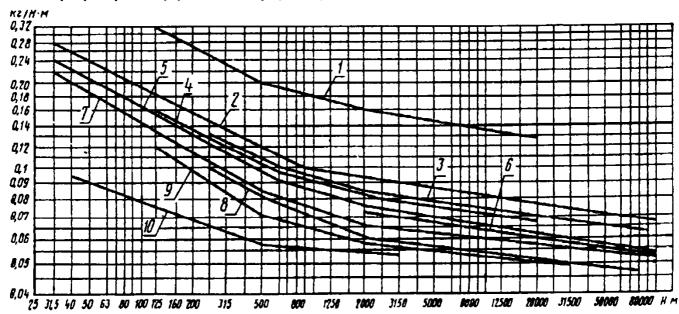
 β - коническо-цилиндрический трехступенчатый, червячно-цилиндрический и цилиндрическо-червячный двухступенчатый, цилинлрический трехступенчатый с несимметричной схемой; 4 - конический (i = 3,15-5); 5 - цилиндрический двухступенчатый с несимметричной схемой, червячный и глобоидный одноступенчатый, червячный двухступенчатый; 6 - цилиндрический трехступенчатый с симметричной схемой; 7 - цилиндрический двухступенчатый с симметричной схемой, цилиндрический соосный двухступенчатый, планетарный двухступенчатый; 8 - цилиндрический одноступенчатый, цилиндрический двухступенчатый с несимметричной схемой $(a_w > 400 \text{ мм}); 9$ - планетарный одноступенчатый (i = 3,15-12,5), планетарный одноступенчатый (i = 50-300); 10 - волновой.

Относительная масса приведена на рис. 3 для следующих значений основных параметров:

передаточное отношение (число) редуктора:

i=1 - для конических редукторов с $i \le 2.8;$

i=5 - для цилиндрических одноступенчатых, планетарных с $i\le 12,5$ и конических с $3,15\le i\le 5$;



i=25 - для цилиндрических двухступенчатых, коническо-цилиндрических двухступенчатых и планетарных редукторов с $16 \le i \le 125$;

i = 31.5 - для червячных и глобоидных одноступенчатых редукторов;

i=125 - для цилиндрических трехступенчатых, коническо-цилиндрических трехступенчатых и планетарных редукторов с $50 \le i \le 300$, волновых редукторов $d_2 < 80$ мм;

i=160 - для червячно-цилиндрических и цилиндрическо-червячных двухступенчатых редукторов: .

i = 200 - для волновых редукторов с $d_2 \ge 80$ мм;

i = 1000 - для червячных двухступенчатых редукторов;

частота вращения входного вала n = 1500 об/мин или окружная скорость быстроходных колес < 20 м/с;

масса редуктора - при исполнении на лапах и вариантах сборки по ГОСТ 20373: 11, 12, 21, 22- для цилиндрических; 41, 42 - для конических и коническо-цилиндрических; 51, 52 - для червячных, глобоидных, червячноцилиндрических и цилиндрическо-червячных редукторов.

В относительную массу редукторной части червячных одноступенчатых и цилиндричес-

ко-червячных мотор-редукторов не входит масса элементов соединения с электродвигателем.

В редукторах массой более 20 кг должны быть приспособления для строповки.

Коэффициент полезиого действия. КПД редукторов должен быть не менее указанных:

- зубчатых в табл. 7;
- волновых в табл. 8;
- червячных и глобоидных одноступенчатых (кроме работающих с периодическими остановками режим ПВ) в табл. 9.

7. Коэффициент полезного действия зубчатых редукторов

Тип	КПД
Цилиндрический и конический	
одноступенчатый	0,98
Цилиндрический и коническо-	
цилиндрический двухступенча-	
тый	0,97
Цилиндрический и коническо-	
цилиндрический трехступенча-	
тый	0,96
Цилиндрический и коническо-	
цилиндрический четырехсту-	
пенчатый	0,95
Планетарный одноступенчатый	0,97
Планетарный двухступенчатый	0,95

8. Коэффициент полезного действия волиовых редукторов

i	63	80		125	160	200	250	315
КПД	0,83	0,82	0,80	0,78	0,75	0,72	0,70	0,65

9. Коэффициент полезного действия червячных и глобоидных одноступенчатых редукторов

i				КΠ	Д при <i>а_w</i>	, MM			
	40	50	63	80	100	125	160	200	250
8,0	0,88	0,89	0,90	0,91	0,92	0,93	0,94	0,95	0,96
10,0	0,87	0,88	0,89	0,90	0,91	0,92	0,93	0,94	0,95
12,5	0,86	0,87	0,88	0,89	0,90	0,91	0,92	0,93	0,94
16,0	0,82	0,84	0,86	0,88	0,89	0,90	0,91	0,92	0,93
20,0	0,78	0,81	0,84	0,86	0,87	0,88	0,89	0,90	0,91
25,0	0,74	0,77	0,80	0,83	0,84	0,85	0,86	0,87	0,89
31,5	0,70	0,73	0,76	0,78	0,81	0,82	0,83	0,84	0,86
40,0	0,65	0,69	0,73	0,75	0,77	0,78	0,80	0,81	0,83
50,0	0,60	0,65	0,69	0,72	0,74	0,75	0,76	0,78	0,80
63,0	0,56	0,60	0,64	0,67	0,70	0,72	0,73	0,75	0,77

Примечания: 1. КПД при не указанных в таблице значениях i, a_w определяют интерполяцией.

2. В период приработки под нагрузкой (в течение первых 200-250 ч работы) КПД червячных и глобоилных редукторов может составлять 0,9 от указанных.

Нормы точности отливок, поковок, установочных и присоединительных поверхностей и размеров. Отливки должны соответствовать требованиям ГОСТ 26358, ГОСТ 977.

Класс точности чугунных и стальных отливок по ГОСТ 26645 соответственно должен быть не ниже:

 III - отливок корпусных деталей с максимальным размером более 1000 мм и ступиц зубчатых колес диаметром более 500 мм;

II - остальных отливок.

Чугунные отливки корпусов и крышек редукторов подвергают старению после черновой обработки основных сопрягаемых поверхностей. Необходимость проведения старения устанавливают по заказу потребителя. В технических условиях на редукторы конкретных типов указывают параметры процесса старения.

Стальные поковки и штамповки должны соответствовать группе // по ГОСТ 8479 и требованиям ГОСТ 7062, ГОСТ 7829 и ГОСТ 7505.

Номинальные диаметры отверстий под фундаментные болты и предельные отклонения - по ГОСТ 11284.

Позиционный допуск осей отверстий под фундаментные болты - по ГОСТ 14140.

Допуск плоскостности неокрашенной опорной поверхности корпуса - по 11-й степени точности для редукторов категории точности 2 и по 10-й степени точности для редукторов категории точности 1.

В редукторах, имеющих отъемные лапы, значения допусков устанавливают в технических условиях на редукторы конкретных типов.

Несовпадение необрабатываемых контуров сопрягаемых корпусных деталей редуктора - не более:

4 мм - для редукторов с максимальным размером сопрягаемой детали $L \leq 1000$ мм;

5 мм - для редукторов с 1000 < L ≤ 2000 мм;

6 мм - для редукторов с L > 2000 мм.

Покрытия. Консервация. Необработанные поверхности литых деталей, находящиеся в масляной ванне редуктора, должны иметь маслостойкое покрытие 6/1 по ГОСТ 9.032. Допускается не покрывать детали из алюминиевых сплавов, получаемых литьем под давлением или в кокиль, если отсутствуют требования потребителей.

Наружные поверхности редукторов (за исключением таблички изготовителя, выходных концов валов и манжет) должны иметь атмосферостойкое покрытие не ниже класса V по ГОСТ 9.032. Допускается опорные поверхности редукторов не окращивать. Допускается для поверхностей, не влияющих на товарный вид изделия, покрытие VI класса.

Наружные поверхности деталей редукторов, предназначенных для залива и слива смазочного масла и контроля его уровня, должны иметь цвет лакокрасочного покрытия, отличный от цвета редуктора. При применении прозрачных маслоуказателей покрытие не требуется.

Наружные поверхности редукторов с корпусами из алюминиевых сплавов, получаемыми литьем под давлением и в кокиль, не загрунтовывают и не окращивают, если заказчик не оговаривает специальные требования по покрытию корпусов.

Таблички из алюминия с маркировкой, нанесенной фотохимическим способом, допускается изготовлять без покрытия.

Каждый редуктор должен быть законсервирован в соответствии с ГОСТ 9.014 для группы изделий II-2, вариант защиты ВЗ-2. Допускаются другие варианты защиты.

Консервация должна предохранять редуктор от коррозии в течение трех лет при соблюдении условий транспортирования и хранения.

Выходные концы валов должны быть предохранены от повреждений антикоррозионного покрытия.

выходные концы валов

ГОСТ 24266-94 устанавливает основные размеры цилиндрических и конических с конусностью 1:10 концов валов редукторов и мотор-редукторов и допускаемые вращающие моменты, передаваемые при помощи призматических шпонок.

Значения вращающих моментов, $H \cdot M$, в соответствии с ГОСТ 12080 и ГОСТ 12081 определяют по формуле

$$T = 10^{-3} \cdot K d^3,$$

где $K = \pi[\tau] / 16$, МПа ; d - диаметр конца вала, мм.

Значения коэффициента K и соответствующие им допускаемые напряжения на кручение $[\tau]$ приведены ниже:

Диаметры $d_{\rm BX}$ концов входных валов и допускаемые вращающие моменты $T_{\rm BX}$ для редукторов выбраны при K=8.0 (табл. 10). Допускается выбирать $T_{\rm BX}$ при K, равном 4: 5.6 или 11.2

Диаметры $d_{\rm BMX}$ концов выходных валов и допускаемые вращающие моменты $T_{\rm BMX}$ для редукторов выбраны при K=5.6 (табл. 11

Допускается выбирать $T_{\rm вых}$ при K, авном 4.0 или 8.0.

Размеры концов валов и поля допусков диаметров - по ГОСТ 12080 и ГОСТ 12081.

10. Допускаемые вращающие моменты	$T_{\rm BX}$.	передаваемые концами	входных	валов редукторов
-----------------------------------	----------------	----------------------	---------	------------------

$d_{\rm BX}$, MM	$T_{\rm BX}$, H·M	d_{BX} , MM	$T_{ m BX}$, H·M	d_{BX} , MM	$T_{\rm BX}$, H·M	d_{BX} , MM	$T_{\rm BX}$, H·M
10	8,0	30	200	55	1400	110	11200
12	16.0	32	250	60	1600	120	12500
14	22,4	35	355	65	2240	125	16000
16	31,5	38	400	70	2800	130	18000
18	45.0	40	500	75	3150	140	22400
20	63,0	42	560	80	4000	150	25000
22	90,0	45	710	85	4500	160	31500
25	125,0	48	800	90	5600	180	45000
28	180,0	50	1000	100	8000	200	63000

Примечания. 1. Допускаемые вращающие моменты $T_{\rm BX}$ соответствуют длительной работе редукторов с постоянной или переменной нагрузкой, не выше допускаемой, и пусковыми моментами, не превышающими двукратного значения допускаемых.

- 2. Допускаемое значение радиальной консольной силы в ньютонах, приложенной к середине посадочной части конца входного вала, не более $125\sqrt{T_{\rm BX}}$ для всех редукторов.
- 3. Допускается увеличение значений допускаемых врашающих моментов при условии обеспечения запасов прочности.

11. Допускаемые вращающие моменты $T_{
m BMX}$, передаваемые концами выходных валов редукторов

d_{BMY} , mm	$T_{\scriptscriptstyle m BbIX}$, H-M	$d_{ m BMX}$, MM	$T_{\scriptscriptstyle m BMX}$. Н $_{\scriptscriptstyle m M}$	d_{Bbix} , MM	$T_{ extsf{Bbix}}$, $H_{ extsf{M}}$	$d_{ m BMX}$, MM	$T_{ ext{BbIX}}$, $H_{\cdot M}$
18	31,5	40	355	75	2240	160	22400
20	45	45	500	80	2800	180	31500
22	63	48	560	85	3150	200	45000
25	90	50	710	90	4000	220	63000
28	125	55	1000	100	5600	240	71000
30	140	60	1400	110	8000	250	90000
32	180	65	1660	125	11200	280	125000
35	250	70	2000	140	16000	-	-

Примечания. 1. Допускаемые вращающие моменты $T_{\rm вых}$ соответствуют длительной работе редукторов и мотор-редукторов с постоянной или переменной нагрузкой, не выще допускаемой, и пусковыми моментами, не превышающими двукратного значения допускаемых.

- 2. Допускается для валов, имеющих частоту вращения менее 25 об/мин выбирать значения допускаемых вращающих моментов, отличающиеся от рассчитанных по приведенным значениям K.
- 3. Допускаемое значение радиальной консольной силы в ньютонах, приложенной к середине конца выходного вала, не более $125\sqrt{T_{\rm вых}}$ для планетарных редукторов и мотор-редукторов с передаточным отношением $i \le 12,5$ и одноступенчатых редукторов и мотор-редукторов всех типов, кроме червячных, и не более $250\sqrt{T_{\rm вых}}$ для остальных типов редукторов мотор-редукторов.
- 4. Допускается увеличение значений допускаемых вращающих моментов при условии обеспечения запасов прочности.

Размеры шпонок и шпоночных пазов на цилиндрических концах валов по ГОСТ 23360, ГОСТ 10748; на конических - по ГОСТ 12081. Допускается исполнение концов валов с двумя шпоночными пазами, расположенными под углом 120°.

Номинальные размеры и предельные отклонения (табл. 12) высоты осей входных и выходных валов редукторов должны соответствовать ГОСТ 24386-91.

Допуск параэлельности или перпендикулярности оси вращения выходного вала относительно неокрашенной опорной поверхности корпуса - по 12-й степени точности ГОСТ 24643 для редукторов категории точности 2 и по 10-й степени точности для редукторов категории точности 1 (табл. 13).

12. Предельные отклонения высоты осей валов

Высоты осей, мм	Предельные отклонения,
	MM
От 25 до 50	0
	-0,4
Св. 50 до 250	0
	-0,5
« 250 « 630	0
	-1,0
« 630 « 1000	0
	-1.5
« 1000	0
	-2,0

13. Допуски параллельности, перпендикулярности оси вращения вала

Длина нормируемого участ- ка, мм		и, перпендикулярности оси для егорий точности
	1	2
До 10	25	60
Св. 10 « 16	30	80
« 16 « 25	40	100
« 25 « 40	50	120
« 40 « 63	60	160
« 63 « 100	80	200
« 100 « 160	100	250
« 160 « 250	120	300
« 250 « 400	160	400
« 400 « 630	200	500

ПОКАЗАТЕЛИ НАДЕЖНОСТИ

Показатели надежности редукторов и редукторной части мотор-редукторов должны быть не менее указанных в табл. 14. Значения показателей соответствуют длительной работе редукторов с постоянными номинальными нагрузками: врашающим моментом и радиальными консольными силами.

Редукторы должны обеспечивать 90%-ный ресурс, указанный в табл. 14, так же и при кратковременных перегрузках, возникающих

во время пусков и превышающих номинальный момент T не менее чем в 2 раза. Допускаемое число циклов нагружения входного вала за время действия этих перегрузок, допускаемая частота циклов в единицу времени и общая допускаемая продолжительность времени перегрузок должны быть указаны в стандартах, технических условиях, каталогах и паспортах на редукторы конкретных типов.

14. Ресурс передач, валов и подшипников редукторов

Наименование показателя	Тип редуктора	Значение показателя, ч
90 %-ный ресурс передач	Цилиндрический, конический, коническо-	25000
и валов	цилиндрический, планетарный	
·	Червячный, глобоидный, волновой	10000
90 ° с-ный ресурс подшип-	Цилиндрический, конический, коническо-	12500
ников	пилиндрический, планетарный	
	Червячный	5000
	Глобоидный, волновой	10000

Критерни отказов и предельных состояний:

- рабочие поверхности зубьев цилиндрических и конических зубчатых колес выкрашивание свыше 2% поверхности самого поврежденного зуба для твердости $> 42~{\rm HRC_3}$ и свыше 25% для твердостей $< 350~{\rm HB}$;
- тела зубьев цилиндрических и конических зубчатых колес трещина у основания или поломка зуба:
- *тела зубьев червячных колес* утонение зуба вследствие износа более чем на 25% толщины опасного сечения или поломка зуба;

- волновые передачи трещина в гибком колесе:
- *подшипники* появление выкращивания на рабочих поверхностях колец и тел качения.

Основные положения методик контроля и диагностики технического состояния зубчатых колес редукторов по вибрационным параметрам и подшипников редукторов по уровню ударной вибрации приведены ниже (п. 7).

Показатели надежности двигателей моторредукторов должны быть установлены в стандартах или технических условиях на двигатели конкретных типов.

ШУМОВЫЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ

Шумовые характеристики редукторов при работе под нагрузкой номинальным вращающим моментом $T_{\rm Bыx}$ и при частоте вращения входного вала 1500 об/мин должны

быть не более указанных в табл. 15.

Для редукторов категории точности 1 значения шумовых характеристик на 3 дБ (дБА) ниже указанных в табл. 15.

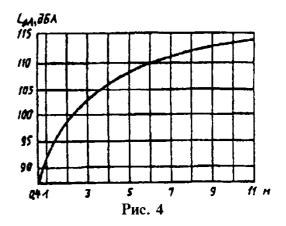
15. Шумовые характернстики редукторов

		TT	77.2						
Номинальная передаваемая	Ср	едние ге	ометриче	ские час	тоты окт	авных і	полос,	Гц	Корректиро- ванный уровень
мощность,	63	125	250	500	1000	2000	4000	3000	звуковой
кВт		.4		і звуково	<u> </u>		1.000	1 3000	мощности
			-	юсах час	_				$L_{ m pA}$, дБА
		: .			F				ГрА, два
			атые цил				-		
До 12	88	89	91	93	94	92	89	85	96
Св. 12 « 40	91	92	94	96	97	95	92	88	100
« 40 « 125	95	96	98	100	101	99	96	92	104
« 125 « 200	99	100	102	104	105	103	100	96	108
« 200 « 400	103	105	107	109	110	108	105	101	113
Одноступенчат	<i>ные план</i> е	етарные	и двухсту	<i>упенчаты</i>	е цилинд	рически	е, конич	еско-ци	линдрические и
		Щ	индриче	ско-че <mark>р</mark> вя	чные ред	укторы			•
До 1.5	77	79	81	83	85	82	78	73	87
CB. 1.5 « 4	81	83	85	87 '	89	86	82	77	91
« 4 « 12	86	88	90	92	94	91	87	82	96
« 12 « 40	92	94	96	98	100	97	93	88	102
« 40 « 125	98	100	102	104	106	103	99	94	108
« 125 « 400	104	106	108	110	112	109	105	100	114
Двухступен	чатые п	пане тар н	ые и черв	Я Ч НО-111131	индрическ	:ue mpe	РХ- 11 ИРТ	' пыпехсп	างทอนนุกทางอ
			кие и кон						yrren rantore
До 1.5	75	76	78	80	82	79	75	70	84
Св. 1,5 « 4	77	80	82	84	86	83	79	74	88
« 4 « 12	84	85	87	89	91	88	84	79	93
« 12 « 40	89	91	93	95	97	94	90	85	99
« 40 «125	97	98	100	102	104	101	97	92	106
			Червячні	ые и волн				'	
До 1,5	71	74	77	80	79	77	73	68	82
Св. 1,5 « 4	74	77	80	83	82	80	75	71	85
« 4 « 12	78	81	84	88	86	84	80	75	89
« 12 « 40	83	86	89	93	91	89	85	80	94
« 40 «125	89	92	95	99	97	95	91	86	100

Шумовые характеристики редукторов с передачами Новикова могут превышать указанные не более чем в 1,05 раза.

Наименьшее расстояние рабочего места от контура редуктора, на котором обеспечивается безопасный уровень шума, выбирают по ГОСТ 12.1.003 или по рис. 4.

Шумовые характеристики цилиндрических мотор-редукторов должны быть не более указанных в табл. 16.



16. Шумовые характеристики цилиндрических мотор-редукторов

Номинальная передаваемая	Сре	едние гес	эметрич	еские ча	стоты ок	тавных і	полос, Г	Щ	Корректиро- ванный уровень
мощность,	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000	звуковой
$\kappa B \tau$			Уровн	и звуков	ой мощн	юсти		7-1-7	мощности
			в по	лосах ча	стот $L_{\rm p}$.	дБ			L_{pA} , д $b A$
До 1,5	72	75	78	83	86	84	78	73	86
Св. 1,5 « 4	75	78	81	86	89	87	81	76	89
«4 « 10	78	81	84	90	93	91	85	80	93
« 10 « 22	83	86	89	94	97	95	89	84	98
<u> </u>	91	93	95	99	100	98	93	89	100

Примечания. 1. Указанные в табл. 16 значения относятся к мотор-редукторам с частотой тока 50 Гц и синхронной частотой врашения вала двигателя 1500 об/мин; при 3000 об/мин значения должны быть увеличены на 6 дБ (дБА), при 1000 об/мин - уменьшены на 2 дБ (дБА), а при 750 об/мин - уменьшены на 3 дБ (дБА) по сравнению с указанными в табл. 16.

- 2. Значения шумовых характеристик мотор-редукторов с частотой тока 60 Гц должны быть увеличены на 4 дБ (дБА) при частотах вращения вала двигателя 1800 и 3600 об/мин; на 2 дБ (дБА) при частотах 1200 и 900 об/мин относительно значений, установленных для соответствующих частот вращения вала двигателя 1500, 3000, 1000, 750 об/мин при частоте тока 50 Гц.
- 3. Значения шумовых характеристик мотор-редукторов с передачами Новикова должны быть не более 1,05 указанных в табл. 16.
- 4. Значения шумовых характеристик червячных мотор-редукторов должны быть на 6 дБ (лБА), а планетарных и волновых мотор-редукторов на 2 дБ (дБА) менее указанных в табл. 16.
- 5. Допускается при приемо-сдаточных испытаниях и в период приработки до 500 ч превышение норм шума на 2 дБ (дБА).

ПРАВИЛА ПРИЕМКИ

Редукторы и мотор-редукторы должны быть подвергнуты следующим видам испытаний: приемо-сдаточным, периодическим, типовым, сертификационным. Общие требования к методам испытаний редукторов и мотор-редукторов регламентированы ГОСТ 29285-92.

При всех видах испытаний моторредукторы подвергают испытаниям на соответствие требованиям электробезопасности по ГОСТ Р 50968. Остальные требования к испытаниям - по ГОСТ Р 50891 для редукторов.

Приемо-сдаточиые испытания. Каждый редуктор следует подвергать испытаниям без нагрузки. Испытаниям под нагрузкой при

выпуске до 50 редукторов в смену подвергают 10% выпуска, но не менее 3 шт., при выпуске свыше 50 редукторов в смену - 5%, но не менее 5 шт.

При испытаниях следует проверять: без нагрузки - характер шума, передаточное отношение, внешний вид лакокрасочных покрытий, отсутствие течи масла, консервацию. маркировку и комплектность; под нагрузкой корректированный уровень звуковой мошности (кроме червячных и глобоидных редукторов), отсутствие течи масла.

Продолжительность испытаний без нагрузки - не менее 2 мин в каждую сторону вращения.

Уровень нагрузки при испытаниях под нагрузкой должен быть не менее $0.4\,T_{\rm Bыx}$, а для редукторов с $a_w \ge 450\,$ мм - не менее $0.25\,$ $T_{\rm Bыx}$; в сочетании с номинальными значениями $F_{\rm Bx}$, $F_{\rm Bыx}$ время испытаний - не менее $10\,$ мин в каждую сторону вращения. Нагрузка должна быть постоянной по величине.

Периодические испытания. Периодические испытания следует проводить не реже одного раза в три года.

Число редукторов каждого типоразмера, подвергаемых испытанию, должно обеспечивать достоверность полученных показателей надежности с доверительной вероятностью 0,8, но не менее 2 редукторов.

При выпуске ряда однотипных редукторов допускается подвергать испытаниям несколько наиболее нагруженных несоседних представителей ряда, - не менее 25% общего числа типоразмеров, входящих в ряд, но не менее двух. Результаты испытаний распространяют на все типоразмеры ряда.

Для проверки в процессе испытаний технического состояния подшипников следует применять контроль уровня ударной вибрации корпусов редукторов в зоне подшипниковых узлов.

Если при испытаниях хотя бы один редуктор не соответствует установленным требованиям, следует проводить повторные испытания на удвоенном числе редукторов. Результаты повторных испытаний являются окончательными.

Типовые испытания. Типовые испытания следует проводить при изменении конструкции, материалов и технологии. если эти изменения могут оказывать влияние на основные параметры и характеристики редуктора,

Испытаниям следует подвергать не менее двух редукторов каждого типоразмера с проверкой параметров, на которые влияют принятые изменения; требования соответствуют периолическому виду испытаний.

При выпуске ряда однотипных редукторов допускается подвергать испытаниям несколько наиболее нагруженных представителей ряда. - не менее 25% общего числа редукторов, входящих в ряд, но не менее двух.

Под рядом однотипных редукторов следует понимать ряд редукторов, конструктивно подобных, изготовляемых из одинаковых материалов, по единому технологическому прочессу и на одном производстве.

Сертификационные испытания. Сертификаниюнные испытания ироводят с нелью установления соответствия редукторов требованиям безопасности, охраны окружающей среды, а также с целью установления соответствия редукторов всем или определенным требованиям отечественных нормативных документов, международных, региональных и зарубежных стандартов.

Число испытываемых редукторов каждого типоразмера должно обеспечивать достоверность полученных показателей надежности с доверительной вероятностью 0,8, но должно быть не менее 2 редукторов.

При выпуске ряда однотипных редукторов допускается подвергать испытаниям несколько несоседних наиболее нагруженных представителей ряда, - не менее 25% общего числа типоразмеров, входящих в ряд, но не менее двух.

Методики испытаний должны быть согласованы с органом по сертификации и содержать требования по проверке уровня шума, работоспособности и отсутствия течи масла. В технически обоснованных случаях по рещению органа по сертификации допускается оценивать работоспособность при кратковременных испытаниях (не менее 8 ч) или при эксплуатации.

Технические данные редукторов и моторредукторов, проверяемые при различных видах испытаний, приведены в табл. 17 и 18. При этом технические данные, указанные в табл. 17, представляют собой задаваемые параметры, характеризующие уровень внещних воздействий на изделие, а в табл. 18 - контролируемые параметры и качественные признаки, характеризующие реакцию изделия на внещние воздействия, состояние изделия в процессе испытаний и его соответствие техническим данным.

Для конкретных типов изделий и видов испытаний необходимый перечень задаваемых и контролируемых параметров и качественных признаков выбирают из числа приведенных в табл. 17, 18 и устанавливаемых в программе и методике испытаний.

Недопустимые отклонения параметров и качественных признаков от норм, установленных в технической документации на изделие, классифицируют как дефекты, подразделяемые, согласно ГОСТ 15467, на критические, значительные и малозначительные.

Критические дефекты связаны с наступлением предельных состояний изделий - выходом из строя основных узлов и деталей (зубчатых передач, корпуса и т.д.), замена которых при эксплуатиции не предусматривается.

17. Параметры, характеризующие уровень внешних воздействий на изделие

Параметр	Редукторы	Мотор- редук-	1	контрол пытани		j.	ние пара- ов при
	_	торы	l	2	3	задании	измерении
$_{ m B}$ выходном валу $T_{ m BMX}$,	+	+	+	+	+	± 5,0 %	± 2,5 %*2
$H \cdot M$ Частота вращения входного вала $n_{\rm BX}$, об/мин	+	-	+	+	+	± 10,0 %	± 2,0 %
Радиальная консольная сила, приложенная к середине посадочной части		-	-	+	+	± 5,0 %	± 4,0 %
входного вала $F_{\rm Bx}$, Н Радиальная консольная сила, приложенная к середине посадочной части выходного вала	+	+	-	+	+	± 5,0 %	± 4,0 %
$F_{ m BЫX}$, Н Пусковые перегрузки $KT_{ m BЫX}$, ${ m H}\cdot{ m M}*^3$	+	-	-	+	+	± 5.0 %	± 2,5 %
Температура воздуха $t_{\rm B}$,°C	+	+	-	+	+	±5°C	± 2 °C*4

^{*&}lt;sup>1</sup>Виды контрольных испытаний: 1 - приемо-сдаточные; 2 -периодические; 3 - типовые.

Примечание. Знак "+" означает, что контроль производится; знак "-" - контроль не производится.

18. Параметры и признаки, характеризующие реакцию изделия на внешние воздействия

Параметры и качественные	Редукторы	Мотор- редук-		контрол пытани		Предельные погрещности
признаки		торы	l	2	3	измерений
Параметры Частота вращения вы- ходного вала $n_{\rm BMX}$, об/мин	-	+	_	+	±	± 2,0 %
Коэффициент полезного действия η . %	+	+	-	+	±	± 2,5 %
Удельная масса $\pmb{M}_{\mathbf{y}}$, кг/ $\mathbf{H}\cdot\mathbf{M}$	+	+	-	+	±	±1.0 %
Шумовые характери- стики дБА (дБ)	+	+	+*2	+	±	± 2 дБА (дБ)
Передаточное число (отношение) $u(i)$	+	-	-	+	±	± 3,0 %

 $^{*^2}$ При использовании данных для определения КПД погрешность измерений не должна превышать $\pm 1.0 \%$.

 $^{*^3}K$ - коэффициент перегрузки, устанавливаемый в технической документации на конкретные типы изделий. $*^4$ При использовании данных для определения термической мощности погрещность измерений не должна превышать \pm 1 °C.

Продолжение табл. 18 Мотор-Вид контрольных Редукторы Предельные Параметры и испытаний*¹ редуқкачественные погрешности признаки торы измерений 3 \pm ±5% Термическая мощность P_{T} , кВт Температура корпуса \pm ±4°C $t_{\rm K}$. °C \pm ±2°C + Температура масла $t_{\rm M}$. °C $\pm 3.0 \%*^3$ Мощность, подводимая + к двигателю $P_{\pi B}$, кВт Вращающий момент ± <u>+</u> ± ±1,0 % на входном валу T_{BX} , $H \cdot M$ Macca M, Kr \pm ± 1,0 % $\pm 5.0 \%$ ± Износ зубьев $H_{\rm M}$, мкм + \pm $\pm 10,0 \%$ Размеры пятна кон- \pm \pm такта $L \times H$, мм ±1.0 % Продолжительность испытаний т, ч Качественные признаки + + Подтекание масла через соединения и уплотнения с каплеобразованием Контактные разруше-+ ния зубьев Поломка зубьев Заедание передачи Повреждение Под-Шипников Повреждение (разрушение) нагруженных деталей и узлов Выход из строя двигателя Вращение валов Внещний вид лакокрасочных покрытий Консервация + Маркировка + Комплектность

^{*1} Виды контрольных испытаний: 1 - приемо-сдаточные; 2 -периодические; 3 - типовые

 $^{*^2}$ Кроме червячных редукторов. $*^3$ При использовании данных для определения КПД погрешность измерений не должна превышать $\pm 1.0\%$.

Примечание. Знак "+" означает, что контроль не производится; знак "±" - контроль выполняется при необходимости.

Значительные дефекты связаны с наступлением отказов изделий - выходом из строя узлов и деталей (подшипников, уплотнений и др.), замена которых предусматривается при техническом обслуживании, и (или) с недопустимым отклонением основных контролируемых параметров (шумовых характеристик, температуры и др.).

Прочие отклонения параметров и качественных признаков рассматриваются как малозначительные дефекты.

Рекомендуемая продолжительность периодических и типовых испытаний, включая испытания в различных режимах нагружения, в зависимости от типов редукторов и моторредукторов:

- цилиндрические одно- и многоступенчатые, конические, коническо-цилиндрические многоступенчатые 1250 ч;
- червячные одно- и многоступенчатые, цилиндрическо-червячные многоступенчатые - 800 ч;
- планетарные одно- и многоступенчатые, цилиндрическо-планетарные многоступенчатые - 800 ч;
- волновыс 500 ч.

Допускается испытания под нагрузкой проводить выборочно с применением методов статистического приемочного контроля по альтернативному признаку в соответствии с ГОСТ 18242.

При этом приемочные уровни дефектности *AQL* для нормального контроля в зависимости от вида дефекта принимают следующие: критический - 1,0%; значительный - 6,5%; малозначительный - 15,0%.

Оценку соответствия изделий техническим требованиям по каждому из контролируемых параметров $n_{\rm BЫX}$, $M_{\rm y}$, $L_{\rm PA}$, η , M и $t_{\rm M}$ осуществляют методами статистического приемочного контроля по количественному признаку согласно ГОСТ 20736. Значения AQL в зависимости от того, к какому виду дефекта приводят недопустимые отклонения неречисленных параметров, выбирают, как было указано выше.

Врашающие моменты $T_{
m BX}$ и $T_{
m BMX}$ и $KT_{
m BMX}$, частоты вращения валов $n_{
m BX}$ и

 $n_{\rm Bыx}$, радиальные консольные силы $F_{\rm Bx}$ и $F_{\rm Bыx}$, температуры $t_{\rm M}$ и $t_{\rm K}$, массу M, мощность $P_{\rm дB}$, износ зубьев $U_{\rm H}$, размеры пятна контакта $L\times H$, время τ определяют путем прямых измерений с помощью приборов и устройств, обеспечивающих измерения с погрешностями не более установленных в табл. 17 и 18.

Удельную массу $M_{\rm y}$ определяют как отношение массы изделия без смазочного материала к подтвержденному значению номинального вращающего момента на выходном валу.

Порядок обработки результатов испытаний при статистическом контроле - по ГОСТ 18242, ГОСТ 20736.

Указаиия по эксплуатации. Перед началом эксплуатации редукторов вращающиеся детали на внешних концах валов должны быть ограждены.

Места редуктора с температурой наружных поверхностей выше 70 °С, доступные для обслуживающего персонала, должны быть ограждены или промаркированы символом и дополнительной табличкой с указанием температуры.

Зубчатые редукторы должны допускать введение в эксплуатацию на полную нагрузку без внутренней расконсервации и обкатки.

Червячные редукторы (кроме применяемых для работы с периодическими остановками) в течение первых 40 ч должны эксплуатироваться без приложения рабочей нагрузки либо с рабочей нагрузкой, не превышающей 50% номинальной, после чего рабочую нагрузку вводят с постепенным ее нарастанием.

Зубчатые передачи и подшипниковые узлы редукторов, аварийный отказ которых может привести к жертвам или значительным экономическим потерям, следует непрерывно или периодически контролировать с целью своевременного получения информации о приближении их к предельному состоянию.

Гарантийный срок эксплуатации редукторов - два года со дня ввода в эксплуатацию, но не более 80% ресурса, указанного в табл. 14 соответственно для передач, валов и подшипников.

КОНТРОЛЬ И ДИАГНОСТИКА ТЕХНИЧЕСКОГО СОСТОЯНИЯ

Зубчатые колеса. Для оценки технического состояния зубчатых колес редукторов (переборных и планетарных) и своевременного обнаружения в рабочих условиях эксплуатационных повреждений зубьев (износа, выкрашивания на рабочих профилях, трещины у основания зуба, скола и поломки зубьев) целесообразно использовать методы и средства виброакустической диагностики машин, базирующиеся на синхронном накоплении сигналов вибрации редукторов.

Методика диагностики технического сосстояния зубчатых колес и рекомендуемая виброизмерительная и диагностическая аппаратура приведены в приложении \mathcal{L} ГОСТ Р 50891-96.

Проведение работ по этой методике состоит из двух основных этапов: настройки контрольно-диагностического комплекса конкретного вида редуктора и осуществления ∂u агностики состояния зубчатых передач.

На этапе настройки формируются вектора диагностических признаков, характеризующие нормальное (бездефектное) состояние сопряженных зубчатых колес для каждой ступени диагностируемого редуктора.

Компонентами векторов являются числовые значения следующих четырех параметров вибрации зубчатого зацепления:

параметр 1 - общий уровень вибрации с частотой пересопряжения зубьев;

параметр 2 - суммарный уровень гармонических составляющих частоты врашения велущего зубчатого колеса;

napa метр 3 - то же ведомого зубчатого ко-леса:

параметр 4 - уровень составляющей на частоте зацепления зубьев в спектре сигнала огибающей амплитуды высокочастотной вибрации редуктора.

При формировании диагностических признаков применяют метод синхронного накопления сигналов вибрации как на периоде зубновой частоты диагностируемой ступени (параметры 1 и 4), так и на периодах частот врашения сопряженных зубчатых колес (параметры 2 и 3). В качестве синхронизирующего используют пилот-сигнал с датчика оборотов выходного вала, требуемое значение частоты следования импульсов которого предварительно формируется в блоке преобразования частоты пилот-сигнала. Этот метод

легко реализуется для переборных редукторов, значительно сложнее для планетарных.

На этапе настройки также формируют пороговые значения выбранных диагностических признаков для каждого класса технических состояний зубчатых колес.

Определенные таким образом значения диагностических параметров, их пороговые величины, а также значения нагружающего момента и частоты вращения входного вала, дату съема вибрационной информации фиксируют и заносят в эксплуатационный паспорт зубчатых колес для редукторов данного вила.

Этап диагностики состоит в периодическом съеме вибрационной информации, определении значений диагностических параметров, сравнений текущих значений с пороговыми и принятии решений при их превышении.

Прогрессирующий износ зубьев сопряженных зубчатых колес диагностируемой ступени редуктора приводит к значительному возрастанию величины диагностического параметра 1. Появление усталостных повреждений на отдельных зубьях (выкрашивание, скол, трешина у основания, поломка) обусловливает рост значений параметров 2 и 3, распространение усталостных повреждений по зубчатым венцам сопряженных зубчатых колес (например, выкрашивания) приводит к возрастанию величины параметра 4.

Методика позволяет не только проводить . лифференцированную диагностику повреждений зубчатых колес, но и на основе анализа изменения трендовых характеристик диагностических признаков (при соответствующем наборе статистических данных) осуществлять прогнозирование остаточного ресурса зубчатых зацеплений по предельным состояниям эксплуатационных повреждений зубьев зубчатых колес.

Подшипниковые узлы. Для оценки текущего состояния работающих подшипниковых узлов без останова и разборки редуктора и для своевременного обнаружения первых признаков начала разрушения (выкрашивания на рабочих поверхностях колец и тел качения) наиболее целесообразно применение методов и приборов виброакустической диагностики и особенно приборов для оценки ударной

вибрации. Методика диагностики приведена в приложении В ГОСТ Р 50891-96.

Применение периодического контроля виброакустических характеристик, возникающих на корпусе подшипникового узла, позволяет практически исключить неожиданный аварийный выход из строя; он особенно необходим в случаях, если аварийный выход из строя может привести к жертвам или значительным экономическим потерям.

Для оценки ударной вибрации, возникающей при первых признаках выкрашивания, следует применять приборы, которые в основном чувствительны к высокочастотным ударным импульсам в области частот, превышающих 20 кГц (переносные приборы "Контест-073К" и др.).

Наблюдение с помощью приборов заключается в следующем. Предварительно производят оценку виброхарактеристик подшипниковых узлов в начале работы редуктора. Полученные на приборе количественные показатели фиксируют и заносят в эксплуатацион-

ный паспорт подшипниковых узлов, отмечая характер нагрузки редуктора и дату замера. Затем через 1-3 мес. эксплуатации про-изводят следующий замер, желательно при аналогичных условиях нагружения, данные фиксируют и сопоставляют с данными предыдущего замера. Далее проверки производят с указанной периодичностью, постоянно сопоставляя результаты. В период нормального установившегося режима (после приработки) результаты измерения обычно близки.

Возникновение нарастания показаний прибора указывает либо на нарушение подачи смазочного масла, появление в нем посторонних частиц, либо на появление первых признаков выкрашивания. Освоение особенностей работы прибора позволяет разделять указанные явления.

При появлении отмеченного нарастания следует сократить интервалы между проверками. В случае подтверждения нарастания ударной вибрации необходимо произвести останов редуктора и смену подшипника.

КОНСТРУКЦИИ ОСНОВНЫХ ТИПОВ РЕДУКТОРОВ И МОТОР-РЕДУКТОРОВ

ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ОДНОСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА ЦУ

Основные параметры цилиндрических одно- и многоступенчатых редукторов установлены ГОСТ 25301-82.

Узкие горизонтальные одноступенчатые цилиндрические зубчатые редукторы типа ЦУ выполняют четырех типоразмеров: ЦУ-100, ЦУ-160, ЦУ-200, ЦУ-250. К узкому типу относят редукторы, у которых ширина зубчатых колес равна (0,2 ... 0,4) от межосевого расстояния. Номинальный вращающий момент на выходном валу от 250 до 4000 Н · м, при номинальных передаточных числах от 2 до 6,3.

Габаритные и присоединительные размеры цилиндрических одноступенчатых редукторов типа ЦУ приведены на рис. 5 и в табл. 19.

Номинальные вращающие моменты на выходном валу редуктора и радиальные силы на концы входных и выходных валов привелены в табл. 20. Радиальную силу следует

считать приложенной в середине посадочной поверхности выходного конца вала.

Редукторы должны допускать кратковременные перегрузки, в 2,2 раза превышающие номинальные нагрузки, возникающие при пусках и остановках двигателя, если число циклов нагружения входного вала за время действия этих перегрузок не превысит 3.106 в течение всего срока службы редукторов.

Номинальные вращающие моменты на выходном валу, указанные для редукторов ЦУ-200 и ЦУ-250, соответствуют струйному смазыванию зацепления. Для подвода масла при струйном смазывании рядом с заливным отверстием предусмотрено сопло.

Редукторы изготовляют по вариантам сборки 11-13, 21-23, 31-33 (рис. 5) в соответствии с ГОСТ 20373.

Номинальная радиальная сила на выходном валу для вариантов сборки 13, 23, 33 и на входном валу для вариантов сборки 31, 32, 33 должна быть уменьшена на 50%.

Варианты сборки 11-13, 21-23 являются предпочтительными.

19. Габаритные и присоединительные размеры цилиндрических одноступенчатых горизонтальных редукторов типа ЦУ (рис. 5), мм

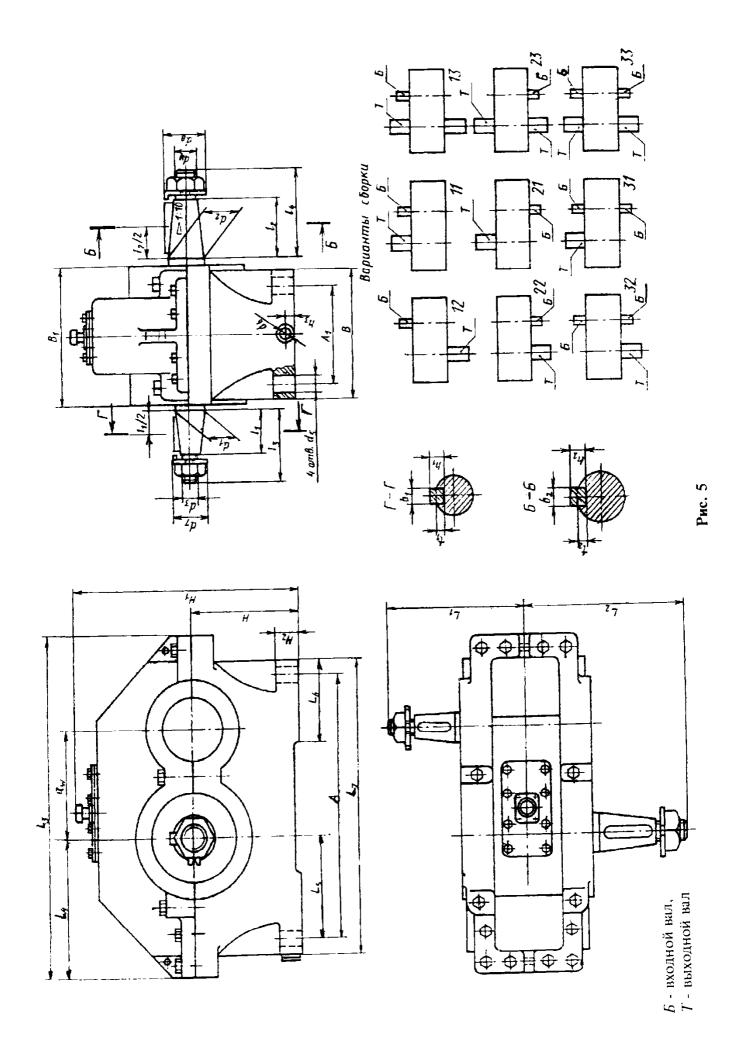
Гипоразмер редуктора	a_w	4	A_1	В	B_{\parallel}	Н	H_1	H_2	L_1	L_2	L_3	L_4	Ls	P ₆	$ P_1 $	² q ¹ q	p ₂	q	d_2
ПУ-100	100	224	65	132	140	112	224	22	136	155	315	132	85	96	265	∞	=	25	35
ЦУ-160	160	355	125	175	185	170	335	28	218	218	475	195	136	125	412	4	91	45	55
ЦУ-200	200	437	136	200	212	212	425	36	230	265	580	236	165	160	500	16	20	55	70
ЦУ-250	250	545	185	250	265	265	530	40	280	315	710	290	212	190		20	25	70	90

Продолжений табл. 19

47 48 h1 h2 h3 l1 l2 l3 l4 t1 t2 33JINB3GEMOTO RIT MACCA, JI 1.5 40 45 7 8 42 58 60 80 4,0 5,0 1 27 1.5 63 75 9 10 32 82 110 110 5,5 6,0 2 75 1,5 75 100 12 32 82 100 140 6,0 7,5 4 75 75 1,5 10 12 32 82 105 110 140 6,0 7,5 4 135 1,5 10 12 32 105 110 170 7,5 9,0 7,5 250															
40 45 7 8 32 42 58 60 80 4,0 5,0 1 63 75 9 10 32 82 82 110 110 5,5 6,0 2 75 100 10 12 32 82 105 110 140 6,0 7,5 4 100 130 12 14 32 105 130 140 7,5 9,0 7,5	d_{6}	-	d ₇	8 p	l _l		h3	/1			14	<i>t</i> ₁	<i>t</i> ₂		Масса, кг
63 75 9 10 32 82 82 110 110 5,5 6,0 2 75 100 10 12 32 82 105 110 140 6,0 7,5 4 100 130 12 14 32 105 130 140 7,5 9,0 7,5	M24×1,5	1,5	40		7	8	32			11	80	4,0	5,0		27
75 100 10 12 32 82 105 110 140 6,0 7,5 4 100 130 12 14 32 105 130 140 170 7,5 9,0 7,5	M24×1,5	1,5	63	75	6	10	32	82	82	110	110		6.0	2	75
100 130 12 14 32 105 130 140 170 7,5 9,0 7,5	M24×1,5	5,1	7.5	001	10	12	32	82	105	110	140	6,0	7,5	4	135
	M24×1,5	1,5	100			14		105	130	140	170	7,5	0.6	7,5	250

20. Допускаемые нагрузки на цилиндрических одноступенчатых горизонтальных редукторах типа ЦУ

иальная сила, Н	на выходном валу $F_{ m Belx}$	2000	4000	2600	8000
Номинальная радиальная сила, Н	на входном валу $F_{ m BX}$	500	1000	2000	3000
Номинальный вращающий момент на выходном валу	$T_{ m Bblx}$, ${ m H}^{\cdot}{ m M}$	250	0001	2000	4000
Типоразмер редуктора		ЦУ-100	119-160	11,9-200	11.9-250



Термическая мощность редуктора при температуре окружающего воздуха 20°С и предельно допустимой температуре масла в картере 75°С приведена в табл. 21.

Под термической мощностью понимается наибольшая передаваемая редуктором мощность без охлаждения или циркуляции масла при температуре окружающей среды 20°С. В тех случаях, когда термическая мощность по таблице меньще передаваемой, следует применять струйное смазывание и охлаждение масла вне редуктора.

Номинальное и фактическое передаточное число, межосевое расстояние a_w , модуль зацепления m, число зубьев шестерни z_1 и колеса z_2 , коэффициенты смещения исходного контура x_1 и x_2 , щирина b колеса приведены в табл. 22. Угол наклона зубьев $\beta = 16^{\circ}15'37''$.

Материал шестерни и колеса - сталь марки 20XH2M, твердость поверхности зубьев \geq 56 HRC $_{9}$: Материалы и виды термической обработки зубчатых колес одно- и многоступенчатых цилиндрических редукторов приведены в табл. 23. Зубья передач имеют высокую твердость, полученную цементацией с закалкой или азотированием, и способны воспринимать более высокую нагрузку по сравнению с ранее выпускаемыми редукторами.

Концы валов конические типа 1 (с наружной резьбой) исполнения 1 (длинные) - по ГОСТ 12081. На концах валов должны быть гайки - по ГОСТ 5915, ГОСТ 5916, ГОСТ 10605 или ГОСТ 10607 и стопорные шайбы - по ГОСТ 13465.

Технические требования по ГОСТ Р 50891-96.

Пример обозначения цилиндрического одноступенчатого редуктора с межосевым расстоянием 200 мм, номинальным передаточным числом 2,5, вариантом сборки 12, категории точности 1, климатического исполнения У и категории размещения 2 по ГОСТ 15150:

Редуктор ЦУ-200-2,5-12-1-У2.

21. Термическая мощность цилиндрических одноступенчатых горизонтальных редукторов типа ЦУ, кВт

Типоразмер		Ном	инальные пе	ередаточные	числа	
редуктора	2	2,5	3,15	4	5	6,3
ЦУ-100			Не лими	тируется		<u> </u>
ЦУ-160			THE STRING	пирустея		
ЦУ-200	80	74	68	60	54	47
ЦУ-250	127	118	108	97	87	76

22. Характеристика зацепления цилиндрических одноступенчатых горизонтальиых редукторов типа ЦУ

b . MM					25							40							50							09			
<i>x</i> ²		0	0	0	-0.08	-0,24	-0,36	-0,48	0,597	0,597	0,597	0,597	0,597	0,597	0,597	0	0	0	-0,08	-0,24	-0,36	-0,48	0	0	0	0	-0,24	-0,36	-0.58
^l x		0	0	0	+0,08	+0,24	+0,36	+0,48	0,75	0,75	0,75	0,75	0,75	0,75	0,75	0	0	0	+0,08	+0,24	+0,36	+0,48	0	0	0	0	+0,24	+0,36	+0,58
22		65	64	69	73	77	80	83	62	29	71	92	08	83	98	65	64	69	73	77	80	83	59	64	69	73	77	80	83
12		37	32	27	23	19	16	13	38	33	29	24	20	17	14	37	32	27	23	19	16	13	37	32	27	23	61	16	13
<i>m</i> , мм				-	2,0	-	•					3,0							4,0							5,0			
<i>a</i> _w , MM					100							091							200					·		250			
ое число	фактическое	1,5946	2,0	2,556	3,174	4,05	5,0	6,385	1,6316	2,03	2.448	3,167	4.0	4,882	6,143	1,5946	2,0	2,556	3,174	4,05	5,0	6,385	1,5946	2,0	2,556	3,174	4.05	5,0	6,385
Передаточное число	номинальное	1.6	2.0	2.5	3,15	4.0	5,0	6,3	1,6	2.0	2.5	3,15	4.0	5.0	6,3	9.1	2.0	2.5	3,15	4,0	5,0	6,3	9,1	2.0	2.5	3,15	4.0	5.0	6,3
Типоразмер					ПУ-100							ПУ-160							ЦУ-200							HY-250			

23. материал и термическая обработка зубчатых передач цилиндрических горизонтальных одно-, двух- и трехступенчатых редукторов типа ЦУ, Ц2У, Ц3У

	•			Therefore the state of the stat		
Детали	Модуль, мм	Диаметр, мм	Ширина вснца, мм	Длина вал-шестерни, мм	Материал	Вид термообработки, твердость
Шестерни, колеса	1,253	62550	1680	·	CTAIL 25XFM	
Вал-шестерни		20220	ı	1201180	1 OCI 4343-71	Нитроцементация, 5663 НКСэ, для сердцевины
Шестерни, колеса	46	60550	1680	,	Сталь 25ХГНМ ВТУ/ЭКО 46-69 или	3545 HRC,
Вал-шестерни		20220	1	1201180	сталь 20ХН2М ГОСТ 4543-71	
Шестерни, колеса	48	125704	60105	ı	Сталь 25ХГНМ или ВТУ/ЭКО 46-69	Цементация, 5663 НRСэ, для сердцевины
Вал-шестерни		64252	ı	3151090	сталь 20ХН3А FOCT 4543-71	3545 HRC ₃
Колеса	914	6101240	112180	ı	Сталь 40ХН2МА	Закалка ТВЧ под
Шестерни, вал- шестерни	714	112264	l	2851620	FOCT 4543-71	слоем жидкости, 5054 НКСэ, для сердцевины 832 НКСь

ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ДВУХСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА Ц2У

Зубчатые цилиндрические двухступенчатые узкие горизонтальные редукторы обшемашиностроительного применения выполняют следующих типоразмеров: Ц2У-100, Ц2У-125, Ц2У-160, Ц2У-200, Ц2У-250. Номинальный вращающий момент на выходном валу от 250 до 4000 Н м, при номинальных передаточных числах от 8 до 40.

Габаритные и присоединительные размеры двухступенчатых редукторов приведены на рис. 6 и в табл. 24, материалы и вид термической обработки зубчатых колес - в табл. 23.

Входной вал имеет конический конец, а конец выходного вала может иметь несколько исполнений: конический, в виде зубчатой муфты, полый со шлицевым отверстием, для соединения приборов управления. Конструктивные исполнения и размеры концов выходных валов редукторов Ц2У, Ц2Н и ЦЗУ приведены в табл. 25.

В табл. 26 приведены номинальные вращающие моменты на выходном валу и радиальные силы на концы валов, в табл. 27 характеристики зацепления редукторов типа Ц2У. Угол наклона зубьев первой и второй ступени $\beta = 16^{\circ}15'57''$.

Материал шестерен и колес - сталь марки 25XГМ, твердость поверхности зубьев \geq 56 HRC₃.

Редукторы должны допускать кратковременные перегрузки, в 2,2 раза превышающие номинальные нагрузки, возникающие при пусках и остановках двигателя, если число циклов нагружения входного вала за время действия этих перегрузок не превысит $3\cdot 10^6$ в течение всего срока службы редукторов.

При работе редукторов типоразмеров Ц2У-160, Ц2У-200 и Ц2У-250 в повторно-кратковременном режиме, т. е. при переменных нагрузках с периодическими остановками, допускается увеличивать значение врашающего момента на выходном валу по сравнению с указанными в табл. 26. Коэффициент увеличения номинального врашающего момента следует принимать равным 2,0, если число циклов нагружения входного вала за время действия этих значений вращающих моментов не превысит 3-106.

При работе редукторов типоразмеров Ц2У-100 и Ц2У-125 в повторно-крат-ковременном режиме максимальная нагрузка не должна превышать значений, указанных в табл. 26.

При работе редукторов в реверсивном режиме, т. с. при периодическом изменении направлений вращения, номинальные вращающие моменты на выходном валу, указанные в табл. 26 (с учетом коэффициента увеличения), должны быть снижены на 30 %.

Редукторы изготовляют по вариантам сборки 11-16, 21-26, 31-36 (рис. 6) в соответствии с ГОСТ 20373. Для редукторов типоразмеров Ц2У-100 и Ц2У-125 варианты сборки 16, 26, 36, а также исполнения с концами валов в виде части зубчатой муфты применять не следует. Варианты сборки 11-13, 21-23 являются предпочтительными.

Номинальную радиальную силу следует считать приложенной в середине посадочной поверхности выходного конца вала. Значения номинальной радиальной силы для редукторов с концами валов в виде части зубчатой муфты должны быть установлены в документации предприятия-изготовителя.

Концы валов конические типа 1 (с наружной резьбой) исполнения 1 (длинные) по ГОСТ 12081. На концах валов должны быть гайки по ГОСТ 5915, ГОСТ 5916, ГОСТ 10605 или ГОСТ 10607 и стопорные шайбы по ГОСТ 13465.

Технические требования - по ГОСТ P 50891-96.

Пример обозначения цилиндрического двухступенчатого редуктора с межосевым расстоянием тихоходной ступени 200 мм, номинальным передаточным числом 20, вариантом сборки 12, категории точности 1, коническим концом выходного вала К, климатического исполнения У и категории размещения 3 по ГОСТ 15150:

Редуктор Ц2У-200-20-12К-1-У3.

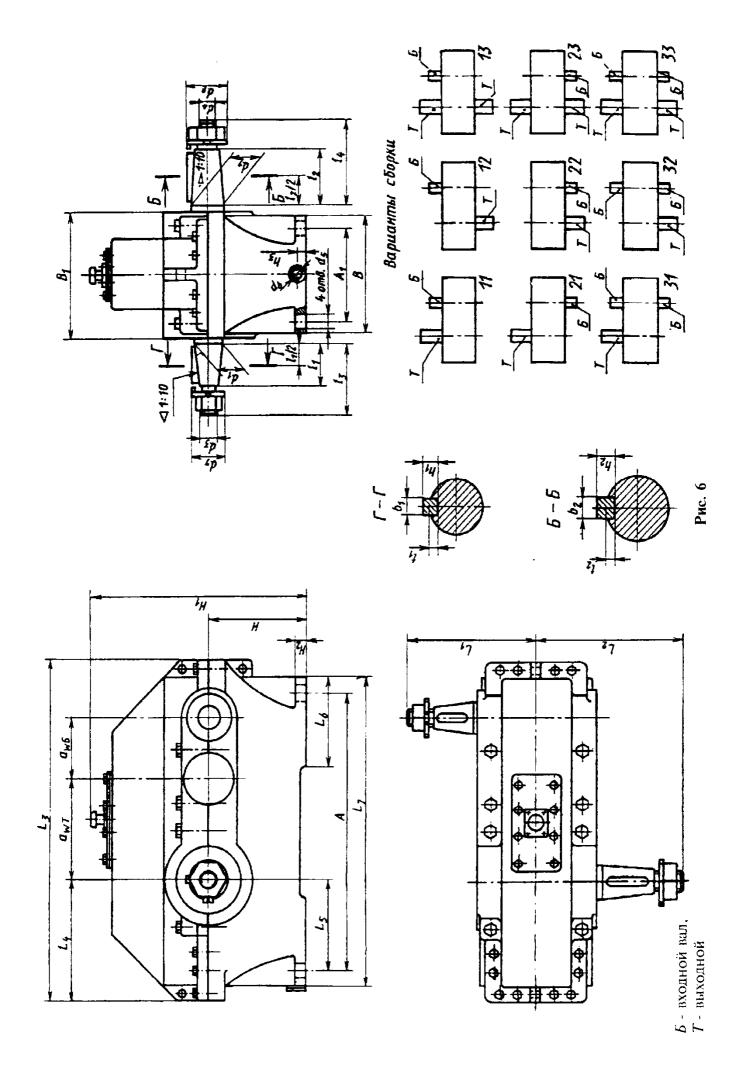
То же, с концом выходного вала в виде части зубчатой муфты:

24. Габариты и присоединительные размеры цилиндрических двухступенчатых горизонтальных редукторов типа 112У (рис. 6), мм

Типоразмер $a_{\rm wE} = a_{ m wT} = A$	a _w 5	$a_{ m wT}$	A	4	В	B B ₁	H	H_1	<i>H</i> ₂	7	L_2	L_3	L_4	L ₅	L_6	L_7	lq	4	d_1	d_2
II2У-100	80	100	100 290	601	145	145 155 112	112	224	<u>8</u>	136	591	380	130	85	06	325	9	10	20	33
Ц2У-125	80	125	125 335	125	591	175 132		265	20	145	206	437	155	901	001	375	9	41	20	45
Ц2У-160	001		160 425	140	561	206	170	335	24	170	224	545	561	136	125	475	œ	91	25	55
Ц2У-200	125	200	515	591	230	243 212		412	30	212	280	029	236	591	091	580	œ	20	30	70
Ц2У-250	160	250	029	250 670 218	280	280 290 265	265	515	32	265	335	800	280	212	190	730	12	25	40	06

Продолжение табл. 24

Объем заливаемого Масса, масла, л	1.5 35	2.2 53	4.5	9.0 170	15.0 320	
t ₂ 3au	5,0	5,5	0,9	7,5	0.	
t ₁	3,5	3,5	0,4	0,4	5.0 9.0	
14	08	011	011	140	170	
13	50	50	09	08	011	
12	58	82	82	105	130	
1/	36	36	42	58	82	
h3	32	32	32	32	32	
h ₂	8	6	01	12	4	
h ₁	9	9	7	7	∞	
<i>8 p</i>	45	63	75	001	130	
d ₇	32	32	40	45	50	
d 6	M24×1,5	M24×1.5	M24×1.5	M24×1,5	M24×1,5	•
45	15	61	24	24	28	
d 4	M20×1,5	M30×2,0	M36×3,0	M48×3,0	M64×4.0	
d_3	M12×1,25	M12×1.25	M16×1,5	M20×1,5	M24×2,0	



106 125 150 106 125 150 112 517 Присоединительные размеры 711 110 28 8 % 25. Размеры коицов выходных валов цилиндрических двух- и трехступенчатых редукторов типа Ц2У, Ц2Н, ЦЗУ, ЦЗУ, мм 10 56 71 8 56 71 8 полых валов d_{15} 5 5 5 95 75 95 Ŋ 2 % % 20 26 34 2,5 2,5 Ħ D×W×JH (IOCL 6033-80) \$ 5 8 Q 8 2 2 118 95 103 200 235 240 340 360 160 140 160 2 присоединения приборов управления Размеры концов выходных валов для ~8 20 20 15 20 d_{14} 9W **X**8 **M**6 \mathbf{X}_{8} \mathbf{X}^{8} d_{13} Π ри $d_{11} \le 70$ 24 4 55 55 4 11pu dr1 > 70 55 -0,045 -0,045 -0,035 -0,060-0,060 пред. OTKI. 6 **4** d_{12} нальноми-НЫЙ 14 25 75 25 75 75 -0,040 -0,120 -0,050 -0,140 -0,060 -0,140 -0,040 -0,120 -0.100пред. OTKI. 6 **4** CDEGNES UNOCKOCHP DEGNESODO d_{11} номиналь-НЫЙ 125 125 140 180 190 35 45 2 2 8 25 5 8 275 310 335 440 470 1 67 77 91 67 91 20 38 38 50 8 9 10 12,5 15 15 15 9,5 10 **5** Размеры концов выходных валов 20 2 в виде части зубчатой муфты d_{11} 140 140 215 230 230 105 95 105 140 3 d_{10} 110 110 150 160 160 160 80 72 252 294 336 420 420 d_{9} ನ ಬಿಜ 8 2 4 8 8 8 2 8 8 \$ 40 Hp Ŋ Topen kopnyca pedykmopa **9** ~ 8 <u>0</u> 0 9 ш Типоразмер U2Y-400H редуктора U2Y-315H U2Y-335H Ц2H-450 Ц2H-500 Ц3У-160 Ц3У-200 Ц2У-160 Ц2У-200 U2Y-100 U2Y-125 U2V-250 U3Y-250

26. Допускаемые нагрузки на цилиндрических двухступенчатых горизонталышх редукторах типа Ц2У

Допускаемые нагрузки			Типоразмер редуктора		
	Ц2У-100	Ц2У-125	Ц2У-160	Ц2У-200	Ц2У-250
Номинальный вращающий момент	250	500	1000	2000	4000
на выходном валу $T_{ m Bhix}$, Н \cdot м					
Номинальная радиальная сила на	500	750	0001	2000	3000
входном валу $F_{\rm Bx}$, Н					
Номинальная радиальная сила на	4000	0095	0008	11200	00091
выходном валу Евых, Н					

27. Характеристика зацепления цилиндрических двухступенчатых горнзонтальных редукторов типа Ц2У

	<i>b</i> т, мм	+ . ^		5 25		~^				<u> </u>		32	, - , <u>-</u>		
	<i>X</i> 4	-0,24	-0,48	-0,24		-0,48	(-0,24	-0,36	-0,58	-0,24	-0,36		-0,58	
ІЄНЬ	ξχ	+0,24 +0,36	+0,48	+0,36		+0.48		+0,24	+0,36	+0.58	+0,24	+0,36		+0.58	
Вторая ступень	23	77 80	83	80		83		7.7	<u>@</u>	83	77	08		83	
Втс	23	91 61	<u>6</u>	9]		13		6]	91	13	61	91		13	
	<i>m</i> , MM			2								2,5			
	$a_{\rm wT}$.			001								125			
	$b_{ m E}$, mm			20								20			
	<i>x</i> ₂			+0,75 +0,597								+0,597			
снь	x_1			+0,75								+0,75			
Первая ступень	72	29		08		83	020	,	29		Vo	00		83	98
Пег	12	33		20		17	41	į	33		30	07		11	14
	<i>m</i> , MM			1,5								1.5			
	$a_{\rm wE}$.			80								80		_	
Передаточное число	факти- ческое	8,23 10,15	12,96	20,0	25,54	31,17	39,92	8.23	0.115	12,96	16,21	20,0	25,54	31,17	39,92
Передаточ	номи- нальнос ческое	8,0 10,0	12,5	16,0 20,0	25,0	31,5	40,0	0. %	0,01	12,5	16,0	20,0	25,0	31,5	40,0
Типоразмер	редуктора			Ц2У-100								112V-125			

															į	
Типоразмер	Перед	Передаточное число			Пср	Первая ступень	снь					Втој	Вторая ступень	ень		
редуктора	номи- нальное	факти- ческое	$a_{\rm wB}$	<i>m</i> , MM	12	72	١ _X	ζ_X	$b_{ m E}$,	$a_{\rm wT}$,	<i>m</i> , MM	62	24	ξχ	<i>X</i> 4	$b_{ m I},$
	8.0	8.0										20	80			
	10.0	9.76			32	64	0	0		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		17	83			
	12.5	12,29						·				4	98			
	0.91	16,21	-						(``	(20	80			
LL2Y-160	20,0	19,79	001	7.0	61	77	+0,24	-0,24	C7	 091	3,0	17	83	+0,75	-0,597	40
	25,0	24.9		,									ò			
	31.5	30.72			91	08	+0,36	-0,36				14	80			
	40,0	39,20			14	82	+0,44	-0,44				13	87			
	8,0	8.11										61	77	+0,24	-0.24	
	0,01	0,01			32	64	0	0				91	80	+0.36	-0,36	
	12,5	12,77										13	83	+0,48	-0.48	
112У-200	0,91	16,43	125	2.5	01	יו	70.01	77	32	200	4,0	61	77	+0.24	-0.24	50
	20.0	20.0			13	, ,	±0,24	-0,24				16	80	+0,36	-0,36	
	25.0	25,88				Q.	76.0	76.0								
	31,5	31,93			9]	08	+0,36	-0,36				13	83	0,48	-0.48	
	40,0	40,77			13	83	+0,58	-0,58				•			•	
	8.0	8,23										61	77	+0,24	-0,24	
	0,01	10.15			33	29				••		91	80	+0,36	-0.36	
	12,5	12.96										13	83	+0,58	-0,58	
	16.0	16,21			6	S						19	77	+0,24	-0.24	
Ц2У-250	20,0	20,0	091	3.0	0.7	90	+0,75	+0,597	40	250	5,0	16	80	+0,36	-0,36	63
	25,0	25,54			ŗ	ç										
	31.5	31,17			<u>`</u>	\$3						13	83	+0,58	-0,58	
	40,0	39.22			4	98										

ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ДВУХСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА Ц2У-Н

Редукторы этого типа по габаритным размерам и передаваемым вращающим моментам продолжают ряд редукторов типа Ц2У. Их выполняют пяти типоразмеров для передачи вращающего момента на выходном валу от 7000 до 50000 Н·м при передаточных числах от 8 до 50. Буква Н в обозначении указывает, что зубчатые передачи имеют зацепление Новикова.

Габаритные и присоединительные размеры, размеры цилиндрических концов входного и выходного валов редукторов приведены на рис. 7 и в табл. 28; концы выходных валов в виде части зубчатой муфты и концы для присоединения приборов управления и автоматики - в табл. 25.

В табл. 29 даны допускаемые нагрузки и термическая мошность.

В редукторах предусмотрено как картернос, так и струйное смазывание зацепления.

Редукторы должны допускать кратковременные перегрузки, в 2 раза превышающие номинальные нагрузки, возникающие при пусках и остановках двигателя, если число циклов нагружения входного вала за время действия этих перегрузок не превысит $3\cdot10^6$ в течение всего срока службы редукторов.

Для реализации расчетной мощности требуется проточное смазывание. Масло подают через коллектор, установленный на вертикальной стенке крышки со стороны входного вала. При картерной непроточной системе смазывания редукторы имеют ограничения по термической мощности, а при передаче большей мощности, чем термическая, требуется струйное проточное смазывание и охлаждение.

В табл. 30 приведены характеристики зацепления редукторов типа Ц2У и Ц2Н (здесь β - углы наклона зубьев). Для передач Новикова с двумя линиями зацепления применяют исходный контур по ГОСТ 15023. Материал шестерен - сталь марки 40ХН2МА (твердость 269...302 НВ), колес - сталь марки 40Х (твердость 241...285 НВ).

Редукторы изготовляют по вариантам сборки 11-15, 21-25, 31-35 (рис. 7) в соответствии с ГОСТ 20373. Варианты сборки 11-13, 21-23 являются предпочтительными.

Пример обозначения цилиндрического двухступенчатого редуктора с межосевым расстоянием тихоходной ступени 315 мм, с передачами Новикова, номинальным передаточным числом 25, вариантом сборки 12, категории качества 1, климатическим

исполнением У и категорией размещения 3 по ГОСТ 15150:

Редуктор Ц2У-315Н-25-12-1-У3.

То же, с концом выходного вала в виде части зубчатой муфты:

Редуктор Ц2У-315Н-25-12М-1-У3.

То же, с межосевым расстоянием 450 мм, с концом выходного вала для присоединения приборов управления и автоматики и вариантом сборки 14:

Редуктор Ц2Н-450-25-14-1-У3.

ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ТРЕХСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА ЦЗУ

Ряд редукторов этого типа состоит из трех типоразмеров с межосевыми расстояниями тихоходной ступени - 160, 200 и 250 мм - и обеспечивает передачу выходным валом вращающих моментов от 1000 до 4000 Н · м при передаточных числах от 45 до 200.

Габаритные и присоединительные размеры приведены на рис. 8 и в табл. 31. Конец входного вала - конический, конец выходного вала может быть коническим, в виде зубчатой втулки или полым со шлицевым отверстием. В некоторых вариантах сборки второй конец выходного вала имеет центрирующий выступ и резьбовые отверстия с торца вала для подсоединения электрических приборов.

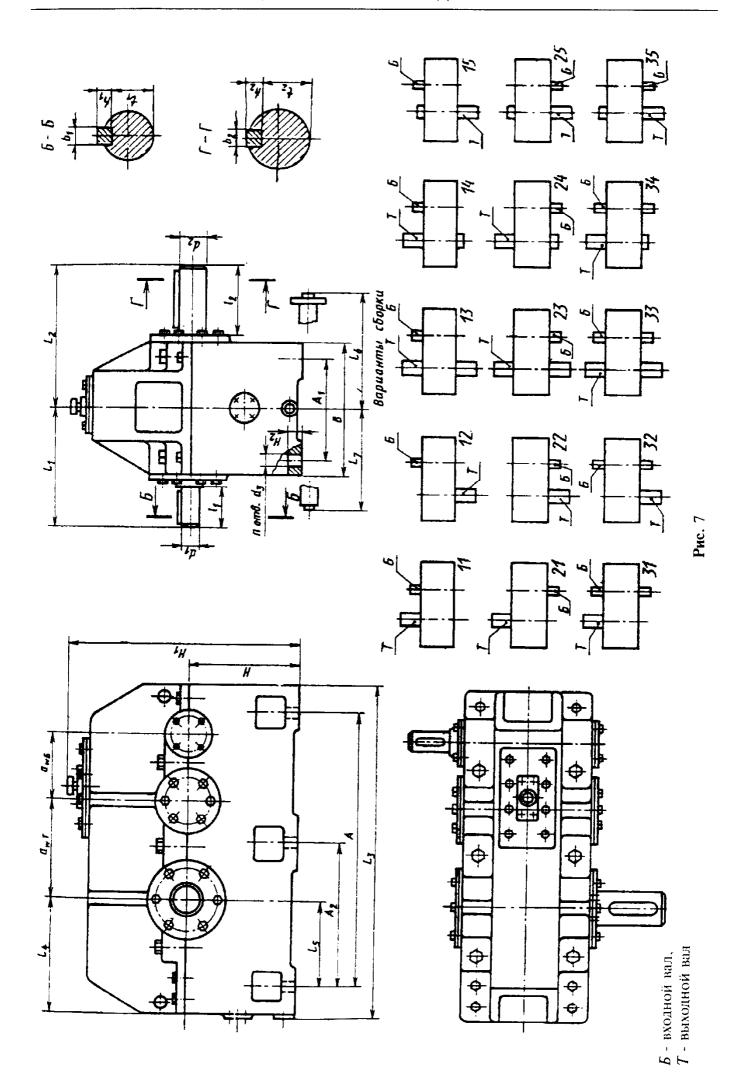
Варианты сборки 11-13, 21-23, 31-33 (рис. 8) выполняют с концами валов под муфты или в виде части зубчатой муфты; 14, 15, 24, 25, 34, 35 - с концами выходного вала для присоединения приборов управления; 16, 26, 36 - с полым выходным валом.

Размеры концов валов приведены в табл. 25. Характеристика зацепления дана в табл. 32 (здесь b - ширина зубчатых колес). Угол наклона зубьев колес всех ступеней $\beta = 16^{\circ}15'37''$.

Материал шестерен и колес - сталь марки $25X\Gamma M$, твердость рабочих поверхностей зубьев $\geq 56~HRC_2$.

Допускаемые нагрузки в цилиндрических трехступенчатых горизонтальных редукторах:

Типоразмер редуктора	Ц3У-160	Ц3У-200	Ц3У-250
Номинальный вращаюший мо-мент на выход-ном валу Н-м	1000	2000	4000
Номинальная радиальная сила, На на входном валу на выходном валу	500 8000	1000 11200	2000 16000



28. Габаритные и присоединительные размеры цилиндрических двухступенчатых горизонтальных редукторов типа 112У-Н (рис. 7), мм

Тиноразмер	$a_{\rm wb}$	a _w T	7	Ā	4	В	H	H,	H_{γ}	[1]	[2]	L_3	L_{A}	L_{ϵ}	Γ_{k}	L_{γ}
редуктора				-	7			1	7	-	7_		+	,	0	_
Ц2У-315Н	200	315	740	760	370	340	335	685	35	300	420	1045	360	215	275	200
Ц2У-355Н	225	355	850	280	425	360	375	740	35	320	440	1170	405	250	310	235
L2Y-400H	250	400	950	330	475	420	425	835	42	380	200	1320	450	280	335	240
Ц2H-450	280	450	1060	515	530	290	475	955	50	200	650	1475	200	310	440	340
Ц2Н-500	315	200	1220	580	615	650	530	1030	09	530	069	1660	530	360	470	360
																1

$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$													
28 50 110 28 9 16 110 210 44 32 55 125 28 10 18 110 210 44 36 60 140 35 11 20 140 250 53 40 80 160 35 14 22 170 300 71 45 90 180 42 14 25 170 300 81	<i>p</i> 1	b_{γ}	d_1	d_{λ}	d_{i}	η,	h	17	7	<i>t</i> ,	1,	Объем заливае-	Macca,
28 50 110 28 9 16 110 210 44 32 55 125 28 10 18 110 210 44 36 60 140 35 11 20 140 250 53 40 80 160 35 14 22 170 300 71 45 90 180 42 14 25 170 300 81	-	\ <u>1</u>	1	7	ć	1.	7	1.	7.	-1	7.	мого масла, л	ΚΓ
32 55 125 28 10 18 110 210 44 36 60 140 35 11 20 140 250 53 40 80 160 35 14 22 170 300 71 45 90 180 42 14 25 170 300 81	14	28	50	110	28	6	91	110	210	44	100	30	520
36 60 140 35 11 20 140 250 53 40 80 160 35 14 22 170 300 71 45 90 180 42 14 25 170 300 81	91	32	55	125	28	01	81	110	210	44	114	35	700
40 80 160 35 14 22 170 300 71 45 90 180 42 14 25 170 300 81	81	36	09	140	35		20	140	250	53	128	09	940
45 90 180 42 14 25 170 300 81	22	40	80	160	35	14	22	170	300	71	157	06	1530
	77	45	06	180	42	41	25	170	300	81	165	100	2100

29. Допускаемая нагрузка и термическая мощность для цилиндрических двухступенчатых горизонтальных редукторов типа Ц2У-Н

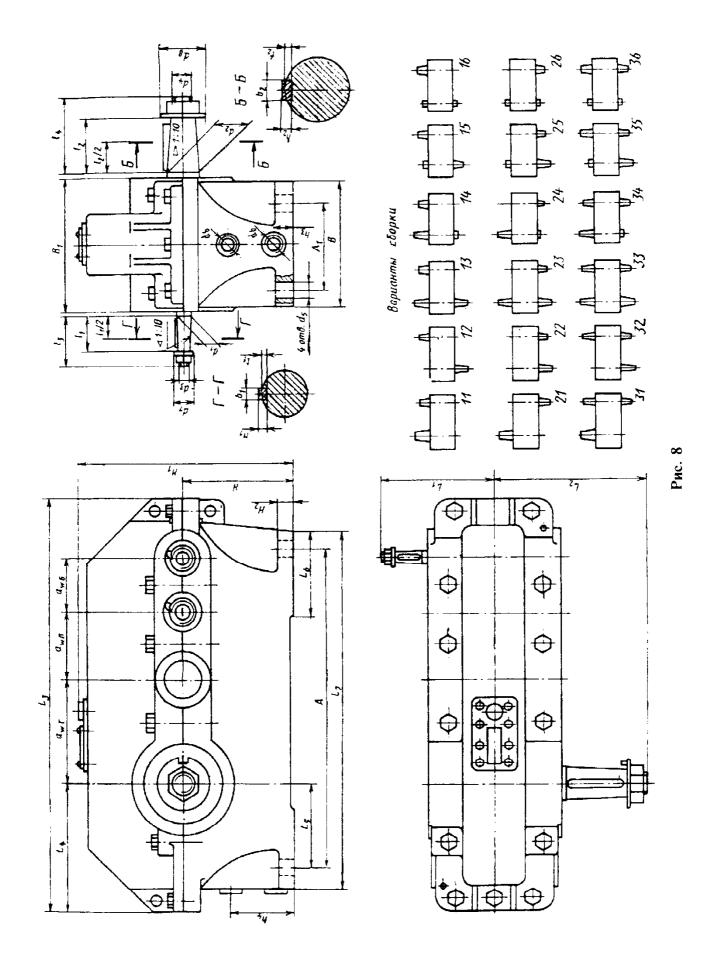
	Параметр			Типо	Типоразмер редуктора	ropa	
			Ц2У-315Н	Ц2У-355Н	Ц2У-400Н	Ц2Н-450	Ц2Н-500
	VII OU MOTHOVO OIL	для вариантов сборок	4000	5000	7100	00001	12500
	Ha BAOAHOM Babiy	11, 12, 13, 14, 15, 21, 22,				•	
	$F_{ m BX}$	23, 24, 25					
Допускаемая		для вариантов сборок	2000	2500	3550	2000	6250
радиальная		31, 32, 33, 34, 35					
КОНСОЛЫКАЯ	Auda Wondowiia on	для вариантов сборок	22400	28000	31500	00009	80000
сила, Н	Ha BBACAHOM Bally	11, 12, 13, 14, 15, 21, 22,					
	FBIJX	24, 25, 31, 32, 34, 35					
		для вариантов сборок	11200	14000	15750	30000	40000
		13, 23, 33					
Допускаемый вращаюш	ий момент на выходно	Допускаемый вращающий момент на выходном валу, H·м, при n _{ву} =	7800	10900	15900	33400	45200
		Ya -					
$= 1500 \text{ o6/мин}, \ u = 25$	= 1500 об/мин, $u = 25$ и непрерывном нереверсивном режиме работы	ивном режимс работы					
Термическая моцность, кВт	кВт		08	100	125	150	200
Объем масла при струй	Объем масла при струйном смазывании, л/мин		15,4	20,0	30,0	43,0	56,0

30. Характеристика зацепления цилиндрических двухступенчатых горизонтальных редукторов типа Ц2У и Ц2Н

$a_{\rm w}$ E , $m_{\rm l}$, $\beta_{ m l}$
200 4 16 15 37"
225 4,5 16,15'37"
250 5 16 15 37"

Продолжение табл. 30

PC-13-NCT OF 14 (14) (4) Mod (14) (4)	Типораз-	Переда	Передаточное			Пер	Первая ступень	пень			-		Втора	Вторая ступень	ень		
8 8 8 40 80 9 7 9	редуктора	номин	факт.	a_{wE} ,	<i>m</i> ₁ ,	β	12	72	7	іна, мм шестерни	a _w T.	<i>m</i> 2, мм	β_2	23	24	Ширин	на, мм шестерни
10 104 34 86 91 92 91 92 91 92 91 45 92 91 45 92 91 450 92		∞	∞				40	80						22	98		
12.5 12.8 1.2.8 1.2.8 1.2.9 9.0 <th< td=""><td></td><td>10</td><td>10,4</td><td></td><td></td><td></td><td>34</td><td>98</td><td></td><td></td><td></td><td></td><td></td><td>22</td><td>98</td><td></td><td></td></th<>		10	10,4				34	98						22	98		
16 16.4 16.4 4.5 1521/32** 20 96 112 - 450 8 16/15/37** 22 86 200 20 20.3 2.5 2.5 4.5 1521/32** 20 110 112 - 450 8 16/15/37** 22 86 200 31.5 31.5 3.1 1.6 104 1.0 1.2 1.2 1.2 1.8 9.0 40 38.6 4.9.3 1.0 <		12,5	12,8				29	16	· · · · · · ·					22	98		
20 20,3 280 4.5 152132* 20 100 112 - 450 61537* 20 100 112 - 450 8 (61537)* 20 100 112 - 450 18 6 18 90 18		91	16,4				24	96						22	98		
25 25 31.9 4 100 4 4 9 4 9 4 8 9 4 8 9 4 8 9 4 8 9 8 8 8 8 103 4 103 104 9 1 1 8 9 1	Ц2Н-450	20	20,3	280	4,5	15°21′32″	20	100	112	ı	450	∞	16°15′37″	22	98	200	ı
31.5 31.6 31.9 16 104 104 104 104 105 104 105 107 108 </td <td></td> <td>25</td> <td>25</td> <td></td> <td></td> <td></td> <td>20</td> <td>100</td> <td></td> <td></td> <td></td> <td></td> <td></td> <td>81</td> <td>06</td> <td></td> <td></td>		25	25				20	100						81	06		
40 38.6 49.3 1 16 104 10 1 <t< td=""><td></td><td>31,5</td><td>31,9</td><td></td><td></td><td></td><td>91</td><td>104</td><td></td><td></td><td></td><td></td><td></td><td>81</td><td>06</td><td></td><td></td></t<>		31,5	31,9				91	104						81	06		
8 8 13 107 9 15 9 15 93 15 8 8 4 41 80 9 1 21 86 1 21 86 1 21 86 1 21 86 1 21 86 1 21 86 1 21 86 1 21 86 1 21 86 2 2 2 2 2 2 2 2 3 3 3 3 3 3 3 3 4 3 3 4 3 4		40	38,6				91	104						15	93		
8 8 41 80 80 41 80 41 <td></td> <td>50</td> <td>49.3</td> <td></td> <td></td> <td></td> <td>13</td> <td>107</td> <td></td> <td></td> <td></td> <td></td> <td></td> <td>15</td> <td>93</td> <td></td> <td></td>		50	49.3				13	107						15	93		
10 10 10 10 10 35 86 86 91 7 40 21 86 </td <td></td> <td>∞</td> <td>∞</td> <td></td> <td></td> <td>-</td> <td>41</td> <td>80</td> <td></td> <td></td> <td></td> <td></td> <td></td> <td>21</td> <td>98</td> <td></td> <td></td>		∞	∞			-	41	80						21	98		
12.5 12.4 40.2 30 91 96 96 97 86 86 86 86 86 86 86 86 86 86 86 225 86 203 96 101 125 - 500 9 15°38'05" 21 86 225 25 25 25 101 125 - 500 9 15°38'05" 18 89 225 31.5 32.4 16 105 105 105 18 89 18 89 40 40.2 16 105		01	01				35	98						21	98		
16 15.7 315 5 16*1142" 20 101 125 - 500 9 15*38*05" 21 86 225 25 25 25 101 125 - 500 9 15*38*05" 21 86 225 31.5 32.4 1 16 105 1 1 18 89 40 40.2 1 16 105 1		12,5	12,4				30	16	<u></u>					21	98		
20 20,7 315 5 16*11*42" 20 101 125 - 500 9 15*38*05" 21 86 225 25 25 25 101 20 101 20 18 89 89 31.5 32.4 40,2 16 105 16 105 18 89 89 40 40,2 16 105 16 105 16 16 17 18 92 17 50 50,9 13 108 108 16 15 92 18		91	15.7				25	96		, · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				21	98		
25 25 20 101 18 31.5 32.4 16 105 18 40 40.2 16 105 15 50 50.9 13 108 15		20	20,7	315	5	16°11′42″	20	101	125	ı	200	6	15°38′05″	21	98	225	ı
.5 32,4 16 105 18 40,2 16 105 15 50,9 13 108 15	II2H-500	25	25				20	101		-					68		
40,2 16 105 15 50,9 13 108 15		31.5	32,4				91	105							68		
50,9		40	40.2				91	501				-		15	92		
		20	50,9				13	801						15	92		



	Ē	Типоразмер редуктора	pa		Тип	Типоразмер редуктора	pa
Параметр	ЦЗУ-160	Ц3У-200	ЦЗУ-250	Параметр	L(3Y-160	ЦЗУ-200	Ц3У-250
$a_{\rm wE}$	160	200	250	d_2	55	7.0	06
$a_{\kappa 11}$	100	125	160	<i>d</i> ₃	M12×1,25	M16×1,5	M20×1,5
$a_{\rm wT}$	80	100	125	d ₄	M36×3	M48×3	M64×4
4	475	580	750	d ₅	24	24	8
A_1	140	165	218	d_6	M24	M24	M24
В	195	230	280	d ₇	40	45	50
B_1	206	243	290	<i>p</i>	88	100	130
Н	170	212	265	ly l	4	5	5
H_1	345	425	530	h ₂	6		14
H_2	28	36	40	h ₃	32	32	32
L_1	160	061	236	h_4	110	125	160
L_2	224	280	335	1/	36	42	58
L_3	630	775	950	1/2	82	105	130
L_4	195	236	290	<i>l</i> ₃	50	09	80
<i>L</i> ₅	136	165	212	l ₄	110	140	170
L_6	145	185	230	t ₁	2,5	3,0	3,0
L_{7}	530	650	825	t ₂	5,5	7.0	9,0
p_1	4	5	5	Объем заливаемого масла, л	6,2	12,0	18,4
p_2	14	18	22	Масса, кг	90	186	335
d_1	20	25	30))))

32. Характеристика зацепления цилиндрических трехступенчатых горизонтальных редукторов типа ЦЗУ

Типо-	Перхля чи	Передаточное: число		;	He	Первая ступень	упсиь				23	Вторая ступень	ТУИСИЪ						Τp	C KELLEN	Третья ступень		
размер редуктора	ном.	факт	2	m,	12	22	x ¹	x ₂	b_{E} .	амп.	m ₂ .	23	24	x ₃	<i>x</i> ₄	b_{Π} , a_{wT}	Tw.	m3.	25	92	XS	9 _X	, Lq
			MM	MM				,	MM	Σ	MM					мм Т	Т, мм	MM					MM
	45	46,62			33	29	0,75	0,597				61	- 12	+0,24	-0,24	 			15	8.5	0.75	0,597	
	99	48,44																1	17	83	0,75	0,597	
	95	56.23			29	7.1	0,75	0,597							1170					85	0,75	765.0	40
	63	63,34			24	76	0,75	0,597			<u> </u>	91	80	+0,36	-0,36		<u></u>		20	80		0,597	
ПЗУ-160	20	79,14	80	1,5					20	100	2,0	61	- 77	+0,24	-0,24	25	091	3,0	17	83	0.75	0,597	
	001	97,64			20	80	0,75	0,597				91	08	+0,36	-0,36			L	41	98	0,75	0,597	
	12.5	122,86									<u>_</u>								<u> </u>				
	160	156,78										4.	82	+0,44	-0,44			L	13	87	0,75	0,597	
	200	191,35			11	83	0,75	0,597				-	n.										
H3Y-200	45	43,77			32	64						 			 				1.5	81	+0,4	-0,4	
	50	51.80			27	69	0	0				19	77	+0,24	-0,24				16	80	+0,36	-0,36	
	56	55,94											-						15		+0,4	-0,4	
	63	64,32			23	73	+0,08	-0,08				91	80	+0.36	-0.36				61	77	+0,24	-0,24	90'08
	08	82,13	901	2,0					25.0	125	2,5	61	17	+0,24	-0,24	32,0	200	4,0	91	80	+0,36	-0,36	
	001	101,33			19	11	+0,24	-0,24	_	•	L	91	80	+0,36	-0,36			<u> </u>					
	125	129,39			_																		
		165,23										13	- 83	+0,58	-0.58		-		13	83	+0,48	-0.48	
	200	203,84			91	80	+0,36	-0,36							_							_	
-	45	43,20			32	49						20	80						15	8.1	+0,4	-0.4	<u> </u>
	90	\$1,12			27	69	0	0							·····	···			- 91	80	+0,36	-0,36	
	99	55.21																	1.5	81	+0,4	-0,4	
	63	63,60										14	98						61	77	+0,24	-0,24	0,09
ЦЗУ-250	- 0%	81,06	125	2,5					32.0	160	3,0	20	80	0,75	0,597	40,0	250	5,0	91	08	+0,36	-0,36	
	901	98.93			19	77	+0,24	-0,24			<u> </u>	17	83					<u> </u>	13	80	+0,58	-0,58	
	125	126,34																					
	091	158,97																					
	200	196,12			16	80	+0,36	-0,36				14	98					,					
													•	İ									

ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ДВУХСТУПЕНЧАТЫЕ СООСНЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА Ц2С

Номинальные вращающие моменты на выходном валу редукторов типа Ц2С от 125 до 1000 Н м при передаточных числах от 8 до 50.

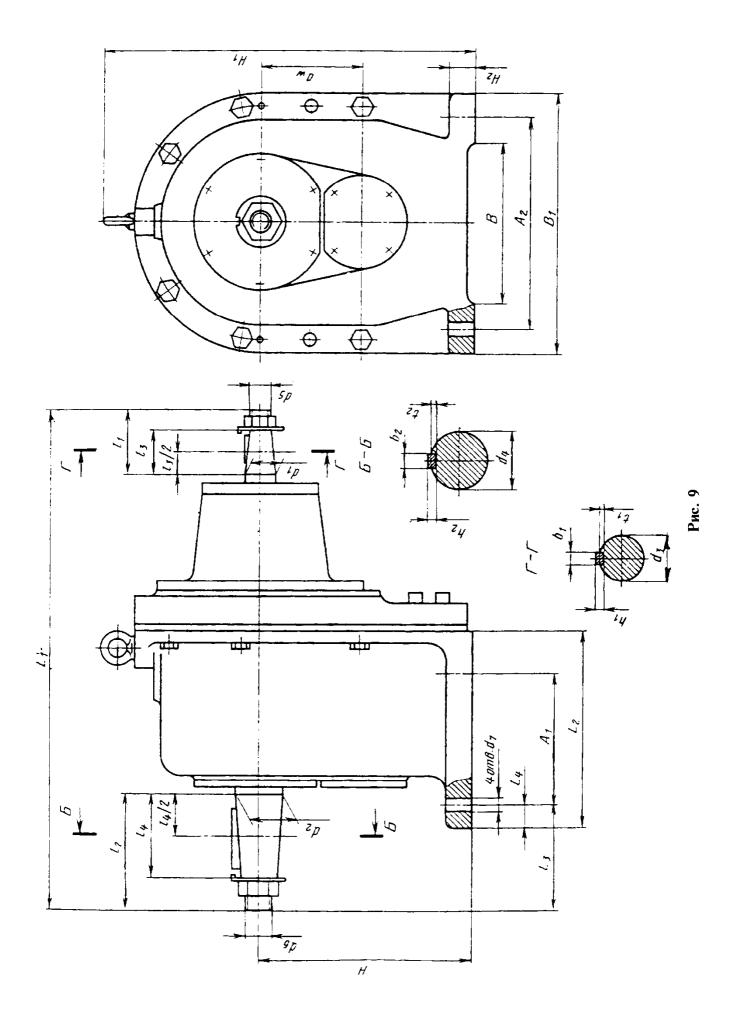
Габаритные и присоединительные размеры редукторов приведены на рис. 9 и в табл. 33, техническая характеристика - в табл. 34.

33. Габаритиые и присоединительные размеры цилиндрических двухступеичатых соосных редукторов типа Ц2С (рис. 9), мм

Пара- метры	T	ипоразме	р редуктор	oa e	Пара- метры	T	ипоразмер	э редуктор	oa
	Ц2С-63	Ц2С-80	Ц2С-100	Ц2С-125		Ц2С-63	Ц2С-80	Ц2С-100	Ц2С-125
$\overline{a_w}$	63	80	100	125	d_2	28	35	45	55
$\overline{A_1}$	110	115	130	160	d_3	20,20	20,20	22,90	25,90
$\overline{A_2}$	150	180	210	280	d_4	25,90	32,10	40,90	50,90
\overline{B}	110	130	150	230	d_5	M12×1,5	M12×1,5	M 16×1,5	M16×1,5
B_{I}	185	225	255	335	d_6	M16×1,5	M20×1,5	M30×2	M36×3
\overline{H}	140	170	212	265	d_7	12	15	15	19
$\overline{H_1}$	270	315	370	465	h _I	4	4_	5	5
\overline{H}_2	16	18	22	28	h_2	5	6	_8	9
$\overline{L_1}$	360	405	485	530	11	50	50	60	60
$\overline{L_2}$	160	175	195	235	l_2	60	80	110	110
$\overline{L_3}$	48	75	102	105	<i>l</i> ₃	36	36	42	42
$\overline{L_4}$	15	22	20	25	14	45	58	82	82
b_{I}	4	4	5	5	t_1	2,5	2,5	3,0	3,0
$\overline{b_2}$	5	6	12	14	t_2	3	3,5	5,0	5,5
d_1	22	22	25	28	Объем залива- емого масла, л	0,6	1,2	1,5	4,0
					Масса, кг	17,5	28	45	78

34. Техническая характеристика цилиндрических двухступенчатых соосных редукторов типа Ц2С

Типоразмер редуктора	Номинальные передаточные числа	Вращающий момент на выходном валу, Н м	Радиальная с	ила на валу, Н	кпд
			мондоха	выходном	
Ц2С-63	8; 10; 12,5	125	500	2800	_
Ц2С-80	16; 20; 25	250	800	4000	0.98
112C-100	31,5; 40	500	1000	5600	
Ц2С-125	50	1000	1000	8000	



МОТОР-РЕДУКТОРЫ ЦИЛИПДРИЧЕСКИЕ ОДНОСТУПЕНЧАТЫЕ ТИПА МІД

Мотор-редукторы типа МЦ представляют собой конструктивно объсдиненные цилиндрический одноступенчатый релуктор и электродвигатель Мотор-редукторы данного ряда обеспечивают передачу вращающего момента на выходном валугот 63 до 400 Н м.

44 24 AZ B B Зубчатые колеса изгоговляют из стали марки 25ХГМ с последующей нитроцементацией. Рис. 10 Технические требования по ГОСТ Р 50968-96. A 4 omo da 17 وع H

35. Габаритные и присосдинительные размеры цилиндрических одноступенчатых мотор-редукторов типа МПІ (рис. 10), мм

₹ =	0.4	1,0	5.	3,0
а, кг без электро- лви- гателя	10,0	17.3	27	4.5
Maeca, Kr c Olekt- 6e pojibil- Olekt rate- jibi	54	7.8	125	200 205 185
-	2,5	3,0	3.5	5.0
12	50	09	08	0110
7	36	4 2	58	82
$d_4 \mid h_1 \mid I_1$	4	v ₁	9	∞
<i>d</i> ₄	12	15	61	61
d_3	20,20 M 12.1,25	M16.1.5	M20.1,5	M30.2
d_2	20,20	25.90	32,10	40,90
d _I	22	28	35	45
<i>b</i> ₁	4	8	9	12
L_3	185	205	255	325
L_2	15	81	20	25
L_1	06	105	128	160
7	475 505	565	67.5	830
H ₂	91	22	25	28
H_1	306	370	426	530
Н	80	001	112	140
B_1	215	275	305	355
В	120	061	250	300
2,	081	230	280	300
4	150	165	200	270
a _w	63	80	100	125
и,	450 355 280 224	450 355 280 224	450 355 280 224	450 35.5 280 224
Тяпоразмер мотор- релуктора	M1[-63	MH 80	M1L-100	MIL-125

Номинальная частота вращения вала
 Объем заливаемого масла

36. Техническая характеристика цилиндрических могор-редукторов гипа МЦ

Типоразмер	Частота враще вала, с	Частота вращения выходного вала, об/мин	Допускаемый вращающий	Допускаемая радиальная сила	Комплек	Комплектующий электродвигатель	вигатель
мотор- редуктора	номинальная	фактическая	момент на вы- ходном валу, Н·м	на выходном валу, Н	Обозначение	Частота враще- ния, об/мин	Мощность, кВт
	450	448	63,7		4A100S4P3	1420	3,0
ML-63	355	372	56,5	0001	4A100L6P3	950	2,2
	280	275	53,0		4A100L8P3	700	1,5
	224	221	63,7				
	450	470	112		4A112M4P3	1450	5.5
MII-80	355	376	101	1400	4A112MB6P3	950	4,0
	280	308	123		4A112MB6P3	700	3,0
	224	227	124				
	450	457	230		4A132M4P3	1450	11,0
MII-100	355	338	210	2000	4A132M6P3	096	7,5
	280	569	264		4A132M8P3	720	5,5
ļ	224	227	232				
	450	460	390		4A160M4P3	1460	18,5
MII-125	335	360	491	2800	4A160M6P3		15,0
	280	306	469		4A160S6P3	970	11,0
	224	239	440				;

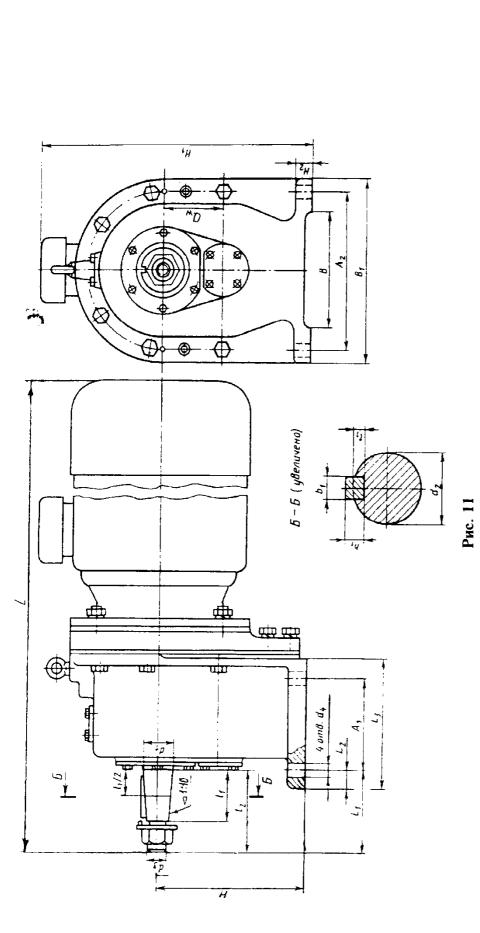
Примечание. В настоящее время происходит постепенное внедрение, вместо асинхронных двигателей единой серии 4A, машин новой серии АИ, соответствующих мировым стандартам.

37. Характеристика зацепления в цилиндрических одноступенчатых мотор-редукторах типа МІЦ

													ЦЦ			
Ширина	колеса, мм		91				20				25				32	
2.2		16	98	98	91	93	87	93	93	76	94	100	97	96	91	96
12		29	34	34	29	29	35	29	29	31	34	28	31	24	29	24
<i>m</i> . mm			1,0				1,25				1.5				2,0	
a_{κ} , MM			63				80				100				125	
Передаточное число мотор-редуктора	факт.	3,14	2,53	2.53	3,14	3.2	2,48	3.2	3.2	3,13	2.76	3,57	3,13	4,0	3,14	4,0
Передаточ мотор-ре	номин.	3,15	2.5	2,5	3,15	2.5	4,0	3,15	3.15	3.15	2,8	3,55	3,15	4.0	3,15	4.0
Типоразмер	редуктора		MIL-63				ML-80				MIL-100				ML-125	

МОТОР-РЕДУКТОРЫ ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ДВУХСТУПЕНЧАТЫЕ СООСНЫЕ ТИПА МЦ2С

Цилиндрические двухступенчатые соосные мотор-редукторы выпускают четырех типоразмеров на передачу выходным валом вращающего момента от 100 до 1130 Ц м при частоте вращения от 20 до 180 об/мин. Габаритные и присосдинительные размеры мотор-редукторов типа МЦ2С приведены на рис. 11 и в табл. 38, техническая характеристика в табл. 39, характеристика зацепления - в табл. 40. Угол наклона зубьсв колес первой ступени $\beta_1=16^{\circ}15'37''$, второй $\beta_2=8^{\circ}6'34''$ Зубчатые колеса и шестерни выполняют из стали марки 40ХН2МА с азотированием поверхности профилей зубьсв. Твердость рабочих поверхностей зубьев 56...58 НВС, сердцевины - 255...285 НВ. Технические требования - по ГОСТ Р 50968-96.



	ı			ŧI							
_		<u>.</u>	<u> </u>				9.0				
), MM	Масса, кг	c 6e3 V	те			-	12			_	
IC. 11	Mac		те	Ş	40	t	3/	35	37	7,0	<u>૧</u>
C (pr		<u>_</u>	•				3,0				
МЦ2			l				09				
гипа		$d_4 \mid h_1 \mid l_1 \mid l_2$					42 60				
poor 1		'n	•				S				
едукг		d_4					12				_
38. Габаритные и присоединительные размеры цилиндрических двухступенчатых соосных могор-редукторов типа МЦ2С (рис. 11), мм		d_3	1		 ,		28 25.9 M16×1,5 12				
СНБГХ	-	d,	1				5.9		_		
)02 XI		d_1	•	-			28 2				
нчать		p_1	•	ļ			2				
ступе	-	L_1)	-			091				_
(JIBYX	-	$L_1 \mid L_2 \mid L_3 \mid b_1 \mid d_1 \mid d_2$					15 160				
еских		L_1	ı				48				
ндрич		7		\$0.5	900		485				
икип		H_2				<u> </u>	91				
меры		H_1		080	202		270				
ie pa3		Н					140				
ельнь		B_1					185				
инит		В					011				
исоед		$\frac{A}{2}$					150				
дииа		7					63 110 150 110 185 140 270				
итны		a_{w}					63				
[a6ap		$\begin{bmatrix} n^* \\ a_w \end{bmatrix} a_w \mid A_1 \mid A_2 \mid B \mid B_1 \mid H \mid H_1 \mid H_2 \mid L$	схо/ мин	180	140		06	7.1	26	45	35,5
38.	Типо-	размер мотор-					МЦ-2С-63	-			

1,5 1.2 Σ 6e3 УД Macca, 8 8 87 с Ж 3,5 0 : h ∞ d_4 M20×1,5 M30×2 M36×3 d_3 32,10 40,90 50,90 d_1 L_2 $\overline{7}$ H_2 H_1 H B_1 B $\frac{A}{2}$ 140 MU2C-125 Типо размер мотор-редуктора

 * п - номинальная частота вращения выходного вала; $^{**}V$ - объем заливаемого масла; эд - электродвигатель.

39. Техиическая характеристика цилиндрических двухступенчатых соосиых мотор-редукторов типа МЦ2С

Типоразмер	Частота вращения выходного вала, об/мин	ия выходного 5/мин	Допускаемый вращающий	Допускаемая радиальная	Компле	Комплектующий электродвигатель	вигатель
мотор- редуктора	номин.	факт.	момент на выходном валу, Н м	сила на выход- ном валу, Н	Обозначение	Частота вращения, об/мин	Мощность, кВт
	35.5	38	136		7471BCB2	occ.	33 0
	45	47	109		4A/1B0F3	076	0,33
	56	58	121		4A80A6P3		0,75
MIL2C-63	7.1	69	102		4A71B4P3	1370	
	06	88	117	2800	4A80A4P3	1400	1,1
	112	105	133		4A80B4P3		1,5
	140	141	100		4 4 00 D 2 D 2	0300	r
	180	178	115		4A00B2F3	0507	7,2
	28	28,5	248		4A90LA8P3	700	0,75
	35,5	37	271		4A80B6P3	OCO	-
	45	47	219			076	1:1
	99	57	246		4A80B4P3	1400	1,5
MII2C-80	7.1	72	282	4000	4A90LAP3		2.2
	06	87	234		4 4 1 00 E 4 B 3		0 6
	112	1111	250		C1+C001V+	1420	a, c
	140	139	267		44 1001 4B3		C
	081	179	206		4A100L4F3		0 ,4

Продолжение табл. 39

Типоразмер	Частота вращения выходного вала, об/мин	ния выходного 6/мин	Допускаемый вращающий	Допускаемая радиальная	Комплек	Комплектующий электродвигатель	вигатель
мотор- редуктора	номинальная	фактическая	момент на выходном валу, Н·м	сила на выход- ном валу, Н	Обозначенис	Частота врашения, об/мин	Мошность, кВт
	28	28	909		4A100L8P3	700	1,5
	35,5	38	541		4410016P3	950	2.2
.,	45	46,5	442				1
MI12C-100	99	57	490		4A100S4P3		3,0
	71	70	526	2600		1420	
	06	92	407		4A100L4P3		4.0
	112	118	444		4A112M4P3	1450	5,5
	140	143	490		4A112M2P3	2900	7,5
	28	27	0101		4A112MB8P3	700	3,0
	35.5	37	1020			050	0 1
	45	46	814		4A112MB6P3	000	oʻt
	99	99	926		4A112M4P3		5,5
MIL2C-125	71	02	0101	0008	4A132S4P3	1450	7,5
	06	92	1113		4A132M4P3		11,0
	112	117	068		£4509144		0.31
	140	148	950		CHESSIA	1460	0,51
	180	185	956		4A160M4P3		18.5

Примечание. В настоящее время происходит постепенное внедрение, вместо асинхронных двигателей сдиной серии 4A, машин новой серии AM, соответствующих мировым стандартам.

40. Характеристика зацепления в цилиндрических двухступенчатых соосных мотор-редукторах типа МЦ2С

	Шири- на коле- са, мм				32									40									63				
	<i>x</i> ₄	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-0,4	-0,4	-0,4	-0,4	-0,4
снь	x ³	0,41	0.41	0,41	0,41	0,41	0,41	0,41	0,41	18,0	0,31	0,31	0,31	0,31	0,31	0,31	0,31	0,31	0,4	0,4	0,4	0,4	0,4	0,4	0,4	0,4	0,4
Вторая ступень	42	80	75	80	80	83	80	83	84	08	80	84	84	87	87	87	87	06	75	75	62	4	83	83	83	83	83
Втор	€2	61	24	61	61	16	61	16	15	25	25	21	21	- 81	81	81	18	15	24	24	20	20	91	91	91	91	16
	<i>m</i> ₂ .				1,25	·							•	1,5		•							2,5				
	$a_{\rm wT}$,	 			63									80		,							125				
	Шири- на коле- са, мм				12				=					91								-	25				
	x ₂	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-0,3	-0,3	-0,5	-0,3	-0,5	-0,5
снь	x ¹	0,42	0,42	0,42	0,42	0,42	0,42	0,42	0,42	0,47	0.47	0,47	0,47	0,47	0.47	0,47	0,47	0,47	0	0	0	0,3	0,3	0,5	0,3	0,5	0,5
Первая ступснь	22	9/	73	73	9/	9/	92	92	78	87	93	93	86	86	102	86	102	86	98	16	16	96	96	001	96	001	100
Перв	12	20	23	23	20	20	20	20	81	35	29	73	24	24	20	24	20	24	34	29	29	24	24	20	24	20	20
	<i>m</i> ₁ ,				1,25									1,25									7				
	awb, MM				63			<u> </u>						80					_				125				
Перспадон-	ное число	16,0	6,6	13,3	91	8,61	0.91	8,61	24	8,0	10,3	12,8	16,3	19,7	24,6	19.7	24,6	24,6	6,7	9.84	12,4	15,8	20,76	25,95	20,76	25,45	25,95
Частота	выходного вала, об/мин	180	140	112	06	71	56	45	35,5	180	140	112	06	71	56	45	35,5	28	081	140	112	06	71	99	45	35.5	28
Типопазмер	мотор- мотор- редуктора				MIL2C-63							-		MIL2C-80									MU2C-125				

КОНИЧЕСКО-ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ДВУХСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА КЦІ

Основные параметры коническо-цилиндрических редукторов установлены ГОСТ 27142-86.

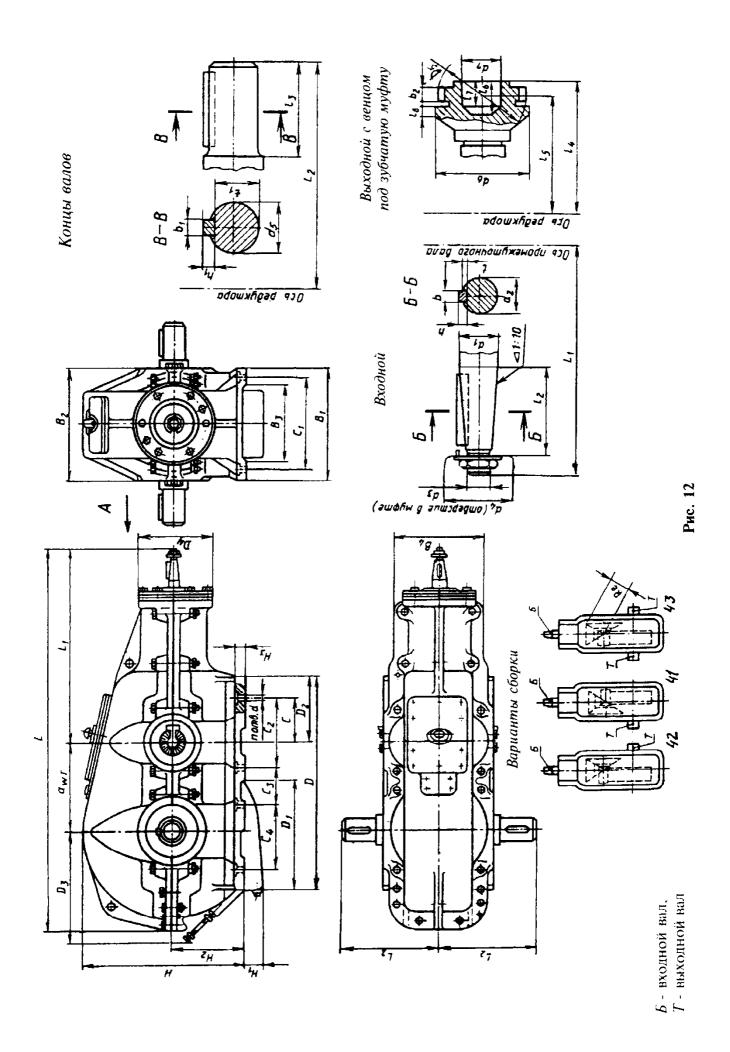
Двухступенчатые коническо-цилиндрические редукторы изготовляют с передаточными числами от 6 до 40. Каждый из пяти типоразмеров этих редукторов с межосевыми расстояниями цилиндрической передачи от 200 до 500 мм имест пять исполнений по передаточным числам и три варианта сборки: 41-43. Конец выходного вала может быть выполнен цилиндрическим или в виде зубчатого венца. С зубчатым вснцом редукторы выполняют только по вариантам сборки 41 и 42. Редуктор по варианту сборки 43 имеет оба конца выходного вала одинаковой цииндрической формы

41. Габаритные и присоединительные размеры коиическо-щилиндрических двуступенчатых редукторов типа КЦІ (рис. 12), мм

Типо- размер редуктора	Re	$R_{\rm c}$ $\left a_{\rm wT} \right \left B_1 \right \left B_2 \right \left B_3 \right \left B_4 \right \left C \right \left C_1 \right \left C_2 \right \left C_3 \right \left C_4 \right $	B_1	B_2	B_3	B_4	C	C_1	C_2	C_3	C_4	D	D_1	D_2	D_3	$\left \begin{array}{c c}D_4\end{array}\right $	Н	H_1	$H_1 \mid H_2 \mid H_3$	H_3	7	L_1	L 2	p	u
K111-200 136,04 200 300 300 - 240 85 250 375	136,04	200	300	300		240	85	250	375	,	,	480	 	110	310	180 435	435	,	225	20	006	460	247	17	4
KIII-250	186,15 250 375 375 -	250	375	375	1	305	120	305 120 325 480	480	ı	ı	009		160	360	240	515	,	265	25	1170	625	319,5	21	4
КЦ1-300	186.16 300 410 450 - 310 120 350 280 265	300	410	450	,	310	120	350	280	265	ı	089	,	170			209	1		25	1274	625	385	21	9
KIII-400	272.08 400 526 526 334 420 212 450 335 140 335	400	526	526	334	420	212	450	335	140	335		530	272		320	705	95	320	35	1703	848	452	25	∞
KIII-500 320,77 500 630 630 450 430 250 550 390 210 390	320,77	500	630	630	450	430	250	550	390	210	390	1160 620 340	620		565	340	877	100			2085	1030	544		∞

Продолжение табл. 41

		<u>P</u>	Размеры концов входного вала	онис	B BXO	дног	D BRUTE	_			!			ď	азме	Размеры концов выходного вала	нцов	BЫXO	дног	з вала					
Viacca,										Цил	пиндр	индрический конец	ий кс	инсп]			3v64	атый	Зубчатый венец				
Ž	d_1	d_2	d_3	d_4	1,	l_1 l_2	9	h	+	d _s	1,3	1 _q	14	1-	W	2	ds	d_6		b2	1/4	1/5	9/	4	8/
186	40	35,90	40 35,90 M24×3 75	75	110	110 82	10	∞	5	45	80	14	6	39,5	ω	40		126 130	80	li .	20 219,0 194	194	89	45	82
391	50	45,90	50 45,90 M36x3 85 110 82	85	110	82	12	∞	5	55	110	91	01	4	3	48	150	150 160		25	90 25 266,0 240	240	09	48	20
+7+	50	45,90	45.90 M36×3 85	85	011	110 82	12	∞	5	70	140	20	12	62,5	3	99	56 174	180	110 25	25	325	295	70	55	22
086	09	54.75	60 54.75 M42x3 110 140	110	140	105	91	10	9	06	170	25	14	81	4	99	232	240	140 35	35	370	338	78	09	22
1740	96	83,50	90 83,50 M64×4 150 170 130 22 14	150	170	130	22	14	6	011	210	28	91	001	4	99	232	240	232 240 140 35	35	422	390	78	09	22



42. Допускаемые нагрузки в коническо-цилиндрических двухступенчатых редукторах типа КЦ1

Типоразмер редуктора	Передаточное	Номинальный момент вращения	•	$T_{ m Bbix}$ (Н м) при частоте $n_{ m bx}$, об/мин	Максимальный кратковременный вращающий момент Т	Допускаемая радиальная консольная сила на концах валов, Н	радиальная ла на концах з, Н
		009	1000	1500	/ Bbix max, Cl.M	входного	ВЫХОДНОГО
	28,0	530	530	530	2300	1400	6500
K111-200	20,0	650	650	630	2900	1200	6150
	14,0	780	750	710	3500	006	2600
	0.01	800	750	210	3900	009	2600
	6,3	520	490	460	3150	009	5150
	28.0	0001	1000	1000	4500	2500	8750
KII1-250	20.0	1300	1250	1150	2600	2300	8250
	14,0	1550	1450	1400	0069	2000	7000
	10.0	1650	1550	1400	7500	1500	7000
	6,3	1300	1200	1120	7750	1200	9095
	28,0	1750	1750	1650	7750	2300	12800
KIL1-300	20,0	2200	2100	2000	10000	1900	12800
	14.0	2600	2400	2150	11500	1350	11500
	0.01	2000	1850	1700	12500	1200	13200
	6,3	1300	1200	1100	8000	1200	13200
	28,0	4200	4000	3800	18500	4000	21200
KII1-400	20.0	5220	4780	4500	23000	3300	20000
-	14,0	2900	5360	2000	27200	2200	18000
	0,01	5800	5300	2000	30700	1000	18000
	6,3	3800	3400	3300	25000	1000	21000
	28,0	8200	7560	7100	36500	15500	30000
KIII-500	20.0	9750	0006	8250	45000	13200	28000
	14,0	11500	10000	0006	54500	10000	25000
	0,01	9200	0006	0006	00009	8000	25000
	6,3	6300	0009	5700	\$1500	8000	30000

Режим работы	Продолж	кительность работы в су	тки, ч
	3	8	24
Спокойный	1,25	1,0	0,8
С умеренными толчками	1,0	0,8	0,65
С сильными толчками	0,65	0,55	0,5

43. Значения коэффициента K для коническо-цилиндрических двух-и трехступенчатых редукторов типа $K \coprod 1$ и $K \coprod 2$

Допускаемые номинальные и максимальные кратковременные вращающие моменты, допускаемые радиальные консольные силы на концы валов приведены в табл. 42.

Вращающие моменты рассчитаны из условия обеспечения поверхностной прочности зубьев при спокойной работе редуктора в течение 8 ч в сутки. При иных условиях работы приведенные значения умножают на коэффициент K, учитывающий характер нагрузки и продолжительность работы редуктора (табл. 43).

Характеристика зацепления редукторов типа КЦ1 приведена в табл. 44. Передача быстроходной ступени коническая с круговыми зубьями с углом наклона зуба $\beta_n = 30^\circ$, за исключением редуктора КЦ1-500, у которого $\beta_n = 25^\circ$.

Цилиндрическая передача косозубая, $\beta = 8^{\circ}6'34''$.

Пример обозначения коническоцилиндрического двухступенчатого редуктора с межосевым расстоянием тихоходной ступени 250 мм, передаточным числом 14, вариантом сборки 42, категории точности 1:

Редуктор КЦ1-250-14-42-1.

КОНИЧЕСКО-ЦИЛИНДРИЧЕСКИЕ ТРЕХСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА КЦ2

Коническо-цилиндрические редукторы выполняют для передаточных чисел от 40 до 320.

Трехступенчатые коническо-цилиндрические редукторы типа КЦ2 выполняют четырех типоразмеров с суммарными межосевыми

расстояниями цилиндрических ступеней от 500 до 1300 мм.

Каждый типоразмер редуктора может иметь пять исполнений по передаточным числам и три варианта сборки: 41-43.

Габаритные и присоединительные размеры редукторов типа КЦ2 приведены на рис. 13 и в табл. 45.

В табл. 46 даны допускаемые вращающие моменты на выходном валу, наибольшие кратковременно допускаемые моменты и допускаемые радиальные консольные силы на концах валов.

Врашающие моменты, приведенные в табл. 46, допускаются при спокойной непрерывной работе в течение 8 ч в сутки и при условии использования для конических и цилиндрических шестерен стали марки 40ХН, для конических и цилиндрических колес стали марки 40Х. При иных условиях работы значение допускаемой нагрузки равно табличным значениям, умноженным на поправочный коэффициент *К*, значения которого приведены в табл. 43.

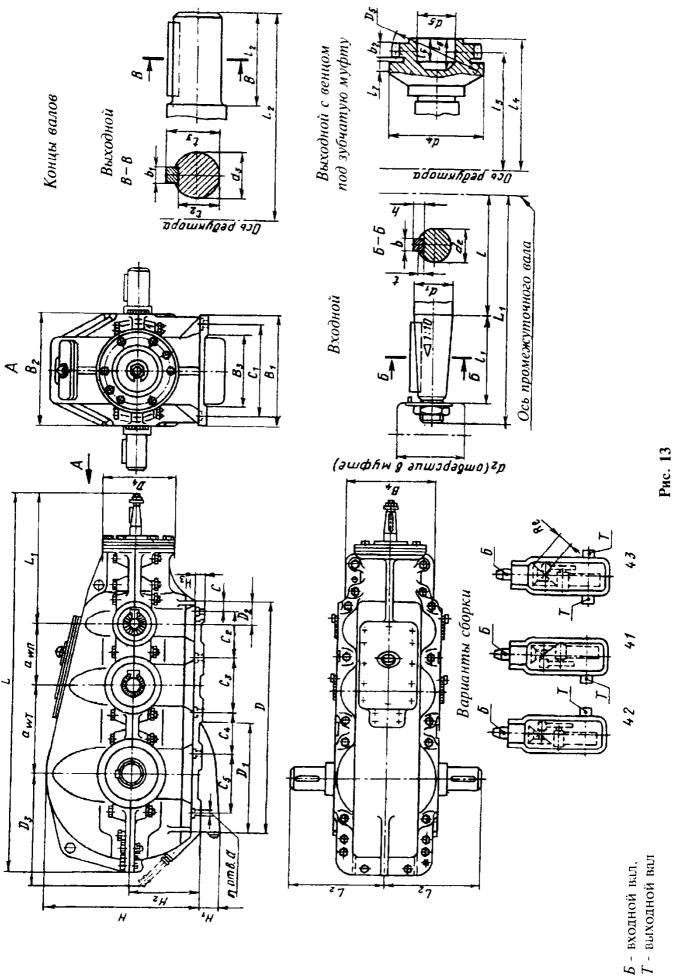
В табл. 47 приведена характеристика зацепления каждой ступени редуктора при разных значениях передаточного числа u. Углы наклона зубьев ступеней: первой - $\beta_n = 30^\circ$, второй и третьей - $\beta = 8^\circ 6'34''$.

Пример обозначения коническо-пилиндрического трехступенчатого редуктора с межосевым расстоянием промежуточной ступени 200 мм, тихоходной ступени 300 мм, передаточным числом 71, вариантом сборки 42, категории точности 1:

Редуктор КЦ2-500-71-42-1.

44. Характернстнка зацеплення в коннческо-цилнидрических двухступенчатых редукторах типа КЩ

27.5 т. мм z1 z2 b. мм 27.5 19.3 4.75 16 55 40 13.6 6.29 16 55 40 6.29 6.29 16 55 56 9.65 6.29 16 55 56 13.6 6.29 16 55 56 9.65 6.29 16 55 80 19.3 9.65 16 55 80 9.65 6.29 16 55 80 9.65 6.29 80 80 19.3 9.5 16 55 80 19.3 19.3 11.2 16 55 100	Типоразмер	"		Первая	Псрвая ступень			Вторая	Вторая ступень	
27.5 19.3 4.75 16 55 9.65 6.29 16 55 9.65 6.5 16 55 19.3 6.5 16 55 19.3 6.29 55 55 9.65 6.29 16 55 19.3 9.5 16 55 19.3 9.5 16 55 27.5 9.65 6.29 55 19.3 11.2 16 55	редуктора		т, мм	12	22	р, мм	т, мм	12	72	р, мм
19,3 13,6 6,29 27,5 19,3 13,6 6,29 6,29 6,29 6,29 6,29 13,6 6,5 16 55 9,65 6,29 13,6 6,29 6,29 13,6 6,29 6,29 6,29 6,29 6,29 13,6 6,29 13,6 6,29 13,6 6,29 13,6 6,29 13,6 6,29 13,6 6,29 14,3 16 16 16 16 17 18 19,3 19,3 19,3 19,3 19,3 19,3 19,3 19,4 19,5		27,5							88	
13.6 4.75 16 5.5 9,65 6,29 19,3 13.6 6,5 16 5.5 19,3 13.6 9,5 19,3 13.6 9,5 13.6 9,5 13.6 11,2 16 5.5		19,3						1.5	84	
9,65 6,29 13,6 6,29 13,6 6,29 13,6 6,29 13,6 6,29 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,6 13,7 13,6 13,7 13,6 13,7 13,6 13,7 13,6 13,7 13,6 13,7 14,7 15,7 16,7	КЦІ-200	13,6	4.75	16	55	40	4	20	62	80
6,29 19,3 13,6 6,29 6,29 27,5 19,3 13,6 6,29 6,29 27,5 19,3 13,6 19,3 13,6 11,2 16 55 16 55 19,3 11,2 16 55		9,65						26	73	
27.5 19.3 6.5 16 5.29 6.29 6.29 6.29 6.29 6.29 13.6 6.29 19.3 13.6 9.65 6.29 19.3 13.6 11.2 16 55		6,29						35	64	
19,3 13,6 6,29 6,29 19,3 19,3 6,29 6,29 6,29 13,6 19,3 11,2 11,2 11,6 11,2 16 55 16 55 16 55 16 55 17,5 18,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 55 19,6 19,7		27.5							88	
13.6 6.5 16 55 9.65 6.29 19.3 13.6 6.5 16 55 9.65 6.29 19.3 13.6 9.5 16 55 9.65 6.29 13.6 9.5 16 55 19.3 13.6 9.5 16 55		19,3						1.5	84	
9,65 6,29 19,3 13,6 6,29 6,29 13,6 9,65 6,29 11,2 11,2 16 55 16 55 19,3 11,2 16 55 19,3 11,2 16 55 19,65 19,3 11,2	KIII-250	13,6	6.5	91	55	95	5	20	62	100
6,29 19,3 13,6 6,29 6,29 6,29 19,3 13,6 9,65 9,65 6,29 11,2 11,2 16 55 16 55 11,2 16 55 11,2 16 55		6,65						26	7.3	
27.5 19,3 6,29 6,29 19,3 19,3 13,6 9,65 6,29 11,2 11,2 16 55 11,2 16 55 11,2 16 55		6,29						35	64	
13.6 6,5 16 55 9,65 6,29 19,3 19,3 13,6 9,5 16 55 6,29 6,29 11,2 16 55		27,5						11	88	
13.6 6,5 16 55 9,65 6,29 6,29 6,29 19,3 13,6 9,5 16 55 9,65 6,29 16 55 19,3 11,2 16 55		19,3						15	84	
9,65 6,29 19,3 13,6 9,65 6,29 6,29 19,3 11,2 16 55 19,3	KIII-300	13,6	6,5	91	55	95	9	20	79	120
6,29 19,3 19,3 13,6 9,5 6,29 6,29 19,3 11,2 16 55 11,2 16 55		9,65						26	73	
27,5 19,3 13,6 9,65 6,29 6,29 27,5 19,3 11,2 16 55		6,29						35	64	
19,3 13,6 9,65 6,29 27,5 19,3 11,2 16 55		27,5							88	
13,6 9,5 16 55 9,65 16 55 6,29 27,5 19,3 11,2 16 55		19,3						15	84	
9,65 6,29 27,5 19,3 13,6 11,2 16 55	KII1-400	13,6	5,6	91	55	80	&	20	7.9	091
6,29 27,5 19,3 13,6 11,2 16 55		9,65						26	7.3	
27,5 19,3 13,6 11,2 16 55		6,29						35	64	
19,3 13,6 11,2 16 55		27,5						المحدود المحدود	88	
13,6 11,2 16 55		19,3						15	84	
	КЦ1-500	13,6	11,2	91	55	100	01	20	42	200
9,65		9,65						26	73	
6,29		6,29						35	64	



45. Габаритные и присоединительные размеры коническо-цилиндрических трехступенчатых редукторов типа КЦ2 (рис. 13), мм

2	9	10	10	01
p	21	32	32	38
$ \Gamma_2 $	327	464	615	790
17	460	625	848	1030
Γ	0081	1883	2482	3178
H_3	25	35	40	50
Н	315	335	400	530
$H_1 \mid H_2 \mid H_3 \mid$	1	130	200	240
Н	109	765	926	1272
D_4	180	240	320	340
$\left \begin{array}{c c} D_1 & D_2 & D_3 & D_4 & H \end{array}\right $	400	525	645	820
D_2	120	180	250	
D_1	,	635	1700 1170	1150
q	830	1260	1700	2200 1150 310
C ₄ C ₅	ı	380	530	700
C_4	ı	190	280	400
C_3	310	290	360	
C_2	39.5	260	360	460
C	300	470	009	740
C	30	09	85	96
B_4	250	350	430	610 465
B_3	1	366 350	490	610
B_2	350	550	069	850
B_1	350	550	069	8.50
$a_{\rm wT}$	300	450	009	800
$R_{\mathrm{e}} = \left a_{\mathrm{wII}} \right \left a_{\mathrm{wI}} \right \left B_{1} \right \left B_{2} \right \left B_{3} \right \left B_{4} \right \left C \right \left C_{1} \right \left C_{2} \right \left C_{3} \right $	200		400	200
Re	136,04	186,16	272.08	320,77
Типо- размер редук- тора	K112-500 136,04	KII2-750 186,16 300	KU2-1000 272,08	KII2-1300 320,77

Продолжение табл, 45

	ныходного с венцом под зубчатую муфту	D_5 d_4 d_5 d_6 d_5 d_5 d_7 d_7 d_7 d_7 d_7 d_7	180 110 37,30 25 240 270 55 70 22	240 140 47,30 35 350 382 60 78 22	300 180 56,50 35 443 481 75 105 25	360 215 85,50 40 560 605 85 130 30
	HIN	2 D ₅	6 174	6 232	6 288	6 348
алов		2 m	3 56	4 56	6 46	95 9
ицов в		t³ II	5,5 3	7 0'56	137 (9 0.00
Размеры концов валов	o.	<i>t</i> ₂	63,5 75,5	81	121 1	178 200,0
Размс	выходного	q^1	20	25	32	45
	Bbly	1/2	140	178	250	350
		d_3	70	06	130	061
		1	5	5	9	6
		y	8	∞	01	4
		<i>q</i>	10	12	91	22
:	входного	1/	82	82	105	130
	вход	1	350	515	708	098
		L_1	460	625	848	1030
		d_2	75	85	110	150
		d_1	40	50	09	06
	Масса, кг		420	1240	2658	2000

46. Допускаемые нагрузки в коническо-цилнидрических трехступенчатых редукторах типа КЦ2

	Номинальный момент	$T_{ m BbIX}$	(H · м) при частоте	Максимальный клатковременный	Допускаемая консольная с	Допускаемая радиальная консольная сила на концах
Передаточное	eda	вращения <i>п</i> _{вх} , об/мин	ИН	вращающий	вало	валов, Н
число	009	1000	1500	MOMEHT $T_{ m BEK}$ max $H \cdot M$	входного	выходного
180	2000	2000	2000	8750	1500	13200
112	2000	2000	2000	8750	1450	13200
7.1	2100	2100	2100	9250	1300	11500
45	2300	2300	2300	11200	006	8500
28	2300	2000	1900	11200	009	7500
180	6750	6750	6700	30000	2500	16000
112	6750	6750	0029	30000	2300	16000
7.1	0869	0869	7000	31500	2000	15500
45	8450	0908	7750	36500	1200	10600
28	5800	5300	2000	35500	1200	18000
180	15500	15500	15500	71000	4500	35500
112	15500	15500	15500	71000	4100	35500
7.1	16500	16500	16500	75000	3300	33500
45	20000	19000	18500	87500	1700	28000
28	16500	15000	14500	87500	1000	33500
180	40000	37000	35600		16000	92500
112	40400	37700	35600		14500	92500
7.1	410000	39600	38300	200000	12200	92500
45	420000	39600	38300		8000	77500
28	28000	25850	24300		8000	73000

47. Характеристика зацепления в коническо-цилиндрических трехступенчатых редукторах типа КПД2

Третья ступень	n , MM Z_1 Z_2 b , MM			13 86		13 86 14 85 18 81 18 81	13 86 13 86 14 85 18 81 13 86	13 86 14 85 18 81 13 86 13 86	13 86 14 85 18 81 18 81 13 86 14 85	13 86 14 85 18 81 13 86 13 86 14 85	13 86 14 85 18 81 13 86 14 85 18 81 18 81 18 81	13 86 14 85 18 81 13 86 13 86 13 86 13 86 13 86 13 86 13 86 14 85 18 81 18 81 18 81	13 86 14 85 18 81 13 86 13 86 13 86 13 86 13 86	13 86 14 85 18 81 13 86 14 85 13 86 14 85 15 86 16 81 17 86 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 85 19 86 10 86 11 86 12 86 13 86 14 85 15 86 16 86 17 86 18 81 18 86 18 86 18 86 19 86 10	13 86 14 85 18 81 13 86 14 85 13 86 13 86 13 86 14 85 15 86 16 81 17 86 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 86 19 87 19 87 10 87 10 87 10 87 10 87 11 88 12 87 13 86 14 85 15 87 16 87 17 88 18 81 18	13 86 14 85 18 81 13 86 14 85 13 86 13 86 14 85 13 86 14 85 18 81 18 81 18 86 18 81 18 86 18 81 18 86	13 86 14 85 18 81 13 86 14 85 13 86 14 85 13 86 14 85 18 81 18 81 18 86 17 115	13 86 14 85 18 81 13 86 14 85 13 86 14 85 18 81 18 85 19 86 10 86 11 88 11 88 11 88 12 86 13 86 14 85 15 86 16 87 17 86 18 81 18 81 18 86 19 86 10 86 11 88 11	13 86 14 85 18 81 13 86 14 85 13 86 14 85 13 86 14 85 15 86 16 81 17 115 18 81 1	13 86 14 85 18 81 13 86 14 85 13 86 14 85 18 81 18 81 18 81 18 86 14 85 17 115 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 81 18 82 19 86 10 85 11 88 11 88 11 88 12 86 13 86 14 85 15 86 16 81 17 115 18 81 18 81 18 81 18 81 18 86 19 86 10 86 11 88 11 88 11 88 12 86 13 86 14 85 15 86 16 87 17 115 18 81
	<i>b</i> , мм <i>m</i> , мм		 		9 08															
	52 b.	88	83		73	73	73 64	73 64 88 83										ε 4	£ 4 8 £ 7 £ 4 + 5	£ 4 8 £ L £ 4 + \$ 5
Вторая ступень	12	11	16 22		79	26 35	35	35	26 35 11 16 22	26 35 11 16 22 26	26 35 11 16 22 26 35	26 35 11 16 22 22 26 35	26 35 11 16 22 22 26 35 11	26 35 11 16 22 26 35 11 16.	26 35 11 16 22 26 35 11 11 16. 22	26 35 11 16 22 26 35 16. 22 22 22 26 35	26 35 11 16 22 26 35 16. 22 26 35 14	26 35 11 16 22 26 35 16 22 22 22 26 35 35	26 35 11 16 22 26 35 16. 22 26 35 26 35 26 35	26 35 11 16 22 26 35 16. 22 26 35 26 35 35 35
	<i>т</i> . мм		4						9	9	9	9	9	9 8	9 &	9 8	9 8	9 8	∞ ∞ ∞	∞ ∞ ∞
	р, мм		40						56	56	56	56	56	56	96	96 80	56	96	80	80 80
Первая ступснь	72		55						55	55	55	55	55	55	55	55	55	55	55	55
11Cpusta	12		91	•					91	91	16	91	16	16	91	91	91	91	91 91	91
	<i>т</i> , мм		4,75						6.5	6.5	6,5	6.5	6,5	6,5	6.5	6,5	6.5	6,5	9,5	9,5
η		182,0	73,0	43,4	28,3	1	182,0	182.0	182.0 118 73.0	182.0 118 73.0 43.4	182,0 118 73,0 43,4 28.3	182.0 118 73.0 43.4 28.3	182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0	182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118	182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118 73.0	182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118 73.0 43.4 28.3	182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118 73.0 43.4 28.3	182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118	182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118	182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118 73.0 43.4 28.3 182.0 118 73.0
Типоразмер	редуктора		КЦ2-500	ν	- 1,	1		057-013	KI12-750	K112-750	KII2-750	KLL2-750	KII2-750	KII2-1000	KII2-750	KII2-750	KLL2-750	KII2-1000	KII2-750 KII2-1300M	KII2-750 KII2-1300M

ЧЕРВЯЧНЫЕ ГЛОБОИДНЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА ЧГ

Глобоидные редукторы типа Чг одноступенчатые универсальные необдуваемые выполняют с межосевыми расстояниями от 63 до 160 мм и передаточными числами от 10 до 63.

Габаритные и присоединительные размеры приведены на рис. 14 и в табл. 49, размеры отверстий в полых валах и размеры концов валов для присоединения электрической аппаратуры - в табл. 50, номинальная радиальная сила на конец выходного вала - в табл. 48.

Варианты сборки 51-53, 62 в соответствии с ГОСТ 20373.

Мощности $P_{\rm BX}$, к ${\rm BT}$, на входном валу и вращающие моменты $T_{\rm BыX}$, ${\rm H\cdot m}$, на выходном валу, обеспечиваемые прочностью передач при непрерывном режиме работы, должны соответствовать указанным в табл. 51.

Мощности $P_{\text{вх т}}$, кВт, на входном валу и вращающие моменты $T_{\text{вых т}}$, Н \cdot м, на выход

ном валу, допускаемые по нагреву при температуре окружающего воздуха 25° С и температуре масла в редукторе 95° С при непрерывном режиме работы, должны быть не менее указанных в табл. 52. Указанные значения нагрузок соответствуют нижнему положению червяка. Во всех остальных случаях допустимые нагрузки должны быть снижены на 20 %.

При температуре окружающего воздуха отличной от $t_{\rm B}=25$ °C, вращающие моменты, допускаемые по нагреву, вычисляют по формуле $T_{\rm BMX,T}'=T_{\rm BMX,T}(95-t_{\rm B})\ /\ 70$.

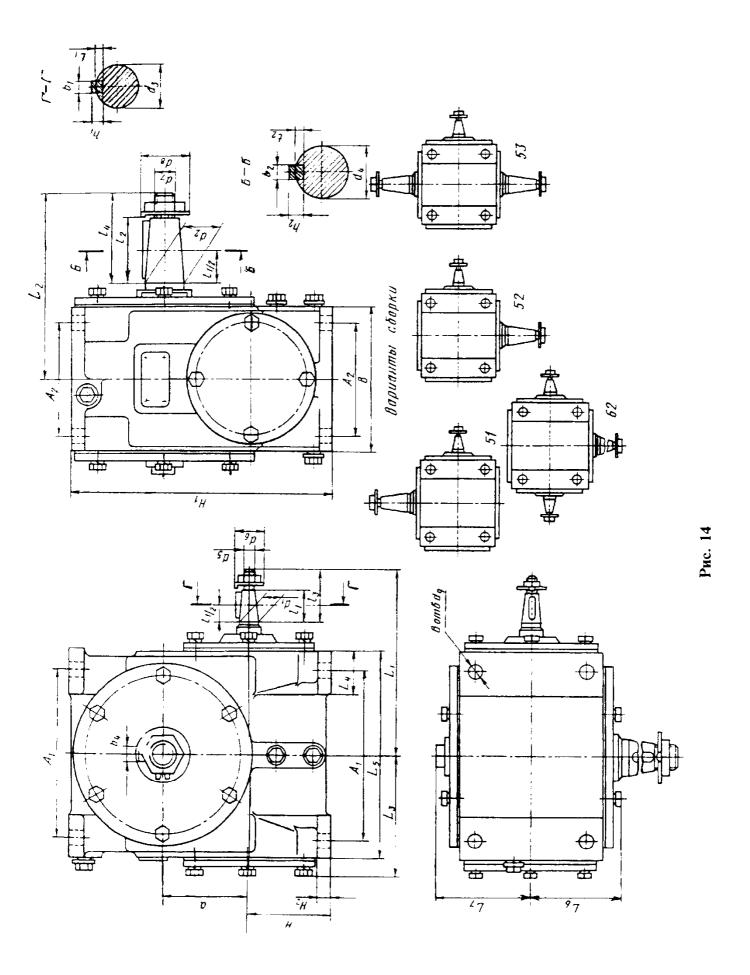
Возможность передачи вращающего момента $T_{\text{вых p}}$ по нагреву определяется условием $T_{\text{вых p}} \leq K_{\text{T}} T_{\text{вых T}}$, где $T_{\text{вых T}}$ - принимают по табл. 52 , K_{T} - по табл. 53.

Пример обозначения червячного глобоидного редуктора с межосевым расстоянием 63 мм, передаточным числом 31,5, вариантом сборки 51,категории точности 1:

Редуктор Чг-63-31, 5-51-1.

48. Радиальные силы на концы выходных валов в глобоидных редукторах типа Чг и Чог

Типоразмер редуктора	Межосевое расстояние, мм	Номинальное передаточное число	Номинальная радиальная сила на конец выходного вала, Н
Чг-63	63		2800
Чг-80	80		4000
Чг-100	100	10; 12,5; 16;	5600
Чг-125	125	20; 25; 31,5;	8000
Чг-160	160	40; 50; 63	11200
Чог-125	125		8000
Чог-160	160		11200
Чог-200	200		16000
Чог-250	250		22400



49. Габаритные и присоединительные размеры глобоидных редукторов типа Чг (рис. 14), мм

Типоразмер редуктора	a	7	42	В	Н	H_1	H_2	L_1	L_2	L ₃	L_4	L_5	L_6	L_7	b_1	b_2	d_1	d_2
4r-40	40	06	70	06	40	136	12	105	115	99	25	011	09	65	3	4	41	22
4r-63	63	120	06	120	62	205	4	150	140	06	35	150	80	85	4	5	22	28
4r-80	08	091	120	150	08	250	15	185	581	105	42	061	95	001	5	9	28	35
4r-100	001	200	140	175	100	312	8	210	225	125	20	240	501	110	5	12	28	45
4r-125	125	230	091	200	140	425	22	245	230	150	09	270	120	125	9	4	32	55
dr-160	091	300	175	224	091	505	30	315	280	061	75	350	135	140	01	<u>∞</u>	40	70

		VI IVIN	_			———	71
Продолжение табл. 49	Объем за- ливаемого масла, л	0,3	0.7	1.5	2.5	7.5	01
Продолж	Масса, кг	7	81	33	52	90	165
	12	2,5	3,0	3,5	5.0	5,5	7.0
	t_1	8,	2,5	3,0	3.0	3.5	5,0
	14	90	09	08	01-1	110	140
	13	30	50	09	09	08	011
	12	36	42	58	82	82	105
	1/1	81	36	42	42	58	82
	h ₂	4	5	9	∞	6	,
	h	3	4	5	5	9	∞
	6 <i>p</i>	12	4	4 1	8.	18	22
	d_8	61	24	30	46	55	7.5
	d_7	14 M12×1.25	19 M16×1.5	24 M20×1,5	M30×2	M36×3	M48×3
	q_{e}	14	61	24	24	30	36
	d_5	M8×1	26,80 M12×1,25	33,20 M16×1,5	42.30 M16×1.5	52,30 M20×1,5	M24×2
	d_4	20.90 M8×1	26.80	33.20	42.30	52,30	66,50 M24×2
:	d_3	13,10	20.90	26.80	26.80	30.20	37,30

50. Размеры отверстий в полых валах и концов валов глобоидных редукторов типа Чг и Чог для присоедишения электроашпаратуры, мм

		2		14	81	81	22	20	26		20	26	ì	1
х валах		ш		1,5	1.5	2,0	2,0	2,5	2.5		2,5	2.5	i .	1
стий в полы		17		8	œ	15	15	15	15		15	15	20	20
Размеры отверстий в полых валах	77	16		10	10	1.5	1.5	1.5	35		15	35	t	1
Pa3	OB-EEO9 [JO] ML×W×Q	5/		25	30	40	50	55	65		55	99	ı	ı
	s _p	d_{9}	дукторы Чг	M5	M5		9W	9W	M6	укторы Чог	M6	M6	W8	M8
более 70 мм	⁴ p	d_8	Необлуваемые редукторы	22	22	24	40	40	40	Обдуваемые редукторы Чог	40	40	55	55
Диаметры валов	Page 1988	d_7	Heo	14	14	41	4	25	25	06/	25	25	75	7.5
Диа	*p	d_6		30	40	50	09	70	80		70	80	06	110
олее 70 мм	1/p 5/s	d_5		24	32	40	48	88	74		28	74	ı	1
Диаметры валов не более 70 мм		Q		22	30	38	45	55	70		55	70	ı	ı
Диаметрь		Типоразмер редуктора		4r-40	4r-63	4r-80	4r-100	4r-125	4r-160		4or-125	4or-160	4or-200	4or-250

Ξ
3.113
ebe
=
Ę
ŎH
POTH
ОŇ
ecK
7
ани
fex
Σ
Ĕ
4
g
Z
X
do
Ž
F
ğ
3
Ħ
20,
L110
B F.
5
y3K
뎐
Ξ
1 ble
eM
Ka
Пуск
<u>ō</u>
· ·
2

	SI. Moliye	каемые нагрузки в	эт. Допускаемые нагрузки в глобоидных редукторах типа	орах типа Чг по м	Чг по механической прочности передач	сти передач	į
Типоразмер	Номинальное			Частота вращения ч	червяка <i>п</i> ₁ , об/мин		
редуктора	псредаточное		750	01	0001	1500	00
	число ином	$P_{ m BX}$, $\kappa m BT$	$T_{ extsf{Bbtx}}$, $ extsf{H} \cdot extsf{M}$	$P_{ m BX}$, KBT	$T_{ ext{BbCX}}$, $ ext{H} \cdot ext{M}$	Р _{вх} , кВт	T _{Bbix} , H·M
	01	1,2	120	1.5	110	1 9	110
	12,5	1,1	130	1,3	130	1.7	011
	91	1,0	150	1,2	150	1,5	130
;	20	8,0	150	6,0	150	1,3	130
4r-63	25	0,5	125	9,0	110	8.0	110
	31,5	0,4 2,	110	0,5	110	9,0	06
	40	0,3	110	0,3	100	0,5	06
	05.0	0,2	001	0,3	100	0,3	06
	63	0,1	96	0,2	06	0,3	80
	01	2,4	250	2,8	220	3,1	170
	12,5	2,0	260	2,4	240	2,6	180
	9]	9,1	260	1,9	240	2,1	180
4r-80	70	1,5	300	1,7	760	8,1	200
	25	0,1	250		220	1,5	190
	5,15	0,7	220	8.0	200		180
	40	9,0	220	0,7	200	6,0	180
	20	0,5	210	0,5	180	9,0	160
	63	0,3	200	0,4	170	0,5	150
	10	4, k	460	7 , 4	380	6,3	350
	9	30,0	200	, u	450 150	C, C	380
-	20	2,7	550	3,5	2005	o o	007
4r-100	25	2,0	200	2,3	450	3.0	470 400
	31,5	4,1	420	1,6	380	2,1	350
	0,5	1,7	420	<u>د.</u>	380	8.	350
	63	0,7	380),c 0,x	320		320
	10	8,4	006	10,4	026	12.1	200
	12,5	7,1	950	6,8	006	10.0	700
	9 <u>1</u>	5,6	950	7,0	006	8.5	750
361 -11	20	ر در در در	1100	6,3	0001	7,8	850
C71-IL	215	4, c	000	0,4	006	5,2	200
	40,7	2,4	006	ა, ბ 4. თ	008	ر در	059
	20	1,7	800	2,7	750	2,6	650 650
	0.3	1,4	/50	1,7	700	2,1	009

Продолжение табл. 51

														1																		
	00	$T_{ m Bbix}$, $ m H\cdot M$	1600	0091	1650	1800	1500	1350	1350	1250	1 200			1500	$T_{ m BbixT}$, H·M	09	20	06	100	130	140	150	091	091	001	011	130	150	081	220	050	260
	1500	$P_{\rm BX}$, KBT	28,3	22,8	18,6	16,5	11,2	8,2	9,9	5,0	4.1				Р _{вхт} , кВт			1,0	0,1	6,0	6.0	8'0	0,7	9,0	1.7	9.1	1,5	4,1	4.1	1,3	7,1	1.0
рвяка <i>п</i> ₁ , об/мин		$T_{ m Bbix}$, H·M	1700	1700	1800	1900	1700	1550	1550	1450	[450]	в глобоидных редукторах типа Чг по нагреву	червяка <i>n</i> ₁ , об/мин	0001	$T_{ m BbixT}$, $H\cdot M$	80	06	110	130	150	160	180	200	210	120	130	160	190	220	250	0/7	290
Частота вращения червяка	1000	$P_{ m HX}$, KBT	20,3	16,3	13.7	11,9	8,6	6,4	5,1	4,0	5,4	ных редукторах т	Частота вращения че		Р _{вхт} , кВт	1,0	0,9	6,0	8,0	8,0	0,7	0,7	9,0	0,5	4,1	4,1	1,3	1,2	1,2		0,1	0,7
- Hac		$T_{ m BbIX}$, $ m H\cdot M$	1850	1900	1900	2050	1950	1800	1800	1650	1550		T _{lac}	0	T _{Bbix T} , H·M	100	110	140	150	180	190	220	240	240	140	170	200	230	270	290	350	360
	750	$P_{\rm BX}$, $\kappa { m BT}$	16,7	13,9	11,0	2,6	2,6	5,7	4,6	3,6	8,2	52. Допускаемая нагрузка		750	$P_{ m BXT}$, $\kappa m BT$	6,0	6,0	8,0	8,0	0,7	7,0	9,0	9.0	6,0	4,	1,3	1.2			0,0	v, o v, o	0,7
Номинальное	передаточное	число Ипом	01	12,5	91	20	25	31,5	40	50	693		Номинальное	передаточное	THEJIO HIOM	10	12,5	91	20	25	31,5	40	50	63	01	12,5	91	20	25	31,5	04	63
Типоразмер	редуктора					41 - 160							Типоразмер	редуктора						4r-63									-d1-80			

Продолжение табл. 52

Типоразмер	Номинальнос		Част	гота вращения че	Частота вращения червяка n ₁ , об/мин		
редуктора	передаточнос	7.	750	1000	01	1500	0
	число ином	$P_{ m BX\Gamma}$, $\kappa m B au$	$T_{ m BbixT}$, H·M	$P_{\rm BXT}$, KBT	Твыхт , Н.м	Р _{вх т} , кВт	$T_{ m BbixT}$, $H^{ m \cdot M}$
	10	2,2	230	2,3	061	2,8	160
	12,5	2,1	270	2,2	220	2,6	180
	91	2,0	330	2,1	260	2,4	210
	20	8,1	360	2,0	310	2,3	250
4r-100	25	1,7	430	1,9	360	2,2	290
	31,5	1,5	450	1,6	380	2,0	320
	40	4,1	520	1,5	430	8,1	360
	20	1,3	570	1,4	470	9,1	380
	63	1,1	570	1,3	200	1,3	370
- -	01	3,5	380	3.7	300	4,6	260
	12,5	3,3	440	3,5	350	4,2	300
	91	3,1	530	3,3	420	4,0	350
	20	2,8	580	3,1	490	3,7	410
41-125	25	2,7	089	3,0	580	3,5	470
	31,5	2,4	730	2,6	610	3,1	520
	40	2,2	840	2,4	069	2,8	580
	50	2,0	006	2,1	740	2,5	610
	63	1,7	006	6,1	770	2,0	590
	01	5,7	630	6,1	510	9,9	370
	12,5	5,4	730	5,7	590	6,1	430
	9	5,0	870	5,4	700	5,7	500
	97	4,5	950	4,8	092	5,4	580
10-1F	5.5	4,1	1040	4,5	068	5,0	089
	31,5	3,7	1170	4,1	006	4,5	750
	40	3,4	1330	3,7	1120	4,1	840
	20,	3.0	1360	3,3	1190	3,6	880
	0.3	2,7	1490	2,9	1230	3,0	098

Редуктор		Продол	жительность вкл	ючения	
	1,0	0,63	0,40	0,25	0,16
\mathbf{q}_{Γ}	1.0	1.6	2,5	4.0	6,3
Чог	1,0	1,4	2,0	2,8	4,0

53. Значения коэффициента термической мощности K_{T}

ЧЕРВЯЧНЫЕ ГЛОБОИДНЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА ЧОГ

Отличительной особенностью глобоидного обдуваемого редуктора типа Чог является установка и крепление вентилятора на втором конце вала червяка и наличие на корпусе в районе вала червяка продольных ребер, увеличивающих поверхность охлаждения.

Габаритные и присоединительные размеры редукторов Чог приведены на рис. 15 и в табл. 54, размеры отверстий в полых валах - в табл. 50, значения радиальных консольных сил на концы выходных валов - в табл. 48.

Мошности $P_{\rm BX}$. кВт, на входном валу и вращающие моменты $T_{\rm BЫX}$, Н·м. на выходном валу, обеспечиваемые механической прочностью передач при непрерывном режиме работы, должны соответствовать указанным в табл. 55.

Мощности $P_{\rm BX,T}$, кВт, на входном валу и вращающие моменты $T_{\rm BыX,T}$, Н·м, на выходном валу, допускаемые по нагреву при температуре окружающего воздуха 25 °C и температуре масла в редукторе 95 °C при непрерывном режиме работы, должны быть не менее указанных в табл. 56.

При температуре окружающего воздуха, отличной от $t_{\rm B}=25$ °C, вращающие моменты $T'_{\rm Bых\, T}$, допускаемые по нагреву, вычисляют по формуле $T'_{\rm Bыx\, T}=T_{\rm Bыx\, T}(95-t_{\rm B})$ /70.

Возможность передачи вращающего момента $T_{\rm BMX\,p}$ по нагреву определяется условием $T_{\rm BMX\,p} \le K_{\rm T} T_{\rm BMX\,T}$, где $T_{\rm BMX\,T}$ - принимают по табл. 56, $K_{\rm T}$ - по табл. 53

ЧЕРВЯЧНЫЕ ОДНОСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА 2Ч

Основные параметры червячных цилиндрических редукторов установлены ГОСТ 27701-88.

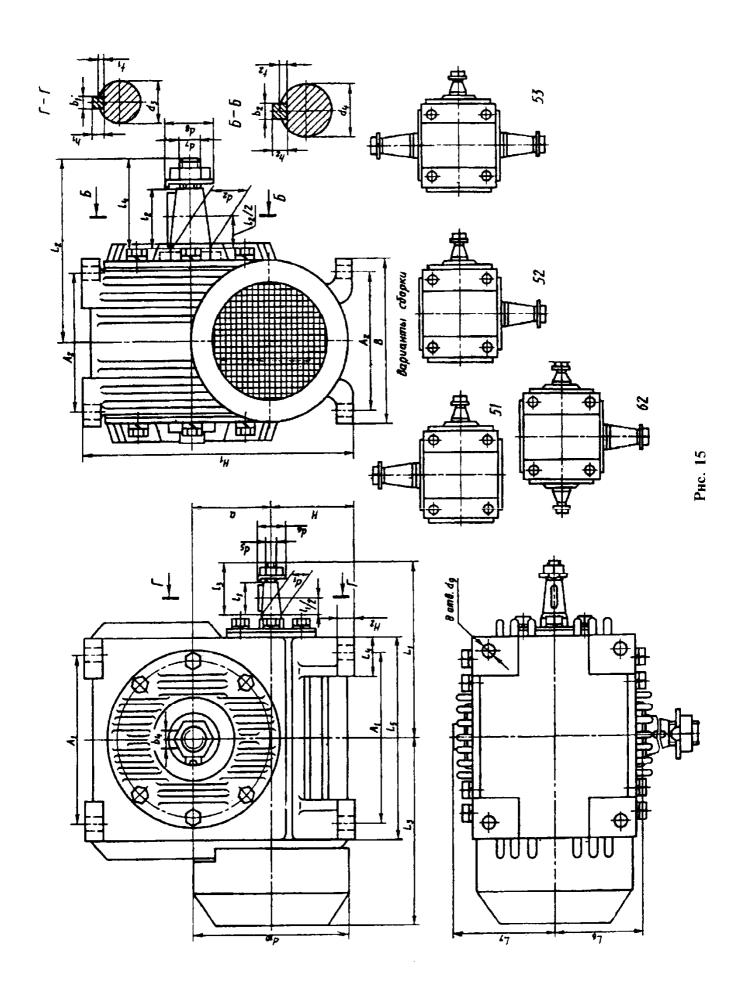
Редукторы типа 2Ч выпускают трех типоразмеров: диапазон вращающих моментов на выходном валу 27...230 Н·м, диапазон передаточных чисел 8...80.

На рис. 16 и в табл. 57 приведены габаритные и присоединительные размеры червячных одноступенчатых редукторов типа 2Ч, в том числе размеры конических концов входных валов, цилиндрических концов выходных валов и полых выходных валов.

Неразъемный корпус отлит из алюминиевого сплава методом литья под давлением. Червячные валы изготовляют из легированной стали; витки червяка подвергают цементации и закалке до твердости 50... 55 HRC₃ с последующим шлифованием и полированием. Венцы червячных колес изготовляют из оловянно-фосфористой бронзы.

В зависимости от расположения выходных концов валов редукторы могут иметь различные варианты сборки: 51, 52, 53 и 56.

Техническая характеристика редукторов приведена в табл. 58. Допускаемый вращающий момент $T_{\rm вых}$ на выходном валу определен для непрерывной 12-часовой работы редуктора в исполнении "червяк под колесом" с постоянной спокойной безударной нагрузкой при температуре окружающей среды 20° С и температуре масла в корпусе редуктора не более 95° С. В табл. 58 обозначены: $u_{\rm H \ OM}$ номинальное передаточное число: $n_{\rm Bx}$ - частота вращения входного вала; η - КПД релуктора.



54. Габаритные и присоединительные размеры глобоидных редукторов типа Чог (рис. 15), мм

$d_{ m l}$	32	40	45	55
$b_1 \mid b_2 \mid d_1$	41	- 18	22	25
	9	10	12	14
Γ_1	125	140	200	240
T_6	120	135	ı	ı
L_5	270	350	520	009
L_4	55	70	105	130
L_3	250	320	460	520
L_2	230	280	370	450
H_2 L_1	245	315	400	450
H_2	22	33	35	50
H_1	396	200	599	835
Н	=	140	200	250
В	230	280	400	500
42	190	230	340	420
4	230	300	450	200
a	125	091	200	250
Типоразмер редуктора	4or-125	4or-160	4or-200	4or-250

Продолжение табл. 54

t ₂ Macca,	¥	100	180	350	059
5	7	5,5	7.0	9,0	9.0
<i>t</i> 1	-	3,5	5,0	5,0	5,5
14	- - 	110	140	170	210
13 14		80	110	110	110
<i>b</i>	7	82	105	130	165
11	-	58	82	82	82
h ₂		6	=	41	14
d_{10} h_1 h_2		9	∞	«	6
d_{10}		215	270	380	420
d ₉	,	8	22	28	33
d_8		55	75	1	4
d_6 d_7		30 M36×3	M48×3	M64×4	55 M80×4
d_6		30	36	46	55
ds		30,20 52,30 M20×1,5	M24×2	M30×2	M36×3
<i>d</i> ₄		52,30	37,30 66,50 M24×2	42.30 85.50 M30×2	104,0
d_2 d_3 d_4		30,20	37,30	42,30	52,30 104,0 M36×3
$d_{\tilde{2}}$		55	70	06	011

55. Допускаемые нагрузки по механической прочности передачи в глобоидных обдуваемых редукторах

			Цастока вращения первака и об/мин	du bullanieda exod	пам/ус. и савас		
Типоразмер	Номинальнос			гота вращения че	raciota ppamenny sepanna nj.co/ mnn	;	
редуктора	персдаточнос	7.	750	0001	0	1500	0
	число ином	$P_{ m BX}$, $\kappa { m BT}$	$T_{\mathtt{BbIX}}$, $H \cdot M$	$P_{ m ex}$, $\kappa m BT$	$T_{ exttt{Bbix}}$, $ exttt{H} \cdot exttt{M}$	$P_{ m gx}$, $\kappa { m BT}$	$T_{ m BbIX}$, $H \cdot M$
	01	8,5	006	10,7	850	12,7	700
	12,5	7,3	950	1,6	006	10,3	700
	91	5,8	950	7,2	006	8,7	750
	20	5,5	1100	6,5	1000	8,0	850
4or-125	25	4,0	1000	4,7	006	5,3	700
	31.5	3,0	006	3,5	800	4,0	650
	40	2,5	006	2,8	800	3,2	650
	50	1,8	800	2,2	750	2,7	059
	63	1,4	750	1,8	700	2,1	009
	01	17.3	1850	21,0	1700	28,5	1600
	12,5	14,4	1900	17,0	1700	23,3	1600
	91	11,4	1900	14,3	1800	18,9	1650
	20	10,1	2050	12,2	1900	9,91	1800
4or-160	25	7,8	1950	8,8	1700	11,2	1500
	31,5	6,0	1800	9,9	1550	8,2	1350
	40	4,8	1800	5,4	1550	9,9	1350
	950	3,9	1650	4,2	1450	5,1	1250
	63	2,9	1550	3,5	1450	4,2	1200

Продолжение табл. 55

писродаточнос писло и и из инстром и из инстром и из инстром и из и из и из из и из из из из из из и	Типоразмер	Номинальное		Hac	Частота вращения червяка n _l , об/мин	вяка <i>и</i> , об/мин		
querio d ₁₁ or P _m , kBr T _{bax} , ll·M P _{bax} , kBr T _{bax} , ll·M P _{bax} , kBr T _{bax} , ll·M P _{bax} , kBr T _{bax} , ll·M P _{bax} , ll·M <th>редуктора</th> <th>передаточное</th> <th></th> <th>50</th> <th>001</th> <th>00</th> <th>1500</th> <th>0</th>	редуктора	передаточное		50	001	00	1500	0
10 32 3500 37 3000 15.5 29 3800 35 3500 16 25 4200 31 4000 20 22 4500 26 4200 25 15 3700 18 3500 31.5 11 3200 13 3000 50 7 3000 7 2500 63 5 2300 5 2200 10 59 6500 5 6500 10 59 6500 49 6500 10 46 8500 50 8000 20 40 8500 33 6500 31.5 19 6000 17 5200 40 15 6000 17 5200 50 2500 21 5200 60 12 5200 4500 60 12 5200 60		число ином	$P_{\rm ex}$, KBT	$T_{ m Bbtx}$, H·M	кВт	T_{BbIX} ,	Рвх , кВт	T _{Bbix} , H·M
12.5 29 3800 35 3500 16 25 4200 31 4000 20 25 4500 26 4200 25 15 3700 18 3500 31.5 11 3200 13 3000 40 8 3200 7 2500 63 5 2300 5 2500 10 5 2300 5 2500 10 5 2500 6500 6500 10 46 7500 49 6500 20 40 8500 21 8500 21 6000 21 8500 31.5 19 6000 17 8500 40 15 8500 17 8500 850 12 8500 14 8500 850 12 8500 14 8500 80 12 8500 14		10	32	3500	37	3000	51	2900
16 25 4200 31 4000 20 22 4500 26 4200 23 15 3700 18 3500 31.5 11 3200 13 3000 40 8 3200 10 3000 50 7 3000 7 2500 10 59 6500 71 600 10 40 7800 49 6500 10 40 8500 50 800 25 27 7000 33 6500 25 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5200 5200 5200 60 15 6000 17 5200 80 15 6000 14 5000 83 9 5200 14 5000 83 9 5200		12.5	29	3800	35	3500	47	3300
20 22 4500 26 4200 25 15 3700 18 3500 31.5 11 3200 13 3000 40 8 3200 10 3000 50 7 3000 7 2500 63 5 2300 5 2200 10 59 6500 6500 6500 10 40 8500 50 8000 20 40 8500 21 5200 31.5 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5500 8000 17 50 12 5500 17 5200 60 12 5500 14 5000 63 9 5200 14 5000		91	25	4200	31	4000	39	3500
25 15 3700 18 3500 31.5 11 3200 13 3000 40 8 3200 10 3000 50 7 3000 7 2500 10 5 2300 5 2200 11 5 6500 71 6000 16 46 7800 49 6500 20 40 8500 8000 8000 21 7000 33 6500 31.5 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5500 14 5000 63 63 6500 17 5200 63 12 5200 14 5000		20	22	4500	26	4200	35	3900
31.5 11 3200 13 3000 10 3000 3000 2000<	4or-200	25	15	3700	81	3500	22	3000
40 8 3200 10 3000 50 7 3000 7 2500 63 5 2300 5 2200 10 59 6500 71 6000 12.5 55 7500 63 6500 16 46 7800 49 6500 25 27 7000 50 8000 31.5 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5500 14 5000 63 9 5200 14 5000		31,5	11	3200	13	3000	91	2700
50 7 3000 7 2500 63 5 2300 5 2200 10 59 6500 71 6000 12.5 55 7500 63 6500 16 46 7800 49 6500 20 40 8500 50 800 25 7000 33 6500 40 15 6000 17 520 40 15 6000 17 5200 63 9 5200 10 4500		40	∞	3200	01	3000	13	2700
63 5 2300 5 2200 10 59 6500 71 6000 12.5 55 7500 63 6500 16 46 7800 49 6500 20 40 8500 50 8000 25 27 7000 33 6500 40 15 6000 17 5200 40 15 6000 17 5200 63 9 5200 14 5000		50	7	3000	7	2500	6	2200
10 59 6500 71 6000 12,5 55 7500 63 6500 16 46 7800 49 6500 20 40 8500 50 8000 25 27 7000 33 6500 31,5 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5500 14 5000 63 9 5200 10 4500		63	\$	2300	2	2200	7	2000
12.5 55 7500 63 6500 16 46 7800 49 6500 20 40 8500 50 8000 25 27 7000 33 6500 31.5 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5500 14 5000 63 9 5200 10 4500		10	59	0059	7.1	0009	76	5500
16 46 7800 49 6500 20 40 8500 8000 25 27 7000 33 6500 31.5 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5500 14 5000 63 9 5200 10 4500		12,5	55	7500	63	0059	98	0009
20 40 8500 50 8000 25 27 7000 33 6500 31,5 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5500 14 5000 63 9 5200 10 4500		91	46	7800	49	9059	89	0009
25 27 7000 33 6500 31.5 19 6000 21 5200 40 15 6000 17 5200 50 12 5500 14 5000 63 9 5200 10 4500		20	40	8500	20	8000	64	7000
19 6000 21 5200 15 6000 17 5200 12 5500 14 5000 9 5200 10 4500	4or-250	25	27	7000	33	0099	45	0009
15 6000 17 5200 12 5500 14 5000 9 5200 10 4500		31.5	19	0009	21	5200	30	2000
12 5500 14 5000 9 5200 10 4500		40	15	0009	17	5200	25	2000
9 5200 10 4500		90	12	5500	14	2000	81	4500
		63	6	5200	10	4500	14	4000

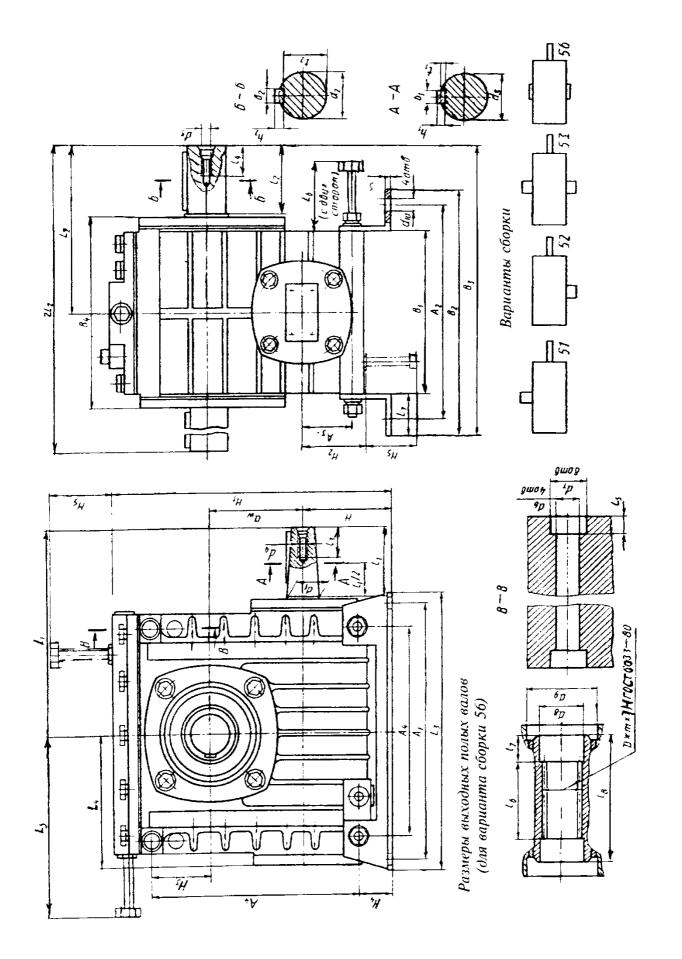
56. Допускаемые нагрузки по нагреву передач в глобоидных облуваемых релукторах типа Чог

Типоразмер	Номинальное		Hac.	Частота врашения червяка	грвяка <i>п</i> 1,06/мин		
редуктора	передаточное	750	0.	0001	00	1500	0
	число Ином	$P_{\text{вх T}}$, к Вт	$T_{ extsf{BbIXT}}$, $ extsf{H} \cdot extsf{M}$	$P_{\mathtt{BX}\mathtt{T}}$, к $\mathtt{B}\mathtt{T}$	$T_{ exttt{BbIX T}}$, $ exttt{H} \cdot exttt{M}$	$P_{\mathtt{BXT}}$, KBT	$T_{ m BbIXT}$, $H^{\cdot M}$
	01	4,9	530	5,8	480	8,4	480
	12,5	4,6	019	5,4	550	7,8	550
	91	4,4	740	5,1	099	7,3	650
	20	4,0	820	8,4	760	8,9	740
4or-125	25	3,8	096	4,6	006	6,4	098
	31,5	3,3	1010	4,0	950	5,7	950
	40	3,1	1180	3,7	0601	5,2	1070
	20	2,8	1270	3,3	1160	4,5	1110
	63	2,4	1280	2,9	1220	3,8	0011
	01	8,6	950	0,01	850	14,0	760
	12,5	8.1	0111	5,6	066	13,0	910
	91	7,6	1130	0,6	1190	12,0	0901
	20	8,9	1430	8,0	1290	0,11	1200
4or-160	25	6,1	1570	7,5	1490	10,4	1400
	31,5	5.6	0221	7,0	1770	9,3	1540
	40	5,2	2030	6,2	1870	8,4	1730
	50	4,4	2030	5,5	2000	7,3	1800
	63	4.0	2230	5,0	2160	6,1	1770
						•	

Продолжение тибл. 56

Типоразмер	Поминальное			тота вращения ч	Частота вращения червяка n ₁ , об/мин		
редуктора	передаточное	7	750	1000	00	1500	0(
	число ином	$P_{\text{BX T}}$. KBT	$T_{ m BbIX\ T}$, $ m H\cdot M$	$P_{ m BXT}$, KBT	$T_{ m BEKRT}$, $H\cdot M$	$P_{ m BXT}$, KBT	$T_{ m BbIXT}$, H·M
	01	61	2100	23	1940	37	2170
	12,5	71	2380	21	2210	34	2450
	91	91	2830	20	2630	32	2900
	20	15	3160	61	3090	29	3290
4or-200	25	14	3640	81	3620	27	3800
	31.5	12	3820	15	3680	24	4110
	40	Ξ	4330	14	4230	22	4630
	50	10	4680	12	4420	61	4820
	63	∞	4510	11	4750	15	4570
	01	40	4520	53	4570	78	4510
	12,5	37	5170	49	5220	71	5080
	91	34	0809	45	0809	99	5970
	20	30	0859	40	0659	61	6820
^t ior-250	25	27	7160	37	7560	57	7810
	31.5	25	8090	33	8330	50	8530
	40	22	8970	30	9320	45	9480
	90	61	0906	26	0626	39	0686
	63	17	0986	23	10220	32	9570





57. Габаритные и присоединительные размеры червячных одноступенчатых редукторов тнпа 2Ч (рис. 16), мм

Парамет-	Типо	размер реду	ктора	Парамет-	Тиг	поразмер ред	уктора
ры	24-40	24-63	24-80	ры	24-40	24-63	24-80
a_w	40	63	80	d_2	18	28	35
A_1	150	180	225	d_3	15,20	20,90	23,80
A_2	140	165	185	d_4	M6	M8	M8
A ₃	35	42	50	d_5	M6	M8	M8
A ₄	105	150	180	d_6	11,5	11,5	13
B_1	100	125	140	d_7	16	16	18
B_2	164	197	212	d_8	23	33	41
B_3	182	217	250	d_9	60	70	90
B_4	120	145	165	d_{10}	13	13	15
Н	72	82	92	h_1	3	4	5
H_1	180	223	265	h ₂	6	7	8
H_2	54	59	66	l_1	28	36	42
H_3	30	45	50	l_2	40	60	80
H_4	37	40	42	<i>l</i> ₃	20	20	20
H_5	115	155	190	14	20	20	20
L_1	95	145	160	<i>l</i> ₅	8	8	8
L_2	100	120	145	16	72	68	66
L_3	180	220	260	<i>l</i> ₇	20	20	25
L_4	82	105	120	18	112	108	116
L_5	145	200	240	S	4	5	5
L_6	80	115	135	t_1	1.8	2,5	3.0
L_7	32	36	36	t_2	14,5	24	30
b_1	3	4	5	$D \times m \times 7H$	22×1,5×7 <i>H</i>	32×1,5×7 <i>H</i>	40×1,5×7 <i>H</i>
b_2	6	8	8	Объем масла, л	0,18.0,3	0,30,7	0,51,0
d_1	16	22	25	Масса, кі	6,7	13,1	18,6

58. Техническая характеристика червячных одноступенчатых редукторов типа 2Ч

ρεπραττορει H _{mon} T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η T _{foot} H _M η η η T _{foot} H _M η η	Типоразмер				л _{вх} , об/мин	ин		
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	редуктора	ином	75	90		00		500
8 31 0,85 30 0,86 28 10 31 0,83 30 0,88 28 12.5 28 0,81 27 0,79 29 16 31 0,77 31 0,79 29 25 27 0,70 27 0,71 29 25 27 0,70 27 0,71 29 40 31 0,65 31 0,67 30 50 28 0,57 28 0,57 28 63 28 0,54 29 0,57 28 10 110 0,68 109 0,87 107 11 110 0,86 110 0,88 110 11 0,78 112 0,68 110 25 110 0,79 106 0,88 111 26 110 0,79 106 0,88 116 27 111 <th></th> <th></th> <th>$T_{ m Bbix}$, ${ m H}$ · M</th> <th>u</th> <th>Bbix 1</th> <th>u</th> <th>BbIX 1</th> <th></th>			$T_{ m Bbix}$, ${ m H}$ · M	u	Bbix 1	u	BbIX 1	
10 31 0,83 30 0,83 28 28 16.5 28 28 28 28 28 28 28 2		~	31	6,85	30	98'0	28	0,87
12.5		01	31	0,83	30	0,83	28	0,85
16 31 0,77 31 0,79 29 20 27 27 31 0,79 29 25 27 0,70 27 0,71 29 31,5 31 0,65 31 0,67 30 40 31 0,58 31 0,67 30 50 29 0,53 28 0,54 29 63 28 0,52 28 0,57 28 10 110 0,86 109 0,87 107 11 0,86 110 0,87 107 104 11 0,10 0,88 110 0,88 110 20 1110 0,76 112 0,88 110 21 111 0,68 110 0,89 110 22 111 0,67 112 0,69 110 23 100 0,64 10 0,69 110 <td< td=""><td></td><td>12,5</td><td>28</td><td>0,81</td><td>27</td><td>0,82</td><td>28</td><td>0,83</td></td<>		12,5	28	0,81	27	0,82	28	0,83
20 31 0,72 31 0,74 29 315 37 0,67 37 0,67 30 40 31 0,68 31 0,67 30 40 31 0,68 31 0,67 30 50 28 0,53 28 0,57 28 10 110 0,86 109 0,87 107 11 110 0,88 104 0,88 102 10 110 0,88 104 0,88 102 20 110 0,88 104 0,88 104 20 110 0,79 106 0,88 104 40 111 0,76 105 0,68 115 40 111 0,67 112 0,68 115 50 110 0,67 112 0,68 116 63 102 0,67 112 0,68 116		16	31	0,77	31	0,79	29	0,81
25 27 0,70 27 0,71 26 40 31 0,65 31 0,67 30 50 29 0,54 29 0,57 28 63 28 0,54 29 0,57 28 10 115 0,86 109 0,87 107 10 110 0,86 104 0,88 107 10 110 0,86 100 0,88 110 20 110 0,79 106 0,88 110 25 110 0,79 106 0,89 115 40 114 0,67 112 0,68 110 50 110 0,67 110 0,69 110 63 102 0,64 105 0,68 110 8 215 0,64 105 0,68 104 80 20 0,64 105 0,68 104		20	31	0,72	31	0,74	29	92'0
31,5 31 0,65 31 0,67 30 40 53 11,5 0,58 31 0,67 30 50 29 0,52 28 0,54 27 28 63 28 0,52 28 0,54 27 28 10 110 0,86 109 0,87 107 107 110 110 0,86 110 0,88 102 102 20 110 0,79 106 0,88 104 0,88 104 20 110 0,79 106 0,88 110 0,77 97 40 111 0,68 117 0,68 110 0,77 97 40 111 0,68 117 0,68 110 0,69 111 50 110 0,64 105 0,64 105 0,64 105 63 102 0,64 105 0,64 105	24-40	25	27	0,70	27	0,71	26	0,73
40 31 0,58 31 0,60 30 50 29 0,54 29 0,57 28 63 28 0,55 28 0,57 28 10 110 0,86 109 0,87 107 10 110 0,86 104 0,85 107 20 110 0,79 106 0,88 104 20 110 0,79 106 0,88 104 20 110 0,79 106 0,89 104 40 114 0,68 117 0,68 110 50 110 0,67 112 0,69 110 63 102 0,60 100 0,61 100 80 90 0,60 100 0,61 0,89 10 213 0,88 104 105 10 214 0,78 209 0,88 104 10		31,5	31	0,65	31	0,67	30	0.70
50 29 0.54 29 0.57 28 63 28 0.52 28 0.54 27 10 115 0.86 109 0.87 107 10 110 0.86 104 0.86 107 11,5 118 0.80 112 0.81 110 20 110 0.79 106 0.89 104 20 110 0.76 105 0.79 104 40 114 0.68 117 0.69 115 40 114 0.67 112 0.68 116 50 110 0.67 112 0.68 116 63 102 0.64 105 0.68 116 80 90 0.64 105 0.68 105 10 210 0.88 21 0.89 208 10 210 0.88 20 0.86 20		40	31	0,58	31	0,00	30	0,63
63 28 0,52 28 0,54 27 8 115 0,86 109 0,87 107 10 110 0,86 109 0,87 107 12,5 110 0,86 112 0,81 107 16 118 0,89 112 0,81 110 20 110 0,77 106 0,81 110 40 114 0,67 112 0,68 115 40 114 0,67 112 0,68 115 63 110 0,67 112 0,68 115 63 100 0,64 105 0,64 105 63 102 0,67 112 0,68 110 80 90 0,64 105 0,64 105 10 210 0,88 21 0,51 85 10 210 0,88 21 0,54 104 <t< td=""><td></td><td>50</td><td>29</td><td>0,54</td><td>29</td><td>0,57</td><td>28</td><td>0,60</td></t<>		50	29	0,54	29	0,57	28	0,60
8 115 0.86 109 0.87 107 10 110 0.86 104 0.86 107 12.5 110 0.85 100 0.85 102 16 118 0.86 112 0.81 110 20 110 0.79 106 0.89 104 25 110 0.76 106 0.80 104 40 1114 0.67 112 0.68 115 50 110 0.67 112 0.68 110 63 102 0.67 100 0.61 105 63 102 0.67 100 0.64 102 63 102 0.67 100 0.64 102 8 215 0.69 0.64 102 0.64 102 10 210 0.88 214 0.89 208 10 210 0.82 214 0.64		63	28	0,52	28	0,54	27	0,58
10 110 0.86 104 0.86 102 12.5 105 0.85 100 0.85 95 16 118 0.80 112 0.81 110 20 110 0.79 106 0.80 104 25 110 0.76 105 0.77 97 40 114 0.67 112 0.68 110 50 110 0.64 105 0.64 110 63 110 0.64 105 0.64 102 63 110 0.64 105 0.68 110 8 210 0.64 105 0.64 102 80 90 0.54 87 0.61 95 10 210 0.88 20 0.88 104 11 210 0.88 20 0.88 20 10 214 0.78 21 0.74 230		&	115	98'0	601	0,87	107	68.0
12.5 105 0,85 100 0,85 95 16 118 0,80 112 0,81 110 20 110 0,79 106 0,87 104 25 110 0,68 117 0,69 115 40 114 0,67 112 0,68 110 50 110 0,64 105 0,64 102 63 102 0,64 105 0,64 102 63 102 0,64 100 0,64 102 80 90 0,64 100 0,61 95 80 90 0,64 100 0,61 95 80 215 0,88 211 0,89 208 105 212 0,87 208 0,88 208 106 214 0,78 214 0,84 205 21 21 0,77 212 0,74 230		01	011	98'0	104	98.0	102	88,0
16 118 0,80 112 0,81 110 20 110 0,79 106 0,80 104 25 110 0,76 105 0,77 97 40 114 0,67 112 0,68 115 50 110 0,64 105 0,64 102 63 102 0,60 100 0,61 95 8 102 0,64 105 0,64 102 8 215 0,88 211 0,89 208 10 210 0,88 211 0,89 208 16 213 0,88 214 0,88 209 0,88 16 218 0,82 214 0,88 194 20 214 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,77 232 0,74 230 40 218 0,65 211 0,66 <t></t>		12,5	105	0,85	001	0,85	95	88.0
20 110 0,79 106 0,80 104 25 1110 0,76 105 0,77 97 40 1114 0,67 117 0,69 116 50 110 0,64 105 0,69 110 63 102 0,60 100 0,61 102 63 102 0,60 100 0,61 95 8 215 0,68 20 0,61 85 10 210 0,88 211 0,89 208 10 210 0,88 209 0,88 202 16 218 0,85 209 0,86 205 20 214 0,78 214 0,84 205 21 214 0,77 212 0,74 230 40 214 0,66 211 0,66 210 50 215 0,65 214 0,66 210		91	118	0,80	112	0,81	011	0,84
25 110 0.76 105 0.77 97 31,5 1118 0.68 117 0.69 115 40 114 0.67 112 0.68 110 50 110 0.64 105 0.64 102 63 102 0.60 100 0,61 95 8 215 0.88 211 0,87 85 10 210 0.87 206 0,88 104 10 210 0.87 206 0,88 104 10 210 0.87 209 0,86 202 10 213 0,85 209 0,86 104 25 214 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,77 212 0,78 197 40 214 0,66 214 0,66 210 80 174 0,66 211 0,66 200		20	110	0,79	901	0,80	104	0,83
31,5 118 0,68 117 0,69 115 40 114 0,67 112 0,68 110 50 110 0,64 105 0,68 110 63 102 0,64 105 0,64 102 63 102 0,60 100 0,61 95 8 215 0,69 20 0,61 95 10 216 0,88 211 0,89 208 10 210 0,87 206 0,88 194 16 213 0,85 214 0,86 195 20 214 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,77 232 0,74 230 40 218 0,66 210 0,66 210 63 215 0,65 211 0,66 200 80 174 0,54 172 0,55 170	24-63	25	011	0.76	105	0,77	62	0,81
40 114 0,67 112 0,68 110 50 110 0,64 105 0,64 102 63 102 0,60 100 0,61 95 8 102 0,60 100 0,61 95 8 215 0,68 211 0,87 85 10 210 0,88 211 0,89 208 10 210 0,87 206 0,88 194 10 213 0,85 209 0,86 202 16 218 0,82 214 0,84 205 20 214 0,78 210 0,86 195 21 0,77 212 0,78 197 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,66 211 0,70 200 63 215 0,65 211 0,65 210 80 <td></td> <td>31,5</td> <td>811</td> <td>89,0</td> <td>117</td> <td>69'0</td> <td>115</td> <td>0,74</td>		31,5	811	89,0	117	69'0	115	0,74
50 110 0,64 105 0,64 102 63 102 0,60 100 0,61 95 8 102 0,60 100 0,61 95 8 215 0,88 211 0,89 208 10 210 0,87 206 0,88 194 12,5 213 0,85 209 0,86 202 16 218 0,85 209 0,86 202 20 214 0,78 214 0,78 195 21 234 0,77 212 0,78 197 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,66 211 0,70 200 63 215 0,65 211 0,60 200 80 174 0,54 170 0,55 170		40	114	29'0	112	89.0	011	0,73
63 102 0,60 100 0,61 95 80 90 0,54 87 0,57 85 8 215 0,88 211 0,89 208 10 210 0,87 206 0,88 194 12,5 213 0,85 209 0,86 202 16 218 0,82 214 0,84 205 20 214 0,78 214 0,84 205 21 0,78 210 0,80 195 23 214 0,77 212 0,78 195 40 214 0,77 212 0,78 197 50 214 0,66 211 0,70 220 50 218 0,66 214 0,66 210 63 215 0,65 211 0,60 200 80 174 0,54 172 0,55 170		50	110	0,64	105	0,64	102	89.0
80 90 0,54 87 0,57 85 8 215 0,88 211 0,89 208 10 210 0,87 206 0,88 194 12,5 213 0,85 209 0,86 202 16 218 0,82 214 0,84 205 20 214 0,78 210 0,84 205 21 21 0,78 197 195 25 216 0,77 212 0,78 197 40 214 0,66 211 0,70 200 50 214 0,66 211 0,70 200 63 215 0,65 211 0,66 210 80 174 0,54 172 0,55 170		63	102	09.0	001	0,61	95	0,62
8 215 0,88 211 0,89 208 10 210 0,87 206 0,88 194 10 210 0,85 209 0,86 202 16 213 0,85 209 0,86 202 20 214 0,82 214 0,86 195 20 214 0,78 210 0,80 195 25 216 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,71 232 0,74 230 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,66 211 0,66 210 63 215 0,65 211 0,66 200 80 174 0,54 172 0,55 170		08	06	0,54	87	0,57	85	09,0
10 210 0,87 206 0,88 194 12,5 213 0,85 209 0,86 202 16 218 0,82 214 0,86 205 20 214 0,78 210 0,80 195 25 216 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,71 232 0,74 230 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,66 211 0,66 210 63 215 0,65 211 0,60 200 80 174 0,54 172 0,55 170		8	215	88'0	211	68'0	208	06,0
12,5 213 0,85 209 0,86 202 16 218 0,82 214 0,84 205 20 214 0,78 210 0,80 195 25 216 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,71 232 0,74 230 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,65 214 0,66 210 63 215 0,65 211 0,60 200 80 174 0,54 172 0,55 170		01	210	0,87	206	0,88	194	68'0
16 218 0,82 214 0,84 205 20 214 0,78 210 0,80 195 25 216 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,71 232 0,74 230 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,65 214 0,66 210 63 215 0,62 211 0,60 200 80 174 0,54 172 0,55 170		12,5	213	0,85	209	98'0	202	0,88
20 214 0,78 210 0,80 195 25 216 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,71 232 0,74 230 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,65 214 0,66 210 63 215 0,62 211 0,60 200 80 174 0,54 172 0,55 170		91	218	0,82	214	0.84	205	0,85
25 216 0,77 212 0,78 197 31,5 234 0,71 232 0,74 230 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,65 214 0,66 210 63 215 0,62 211 0,60 200 80 174 0,54 172 0,55 170		20	214	0,78	210	08'0	195	0,83
31,5 234 0,71 232 0,74 230 40 214 0,66 211 0,70 200 50 218 0,65 214 0,66 210 63 215 0,62 211 0,60 200 80 174 0,54 172 0,55 170	24-80	25	216	0,77	212	0,78	161	0,82
214 0,66 211 0,70 200 218 0,65 214 0,66 210 215 0,62 211 0,60 200 174 0,54 172 0,55 170		31,5	234	0,71	232	0,74	230	0,77
218 0,65 214 0,66 210 215 0,62 211 0,60 200 174 0,54 172 0,55 170		40	214	99'0	211	0,70	200	0,72
215 0,62 211 0,60 200 174 0,54 172 0,55 170		50	218	0,65	214	99'0	210	0,71
174 0,54 172 0,55 170		63	215	0,62	211	09,0	200	0,64
		- 80	174	0,54	172	0,55	170	0,61

Для определения допускаемых нагрузок при работе в повторно-кратковременных режимах с циклами, не превышающими 10 мин, значения вращающих моментов, приведенных в табл. 58, необходимо умножить на коэффициент K, зависящий от продолжительности включения ΠB :

Продолжительность

включения ПВ, % 60 40 25 Коэффициент К 1,2 1,35 1,5

Редукторы допускают кратковременные перегрузки, в 2 раза превышающие номинальные и возникающие во время пусков и остановок двигателя, если число циклов нагружения входного вала за время действия этих нагрузок не превышает 3-106 в течение всего срока службы редуктора.

ЧЕРВЯЧНЫЕ ОДНОСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА Ч

Червячные редукторы этого типа с межосевыми расстояниями от 50 до 160 мм при непрерывной работе могут передавать врашающие моменты на выходном валу от 50 до 2000 Н·м при передаточных числах от 8 до 80.

Редукторы типа Ч имеют воздушное охлаждение. На червячном валу установлен вентилятор для охлаждения корпуса редуктора: у редукторов Ч-100, Ч-125, Ч-160 (рис. 17) - со стороны входного конца вала-червяка: у редукторов Ч-50, Ч-60, Ч-80 (рис. 18) - с противоположной стороны.

Червячные валы изготовляют из легированной стали; витки червяка полвергают це-

ментации и закалке до твердости 58...62 HRC, е последующим шлифованием и полированием. Венцы червячных колес изготовляют из оловянно-фосфористой бронзы.

На рис. 17, 18 и в табл. 59 приведены габаритные и присоединительные размеры редукторов типа Ч, в табл. 60 - допускаемые вращающие моменты $T_{\rm BЫX}$ на выходном валу и КПД редуктора. Значения момента $T_{\rm BЫX}$ указаны для непрерывной работы при постоянной нагрузке в течение 24 ч, нижнем расположении червяка и при температуре окружающей среды $t_{\rm B}=20~{}^{\circ}{\rm C}$. При верхнем расположении червяка значения нагрузок следует снизить на 20%.

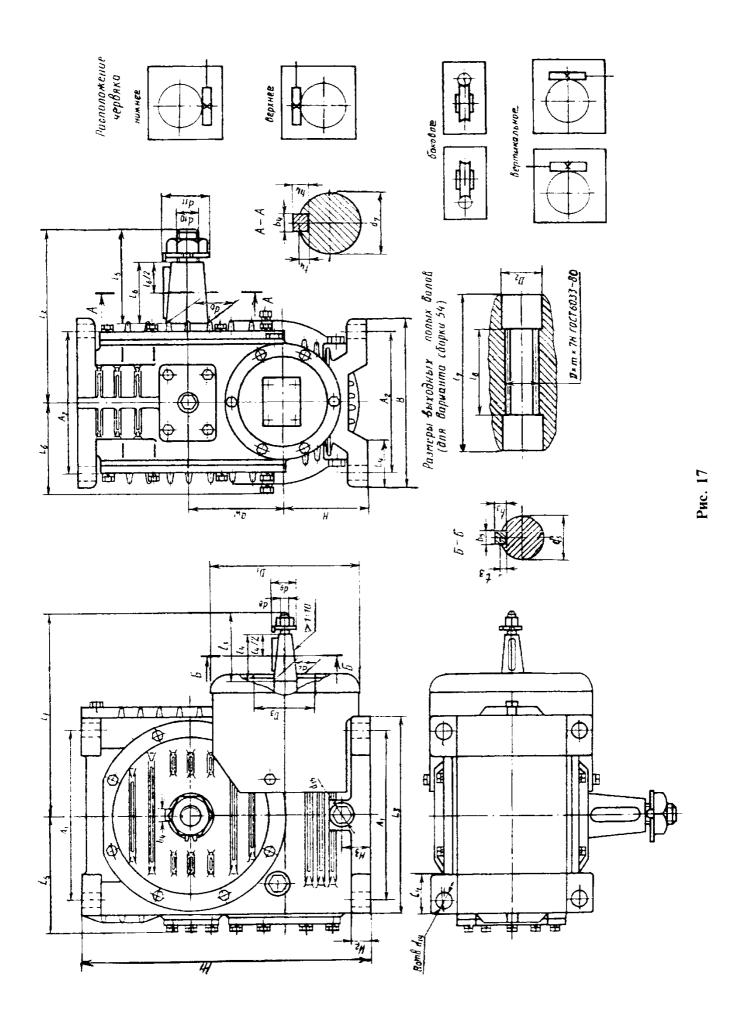
Значения вращающих моментов $T_{\rm вых}$, H-м, при $t_{\rm B} > 20~{\rm ^{\circ}C}$ определяют по формуле

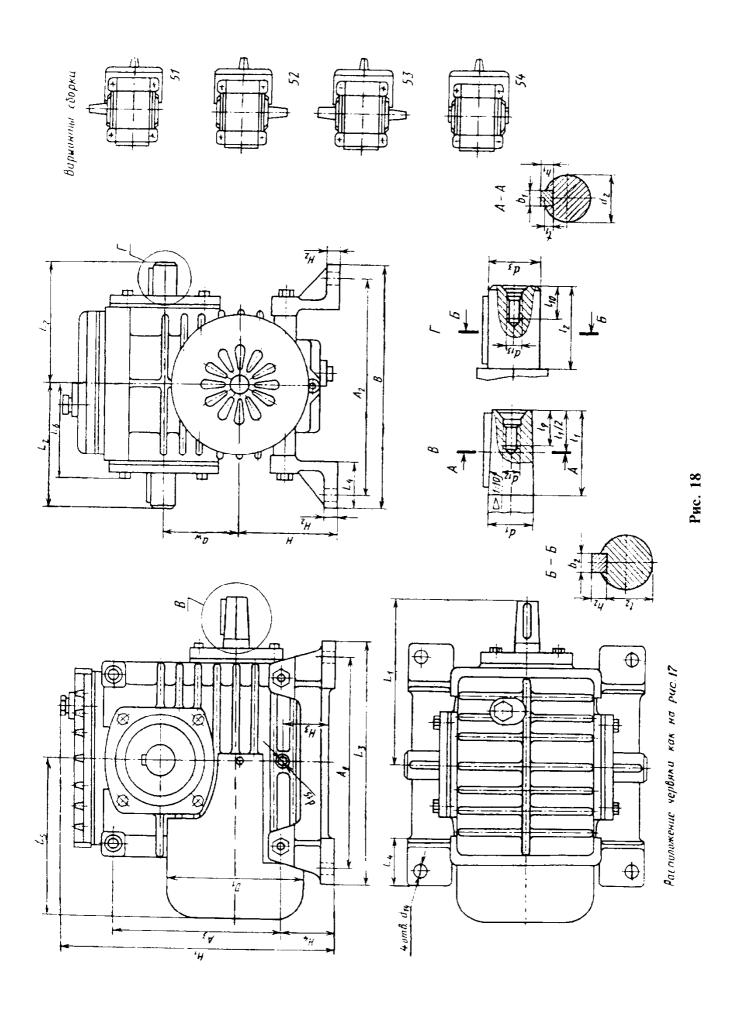
$$T_{\rm Bbix}' = T_{\rm Bbix} (t_{\rm M} - t_{\rm B}) / 70$$

где $t_{\rm M}$ - максимально допустимая температура масла внутри корпуса редуктора. $t_{\rm M} = 95^{\circ} {\rm ~C.}$

Наибольшие радиальные консольные силы на концы валов приведены в табл. 61.

Пример обозначения червячного редуктора с межосевым расстоянием 80 мм. номинальным передаточным числом 40, вариантом сборки 51, категории точности 1, климатическим исполнением У, категории размещения 3 по ГОСТ 15150:





59. Габаритные и присоединительные размеры червячных одноступенчатых редукторов типа Ч (рис. 17 и 18), мм

Параметры			Типоразме	р редуктора		
Тараметры	Ч-50	Ч-63	Ч-80	Ч-100	Ч-125	Ч-160
a_w	50	63	80	100	125	160
A_1	160	180	225	200	230	300
A_2	155	200	220	140	190	230
A_3	125	150	180	-	-	-
В	180	230	250	175	230	280
D_1	155	135	155	179	217	270
D_2	30	31	39	46	60	72
D_3	-	-	-	69	71	80
Н	75	112	112	100	111	140
H_1	205	270	295	312	396	500
H_2	10	12,5	15	20	23	31,5
H_3	25	30	40	50	50	60
$-H_4$	40	65	62	<u>-</u>	-	-
$-\frac{1}{L_1}$	115	145	167	225	261	345
L_2	100	118	147	225	230	280
$-\frac{1}{L_3}$	190	218	265	243	280	355
L_4	33,5	48,5	48,0	45,0	60,0	70,0
L_5	125	155	173	150	176	206
$\frac{}{L_6}$	65	80	92,5	120,0	135	157
$\frac{}{b_1}$	3	4	5	-	-	-
$-\frac{1}{b_2}$	6	8	10	-	-	-
$-\frac{2}{b_3}$	<u> </u>	-	-	6	6	10
$\frac{}{b_4}$	-	<u>-</u>	-	12	14	18
$\frac{}{d_1}$	16	22	25	-	-	-
$\frac{1}{d_2}$	15,20	20,90	23,80	-	-	-
$\frac{1}{d_3}$	22	25	35	-	-	-
$\frac{3}{d_4}$	-		-	32	32	40
$-\frac{d}{d_5}$	-	-	-	29,10	29,10	35,90
$\frac{d_6}{d_6}$	•	-	-	45	50	70
$\frac{\sigma}{d_7}$		-	-	40,90	50,90	64,75

Продолжение табл. 59

Параметры			Типоразме	р редуктора		
Параметры	Y-50	Ч-63	Ч-80	Ч-100	Ч-125	Ч-160
$\overline{d_8}$	-	-	-	M20×1,5	M20×1,5	M24×2
d_9	-	-	-	45	45	50
d_{10}	-	-	-	M30×2	M36×3	M48×3
d_{11}	-	-	-	100	110	140
$d_{12} = d_{13}$	M6	M6	М8	-	-	_
d_{14}	12	14	16	19	19	22
d_{15}	M12×1,25	M12×1,25	M12×1,25	M12×1,25	M16×1,5	M16×1,5
$-\frac{l_1}{l_1}$	28	36	42	-	-	-
l_2	28	36	42	-	-	_
<i>l</i> ₃		_	-	80	80	110
l_4	-	-	-	58	58	82
<i>l</i> ₅	-	-	-	110	110	140
16	-	-	-	82	82	105
$\overline{l_7}$	115	108	122	205	230	275
<i>l</i> ₈	58	58	66	90	110	130
<i>l</i> ₉	15	18	30	_	-	-
<i>l</i> ₁₀	20	24	25	-	-	-
h_1	3	4	5	<u> </u>	-	-
h_2	6	7	8	_	-	-
h_3	-	-	-	6	6	8
h_4	_	-	-	8	9	11
t_1	1,8	2,5	3,0	-	-	-
t_2	14,5	21,0	27.0	-	-	-
t_3	-	-	-	3,5	3,5	5,0
<i>t</i> ₄	-	-	-	5,0	5,5	7,0
$D \times m \times 7H$	28×1,5×7 <i>H</i>	30×1,5×7 <i>H</i>	40×1,5×7 <i>H</i>	45×2×7 <i>H</i>	55×2,5×7 <i>H</i>	70×2.5×7 <i>I</i>
Объем за- ливаемого масла, л	0,3	0.7	1,2	3,2	5,8	10,0
Масса, кг	6,4	13,2	19,1	57,0	38,0	170,0

60. Значения допускаемого вращающего момента и КПД редуктора п для червячных одноступенчатых редукторов типа Ч

редуктора			Частота	Частота врашения входного вала, об/мин	10го вала, об/а	мин	
	"HOM	750	0	10	1000	15	1500
		$T_{ m BbK}$, H·M	μ	$T_{ m Bblx}$, H·M	և	$T_{ m Bbix}$, H·M	h
	8,0	71	0,86	99	0,87	99	0,88
	0.01	65	0,85	09	0,85	51	0,87
	12,5	99	0,83	19	0,84	52	98'0
	16,0	71	08'0	65	0,81	56	0,83
d-50	20,0	65	0,77	09	0,78	52	0,81
	25,0	64	0,72	59	0,73	51	0,76
	31,5	71	0,68	29	69.0	58	0,73
	40,0	89	0,65	65	99.0	99	69.0
	50,0	99	0,61	09	0,61	54	0,62
	63,0	61	0,55	95	0,57	50	09.0
	8,0	128	0,87	118	0,88	100	68'0
	0,01	128	98'0	118	0,87	100	0,88
	12,5	118	0,85	103	98.0	06	0,87
	0,91	125	0,81	115	0.82	001	0.84
	20,0	125	0,80	115	0,81	100	0,83
4-63	25,0	601	0,77	001	0,78	06	0,81
	31,5	122	69'0	112	0,70	001	0,74
	40,0	118	0,68	112	69'0	001	0,73
	50,0	112	0,64	901	0,64	96	89.0
	63,0	95	09'0	06	0,61	80	0,62
	80,0	95	0,54	06	0.57	80	09'0
	8,0	280	68'0	250	06,0	212	16,0
	0,01	250	0,88	224	68'0	190	0,90
d-80	12,5	270	98'0	230	0,87	195	68.0
	0,91	280	0,83	250	0,85	218	98'0
	20.0	243	0,79	224	0,81	195	0,84
	25,0	243	0,78	224	0,79	195	0,83

			Частот	Частота врашения входного вала	ого вада. об/мин	ANH	
Типоразмер							
рсдуктора	ином	750	0	10	1000	7	1500
		$T_{ m BbIX}$, ${ m H}_{ m M}$	h	$T_{ m Bbix}$, H·M	u	$T_{ m Bbix}$, $H_{ m M}$	۲
	31,5	300	0,72	280	0,75	250	0,78
B)	40.0	230	0,67	218	0,71	195	0,73
08-h	90,0	243	9,0	230	99.0	206	0,71
	63,0	224	09'0	212	0,62	190	0,64
	80,0	200	0,55	190	0.58	175	0,61
	8,0	515	06,0	462	0.91	387	0,92
	0,01	500	68'0	450	0.90	375	16,0
	12,5	515	0,88	462	0,90	387	0,90
	16,0	200	0,85	450	98'0	387	0,88
	20,0	487	0,81	437	0,84	375	98'0
001-h	25.0	475	0,80	437	0.83	375	0,85
	31,5	515	0,74	475	0.75	412	0,79
	40	475	0,70	437	0,72	387	0,75
	90	475	69,0	437	0,71	387	0,74
	63	375	0,00	345	0,63	315	99'0
	80	355	0,58	335	09.0	300	0,63
	8,0	820	0,91	750	0,92	650	0,93
	0,01	825	0,90	725	0,91	630	0,92
	12,5	825	0,89	725	0.90	630	0,91
	16,0	850	98'0	750	98'0	029	0,88
	20,0	825	0,84	750	0,85	959	0,87
4 -125	25,0	775	0,82	200	0,83	615	0,85
	31,5	0001	0,75	006	0,77	800	0,80
	40.0	850	0,72	775	0.74	069	0,78
	50,0	800	0,70	725	0.72	959	0,75
	63,0	750	99,0	200	69.0	615	0,72
	80,0	650	0,60	009	0,63	530	99,0

Продолжение табл. 60

Типоразмер			Частота	Частота вращения входного вала, об/мин	ого вала, об/1	иин	
редуктора	пном	75	50	10	1000		1500
		$T_{ m Bblx}$, H·M	l	T _{Bbtx} , H·M	L L	T _{BbIX} , H·M	۴
	8,0	1600	0,91	1450	0,93	1250	0,94
	10,0	1500	0,91	1320	0,92	1150	0,93
	12,5	1500	06'0	1320	0,91	1150	0,92
	16,0	1800	0,87	1600	88,0	1400	0,90
	20,0	1500	0,83	1320	0,85	1150	0,87
H -160	25,0	1400	0,81	1320	0,84	1120	98'0
	31,5	2000	0,79	1800	08.0	1600	0,83
	40,0	1600	0,73	1450	92,0	1250	0,79
	50,0	1450	0,71	1320	0,73	1180	0,75
	63,0	1320	69'0	1250	0,71	1090	0,74
	08	1320	0,64	1250	89.0	1090	0,71

Примечания: 1. Фактические значения передаточных чисел не должны отличаться от номинальных более чем на 4 %.

2. Редукторы с $u_{\text{ном}} \ge 50$ целесообразно применять в переменных режимах работы.

 3 . Значения допускаемых моментов $T_{
m Bhx}$ указаны для непрерывной работы редукторов при постоянной нагрузке в течение 24 ч, темпе-

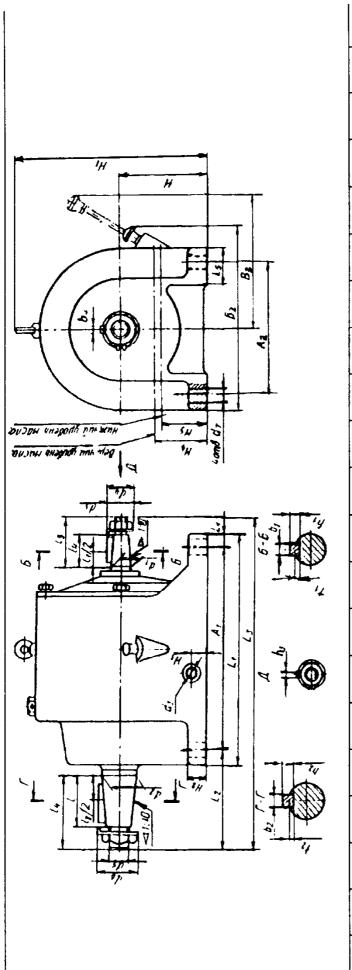
ратуре окружающей среды $t_{\rm B} \le 20$ °C.

61. Значения наибольших радиальных консольных сил на концы валов, Н

Вал			Типоразмер редуктора	редуктора	•	
	h-50	H-63	08-h	H-100	H-125	H-160
Входной	250	345	900	009	875	1180
Выходной	2000	2800	4000	2600	8000	11200

ПЛАНЕТАРНЫЕ ЗУБЧАТЫЕ ОДНОСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА ПЗ

62. Габаритные и присоединительные размеры планетарных зубчатых одноступенчатых редукторов типа Пз, мм



b4	5,4	9	∞	11	13	17	20	25	1
<i>b</i> ₃	4,4	4,4	5,4	9	∞	11	13	17	20
b_2	5	9	12	14	18	22	25	32	45
b_1	4	4	5	9	12	14	18	22	25
<i>L</i> ₅	44,5	45	55	57,5	73	80	95	112	142,5
L_4	20	20	25	25	30	35	40	45	09
L_3	330	380	455	510	610	989	825	975	1115
L_2	68	110	146	146	182	216	265	312	307
L_1	170	210	260	280	395	490	540	620	810
Н5	52	53	57	87	99	106	136	144	981
H_4	57	28	62	92	92	112	142	150	192
H_3	19	22	20	23	23	26	30	28	40
H_2	18	22	30	32	40	40	48	09	70
H_1	255	285	330	385	470	575	715	875	1120
Н	100	112	132	160	200	250	315	375	475
B_3	135	150	167	197	220	280	320	390	480
B_2	215	245	285	345	415	515	630	780	096
B_1	195	220	270	310	395	490	610	760	945
42	155	180	220	260	335	420	530	929	860
<i>A</i> ₁	130	170	210	230	335	420	450	530	069
Типоразмер редуктора	Пз-31,5	Пз-40	Пз-50	Пз-63	Пз-80	Пз-100	Пз-125	Пз-160	Пз-200

Продолжение табл. 62

Расход масла при струйном смазывании, л					6,74	38,83	79.81	105,33	194,23
Масса редуктора, кг	22	30	55	08	118	235	460	850	1570
Объем заливаемого п. язсла, п	0,7	1,0	2,5	4,0	8,0	12,0	20	40	70
12	3	3,5	5	5,5	7	6	6		15
- - -	2,5	2,5	8	3,5	2	5,5	7	6	6
14	09	80	110	011	140	170	210	250	ı
3	50	50	09	80	110	110	140	170	210
12	42	58	82	82	105	130	165	200	240
1/	36	36	42	58	82	82	105	130	165
h ₂	5	9	∞	6	_	14	14	81	25
h ₁	4	4	5	9	∞	6	=	4	14
q_8									
d_7	19	19	24	24	28	35	42	48	56
q_{b}	24	30	46	55	75	62	117	137	i
ds	M16×1,5	M20×1,5	M30×2	M36×3	M48×3	M64×4	M80×4	M100×4	ı
d_4	61	19	24	30	46	55	75	62	117
d_3	M12×1,25	M12×1,25	M16×1,5	M20×1,5	M30×2	M36×3	M48×3	M64×4	M80×4
d_2	28	35	45	55	70	 8	011	140	180
q_1	20	22	28	35	45	5	70	96	110

Примечания. 1. У редуктора Пз-200 выходной вал - цилиндрический.

2. Расход масла при струйном смазывании для редукторов Пз-80; Пз-100 и Пз-125 даны при $u_{\rm H}$ =6,3 и $n_{\rm bx}$ =1500 об/мин, лля редукторов Пз-160 и Пз-200 - при $u_{\rm H}$ =6,3 и $n_{\rm Bx}$ =1000 об/мин.

При других передаточных числах и частотах вращения входного вала расход масла будет меньше.

3. Размер d₈ - резъба К 1/2" ГОСТ 6111-72

Основные параметры планетарных редукторов установлены ГОСТ 25022-81. Он распространяется на одно-, двух- и трехступенчатые планетарные редукторы общемашиностроительного применения.

Планетарные одноступенчатые редукторы типа Пз предназначены для передачи выходным валом вращающего момента от 125 до 31500 Н.м В зависимости от марки стали и размеров зубчатых колес применяют азотирование, цементацию с закалкой или нитроцементацию. В табл при передаточных числах от 6,3 до 12,5. В чугунном неразъемном корпусе установлена одна планетарная передача типа 2*K-h*

Пример обозначения редуктора планетарного одноступенчатого с радиусом расположения осей сателлитов 63 мм, номинальным передаточным отношением 8, конструктивного исполнения по способу монтажа 111 в соответствии с ГОСТ 30164 (на дапах, с горизонтальным 64 приведены марки сталей и вид термической обработки зубчатых колес планетарных передач редукторов. расположением выходного вала, крепление к полу), категории точности 1:

Редуктор Пз-63-8-111-1

	Частота вращения входного вала	об/мин	200		909		200		200	900		200		200		200		200
			3000		3000		3000		3000	1500		1500		1500	1000	1500		1000
ов типа Пз		КПД редуктора, п	96,0	0,98	76,0	0,98	76.0	96,0	76.0	0.97		0,97		0.97		0,97		76,0
ых редукторс	и сила, Н	на вы- ходном валу F _{вых}	140		200		280		400	999		800		1130		1600		2240
	Консольная сила, И	на вход- ном валу ^F вх	80		120		170		240	340		480		089		096		1340
арных зубчатых од	Допускаемая	термическая мощность при картерном смазывании, кВт	,		-		ı		-	50,40		100,80		201,61		268,81		529,22
актернстика планет	Допускаемый	вращающий момент на выходном валу, Н.м	125		250		200		1000	2000		4000		8000		00091		31500
63. Техническая характернстика планетарных зубчатых одноступенчатых редукторов типа Пз	Номинальные	передаточные числа <i>и</i>	8 01	6,3	8 10 12,5	6,3	8 10 12,5	6,3	8 10 12,5	6,3 8 10	12,5	8 8 10 12,5	6,3	10,5	6,3	8 10 12,5	6,3 8	01
	Радиус	водила, мм	32,35		40		50		63	08		100		125		160		200
	Типоразмер	редуктора	Пз-31,5		Пз-40		Пз-50		Пз-63	Пз-80		П3-100		Пз-125		F3-160		Пз-200

Примечание. Для передаточного числа u=12.5 допускаемый вращающий момент на выходном валу $T_{\rm вых}$ уменышается на 40 %.

64. Материалы н термическая обработка зубчатых колес планетарных зубчатых одно- и двухступенчатых редукторов типа Пз

Вид термообработ- ки, твердость	Азотирование, 46 52 HRС ₃ , для сердцевины 255 286 HB	Азотирование, 46 52 HRC ₃ , для сердцевины 269 302 HB	Нитроцементация, 56 63 НКС _э для сердцевины 30 42 НКС _э	Азотирование, 46 52 НRСэ, для сердцевины 255 286 НВэ	Цементация 56 63 НВСэ, для сердцевины 35 45 НВСэ	Азотирование, 46 52 НКС ₃ , для сердцевины 255 286 НВ ₃	Термически улуч- шснные, 269 320 НВ
Материал	Сталь 40Х ГОСТ 4543	Сталь 40ХН2МА ГОСТ 4543	Cranb 25X1M FOCT 4543	Сталь 40X ГОСТ4543	Сталь 20XHГ2M ГОСТ 4543	Сталь 40X ГОСТ 4543	Сталь 34ХН1М
Ширина венца, мм	12 48	22 40	25 80	12 48	90 125	ı	20 140
Диаметр, мм	25 105	20 40	35 300	25 105	60 350	20 35	1
Модуль, мм	1,25 2		1,5 4	1,25 2	5 6	1,25 1,5	1,25 6
Наименование детали	Шестерни			Сателлиты	<u> </u>	Вал-шестерни*	Эпициклы
Типоразмеры редукторов	Пз, Пз2,	МП3, МП32	Пз, Пз2, МПз2	Пз, Пз2, МПз, МПз2	Пз, Пз2, МПз2	П32	Пз, Пз2, МПз, МПз2

* Длина вала-шестерни 120 ... 200 мм.

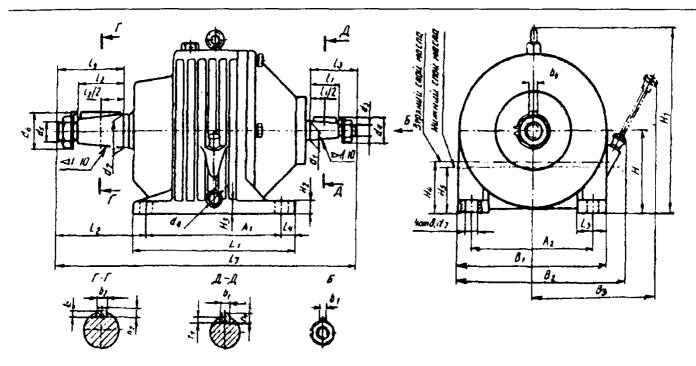
ПЛАНЕТАРНЫЕ ЗУБЧАТЫЕ ДВУХСТУПЕНЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ ТИПА П32

Редукторы типа П32 предназначены для передачи выходным валом вращающего момента в пределах от 125 до 31500 Н·м при передаточных

числах 25 ... 125. Первая и вторая ступени передач выполнены по схеме 2K - h.

Присоединительные и габаритные размеры двухступенчатых редукторов приведены в табл. 65; техническая характеристика - в табл. 66; марки сталей, их термическая обработка, твердость зубьев передач - в табл. 64.

65. Габаритные и присоединительные размеры планетарных зубчатых двухступенчатых редукторов типа Пз2



			<u></u>	Типора	ізмер ред	уктора			<u> </u>
Параметры	Пз2-31,5	Пз2-40	Пз2-50	Пз2-63	Пз2-80	Пз2-100	Пз2-125	Пз2-160	Пз2-200
A_1	130	170	210	230	335	420	450	530	690
A_2	155	180	220	260	335	420	530	570	825
$\boldsymbol{\mathit{B}}_{1}$	195	220	270	310	395	490	610	760	945
B_2	215	245	285	345	415	515	630	780	960
B_3	135	150	167	197	220	280	320	390	480
H	100	112	132	160	200	250	315	375	475
H_1	255	285	330	385	470	575	725	875	1120
H_2	18	22	30	32	40	40	48	60	70
H_3	19	22	20	23	23	26	30	28	40
H_4	57	58	62	70	92	112	142	150	192
H_5	52	53	57	66	87	106	136	144	186
L_1	170	210	260	280	395	490	540	620	810
L_2	89	110	146	146	182	216	265	312	307
L_3	315	385	475	500	690	825	990	1135	1355
L_4	20	20	25	25	30	35	40	45	60
L_5	44,5	45	55	57.5	73	80	95	112	142,5
b_1	3	4	4	4	5	6	12	14	18
b_2	5	6	12	14	18	22	25	32	45
	3,4	4,4	4,4	4.4	5,4	6	8	11	13

Продолжение табл. 65

			-	Типора	ізмер ред	уктора			
Параметры	Пз2-31,5	Пз2-40	Пз2-50	Пз2-63	Пз2-80	Пз2-100	Пз2-125	Пз2-160	Пз2-200
b ₄	5,4	6	8	11	13	17	20	25	-
d_1	14	18	20	22	28	35	45	55	75
d_2	28	35	45	55	70	90	110	140	180
d_3	M8×1	M10×1,25	M12×1,25	M12×1,25	M16×1,5	M20×1,5	M30×2	M36×3	M48×3
d_4	14	17	19	19	24	30	46	55	75
d_5	M16×1,5	M20×1,5	M30×2	M36×3	M48×3	M64×4	M80×4	M100×4	-
d_6	24	30	46	55	75	97	117	137	-
d_7	19	19	24	24	28	35	42	48	56
h_1	3	4	4	4	5	6	8	9	I 1
h_2	5	6	8	9	11	14	14	18	25
l_1	18	28	36	36	42	58	82	82	105
l_2	42	58	82	82	105	130	165	200	240
l_3	30	40	50	50	60	80	110	110	140
14	60	80	110	110	140	170	210	250	-
t_1	1.8	2,5	2,5	2.5	3,0	3.5	5,0	5,5	7.0
<i>t</i> ₂	3,0	3,5	5,0	5.5	7,0	9,0	9,0	11	15
Объем зали- ваемого мас- ла, л	0,7	1,0	2,5	4,0	8,0	12,0	20,0	40,0	70,0
Расход масла при струй- ном смазы- вании, л	-	-		-	-	3,54	9,19	21,35	46
Масса. кг	24	35	62	98	142	268	505	960	1765

Примечания: 1. У редуктора Пз2-200 выходной вал цилиндрический.

^{2.} Расход масла при струйном смазывании для редукторов Пз2-100, Пз2-125, Пз2-160. Пз2-200 приведен при $u_{\rm H}$ =25 и $n_{\rm Bx}$ =1500 об/мин. При других передаточных числах и частотах вращения входного вала редуктора расход масла будет меньше.

^{3.} Резьба диаметра d_8 К 1/2" ГОСТ 6111.

66. Техническая характеристика планетарных зубчатых двухступенчатых редукторов типа 1132

Частота врашения вход-	ного вала, соб/мин п _{тах} п _{тіп}		200		200			500			200			200	
Частота вра	ного вада имах		3000		3000			3000		1500	3000			1500	
1 Inia 1132	К11Д релук- тора п	0,94	0,93		6,95	0,94		0,95	0,94		0.95	0,94		0,95	0,94
я сила. Н	<u>.</u>		2800		4000	•		2600			0008	1		11200	
Консольная сила. Н	Ha bxo/l- hom bajly F _{bx}		400		009			850			1200	-		1700	
Попускаемая	термическая мощность при картерном ема- зывании, кВт		1		1			ı			1			1	
Номинальное Донускаемый Донускаемая Консольная сила, Н	вращающий момент на выходном валу, Н-м		125		-250	i		200			1000			2000	
Номинальное	число и	31,5 40 50	63 80 100	25 31,5 40	50 6.3 80	100	25 31.5	40 50	63 80 100 100	25 31,5	40 50 63 80	100 125	25 31,5 40	50 63 80	100
Радиус	MM MM	32,35		40			20	·			63		-	80	
Типоразмер		Пз2-31,5		[132-40			1132-50				Пз2-63		-	II32-80	

Продолжение табл. 66

							·														
цения вход- 1, об/мин	nmin			200			800						200					200			
Частота вращения вход- ного вала, об/мин	Яшах			1500			1500	-			0001		1500					0001			
	КПД редук- тора, п		0,95		0,94		96'0		0,94			0,95		0,94			56'0			0,94	
Консольная сила, Н	на выход- ном валу $F_{ m выx}$			16000			22600						32000					44800			
Консольна	на вход- ном валу <i>F</i> вх			2400			3400		-				4800					0029			
Допускаемая термическая	мощность при картерном сма- зывании, кВт			25,94			34,58						69,17					136,17			
Допускаемый врашающий	момент на выходном валу, Н·м			4000			0008						00091					31500			
Номинальное	нспо п	25 31,5	40	63 80	100	25 31,5	40 50	63	08	125	25	\$6	63	001	125	25	31,5 40	80	63	08	125
Радиус води- па г.	WW			100			125						160					200			
Типоразмер	ndo mitod		Пз2- 100			П32-125						П32-160					1132-200				

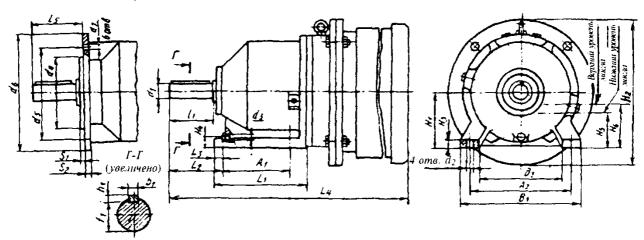
МОТОР-РЕДУКТОРЫ ПЛАНЕТАРНЫЕ ЗУБЧАТЫЕ ОДНОСТУПЕНЧАТЫЕ ТИПА 1МП3

Основные параметры планетарных моторредукторов установлены ГОСТ 26543-94: двигатели мощностью, от 0.06 до 45 кВт, частоты вращения выходного вала от 0.45 до 315 об/мин. В мотор-редукторе типа IMП3 объединены редуктор и электродвигатель. Мотор-редукторы имеют два исполнения: на лапах и на опорном фланце. Они предназначены для передачи выходными валами вращающего момента от 125 до 500 Н·м при частоте вращения от 90 до 280 об/мин.

Схема и исполнение планетарной передачи такая же, как в редукторе типа Пз.

67. Габаритные и присоединительные размеры планетарных зубчатых одноступенчатых мотор-редукторов типа 1МПз, мм

Исполнение корпуса с опорным фланцем



	Tı	ипоразмер мотор-редукто	pa
Параметры	1МПз-31,5	1МПз-40	1Мз-50
$\overline{A_1}$	130	170	125
A_2	155	180	210
B_1	295	320	255
B_2	110	130	150
H_1	100	112	125
H_2	285	320	400
H_3	15	22	22
H_4	59	59	59
H_5	80	80	80
H_6	100	100	100
L_1	162	210	178
L_2	85	108	135
L_3	16	20	20
L_4	555	630	830
L_5	70	87,5	123
b_1	8	10	10
d_1	28j6	35k6	45k6
d_2	15	19	22
d_3	$M12\times1.5$	M12×1,5	M12×1,5
$d_4(h_6)$	130	130	180
d_5 d_6	155	165	215
d_6	180	200	250
d_{7}	12	15	17
h_1	7	8	8
I_1	60	80	110
t_1	24	30	39,5
$egin{array}{c} t_1 \ S_1 \ S_2 \end{array}$	5	8	8
S_2	12	18	18
Объем заливаемого масла, л	0,4	0,5	1,0

68. Техническая характеристика планетарных зубчатых одноступенчатых мотор-редукторов типа 1МПз

Электродвигатель	а- Частота врашения, КПД гъ, об/мин	2880 0,865		1420 0,8	940 0,75	2900 0,875		1450 0,855	0,84	950 0,81			1450 0,875	960 0,85
Электро	Номина- льная мошность, кВт	4,0		2,2	1,5	7,5		5,5	4,0	3,0		=	7,5	5,5
	Тип	4A100S2		4AX90L4	4AX90L6	4A112M2		4A112M4	4A112MB6	4A112MA6		4A132M4	4A132S4	4A132S6
мотор- эра, кг	на лапах	54	45					98				128	113	
Масса мотор- редуктора, кг	с флан- цем	53	46				·	88				130	115	м.
КПЛ	T			0,97				0,97		!		0,97		
Допускае - мая ра-	сила на выходном валу, Н			1400				2000				2800		
Допус- каемый врантаминий	выходном клу, Н-м	132	114	148	117	250	230	278	252	240	450	929	200	420
ращения го вала,	факти- чсская	282,4	181	139	119,8	290	230	181	125	611	230,3	186,7	142,8	123,6
Частота вращения выходного вала,	нальная	280	081	140	112	280	224	180	140	112	224	180	140	112
Радиус распо-	ложения осей сателли- тов, мм			32,35				40				50		
Transconding	инорызмер мотор- редуктора			1МПз-31,5				1МП3-40				1МП3-50		

Примечание. В настоящее время происходит постепенное внедрение, вместо асинхронных двигателей единой серии 4A, машин новой серии АИ, соответствующих мировым стандартам.

МОТОР-РЕДУКТОРЫ ПЛАНЕТАРНЫЕ ЗУБЧАТЫЕ ДВУХСТУПЕНЧАТЫЕ ТИПА 1МП32

Мотор-редукторы типа 1МПз2 обеспечивают вращающие моменты на выходном валу 125 ... 4000 Н·м при частоте вращения 18 ... 90 об/мин.

Мотор-редукторы МПз2-40 и МПз2-50 предназначены для работы в горизонтальном положении опорной плоскостью вниз;

1МПз2-31,5; 1МПз2-80 и 1МПз2-100 - в горизонтальном и вертикальном (валом вниз) положе-

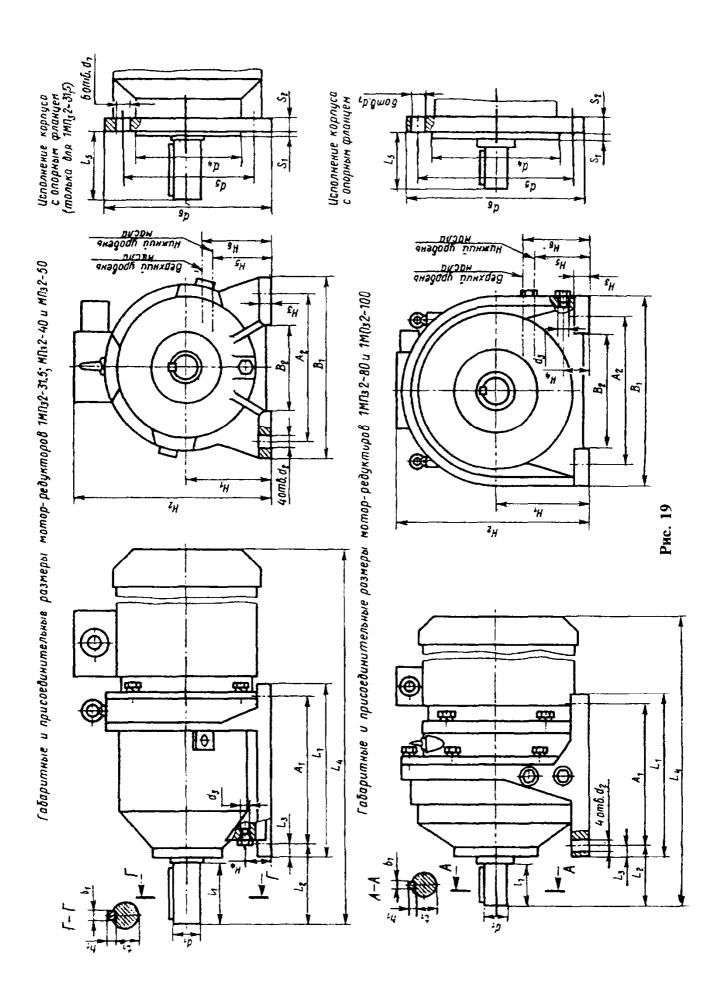
ниях с установкой на лапы или опорный фланец.

Пример обозначения мотор-редуктора планетарного двухступенчатого типа МПз2 с радиусом расположения осей сателлитов 80 мм, частотой вращения выходного вала 56 об/мин, конструктивного исполнения по способу монтажа 111 в соответствии с ГОСТ 30164 (на лапах, с горизонтальным расположением выходного вала, крепление к полу), категории точности редукторной части 1, рассчитанного на номинальное напряжение сети переменного тока 380 В:

Мотор-редуктор МПз2-80-56-111-1-380.

69. Габаритные и присоединительные размеры планетарных зубчатых двухступенчатых мотор-редукторов типа 1МПз2, мм, (рис. 19)

Параметры ,		Типора	ізмер мотор-ре	дуктора	
· ·	1МПз2-31,5	1МПз2-40	1МПз2-50	1МПз2-80	1МПз2-100
A_1	130	170	210	325	370
A_2	155	180	220	320	370
B_1	200	220	265	380	450
B_2	115	130	160	240	280
H_1	90	112	132	200	236
H_2	235	285	330	420	526
H_3	18	22	30	40	40
H_4	59	59	59	30	31
H_5	80	80	80	90	116
H_6	100	100	100	120	130
L_1	162	210	2 60	395	450
L_2	85	108	145	175	212
L_3	16	20	25	35	40
L_4	470	560	685	915	1135
L_5	70	87,5	125	152	182
b_1	8	10	14	20	25
d_1	28j6	35k6	45k6	70m6	90m6
d_2	15	19	19	33	33
d_3	M12×1,5	M12×1,5	M12×1,5	M20×1,5	M20×1,5
d_4 h ₆	130	130	180	320	400
d_5	155	165	215	350	440
d_6	180	200	250	400	480
d_7	12	15	17	22	22
h_1	7	8	9	12	14
I_1	60	80	110	140	170
t_1	24	30	39,5	62,5	81
\mathcal{S}_1	5	5	8	10	10
\mathcal{S}_2	12	15	18	22	28
бъем заливаемого асла, л	0,4	0,5	1,0	3,0	6,5



70. Техиическая характеристика планетарных зубчатых двухступенчатых мотор-редукторов типа 1МП32

Типоразмер	Радиус распо- ложения	Частота враще- ния выходного вала, об/мин	враще- юдного 6/мин	Допускаемый вращающий момент на	Допускаемая радиальная сила на вы-	КПД	Масса мотор- редуктора, кг	иотор- ра, кг		Электродвигатель	вигатель	
мотор- редуктора	осей сателли- тов*, мм	номи- нальная	факти- ческая	выходном валу, Н·м	холном валу, Н	редуктора	с флан- цем	на лапах	Тип	Мощ- ность, кВт	Частота вращения, об/мин	КПД
		06	87.7	117					4AX71B2	1,1	2810	0,775
		711	67.5	142								
ІМП32-31,5	32,35	45	42,8	120	2800	96,0	33	32	4AX71A4	0,55	1370	7,0
		35,5	32,9	150								
		28	28,7	120					4AX71A6	0,37	920	0,645
		22,4	21,5	110								
		81	9,91	124					4AX71B8	0,25	069	95,0
		06	8,68	227								
		71	71,8	250			47	45	4AX80B2	2,2	2850	0,83
		95	54.7	250					4AX80B4	1,5		0,77
МП32-40	40	45	44.6	230	4000	96'0	-		4AX80A4	1,1	1400	0,75
		35.5	35,3	250			44	42	4AX80A4	1,1	1400	0,75
		28	28,9	240			44	39	4AX80A6	0,75	920	69'0
		22,4	23,2	220					4AX71B6	0,55		0,675
		18	17,6	250					4AX71B8	0,25	200	0,64

		Частота враще-	враще-	Допускаемый Допускаемая	Допускаемая		Масса мотор-	мотор-				
í	Радиус распо-	ния выходного	одного	вращающий	радиальная		редуктора, кг	эра, кг	- <i>,</i>	Электродвигатель	вигатель	
І ипоразмер	ложения	вала, об/мин	6/мин	момент на	сила на вы-	КПД						
мотор-	осей сателли-	номи-	факти-	выходном	ходном валу,	редуктора	с флан-	на		Мош-	Частота	
редуктора	TOB*, MM	нальная	ческая	валу, Н·м	Η		цем	лапах	Тип	ность,	вращения,	КПД
										кВт	06/мин	
		06	89,2	595			41,5	39,5	4A100L2	5,5		0,875
		71	73	909			77	75	4A100S2	4,0	2880	0,865
		99	56,5	493					4A100S4	3,0		0,82
		45	44,5	458					4A90L4	2,2	1420	0,80
МП32-50	50	35.5	35,9	595	2600	96.0			4AX90L4	2,2	1420	0,80
		28	29,5	295					4AX90L6	1,5	940	0.75
		22,4	23,8	576								
		81	17,7	572			72	70	4AX90LB	1,1	700	0.7
									×			
		26,0	57,0	1820								
	-	45,0	46,0	2000		,	219	225	4A132M4	11,0	1450	0,875
1 M ∏32-80	08	35,5	36,1	0961	11000	96.0	205	211	4A132S4	7,5		0,875
		28,0	30,5	1550			204	210				
		22,4	23,9	1970					4A132S6	5,5	096	0,85
		81	17,9	2100			205	211	4A132S8	4,0	720	0,83
		26,0	57,9	3600			427	432	4A180S4	22,0	1470	6,0
		45,0	46,9	3730			407	412	4A160M4	18,5	1460	6,0
1МП32-100	001	35,5	38,2	3720	16000	96,0						
		28,0	31,1	4560			410	415	4A160M6	15,0	026	0,875
		22,4	24,1	4300			407	412	4A160S6	11,0		0,86
		18,0	18,2	3900			383	388	4A160S8	7,5	730	98,0
:												

* Первой и второй ступени.

Примечание. В настоящее время происходит постепенное внедрение, вместо асинхронных двигателей единой серии 4А, машин новой серии АИ, соответствующих мировым стандартам.

71. Характеристика зацепления планетарных зубчатых двухступенчатых мотор-редукторов типа 1МП32

	Частота выходн об/	Частота вращения выходного вала, об/мин	Передаточное число	ное число			Псрвая ступень	ступен				m 	Вторая ступень	тупень		
Типоразмер мотор- редуктора	номи - нальная	факти- ческая	номи- нальнос	факти- ческое	<i>a</i> w], MM	<i>m</i> ₁ ,	Za)	192	182	колеса, мм ширина	a _{w2} , MM	<i>m</i> ₂ ,	242	292	<i>78</i> 2	колеса, мм ширина
ІМП32-31,5	18 22,7 28 35,5	17,2 21,6 28,7 34,2	31,5 31,5 40	39,5 31,9 31,9 39,5	32,35	1,25	25	77	26	10	32,35	1,25	13 13 10	92 89 89 92	38 38 41	81
	43,0 71,0 90	42,8 70,2 87,8	31,5 40 31,5	31,9 39,5 31,9			<u> </u>				" <u> </u>		. 10 10 13	86 86	38 38 38	
	18,0 22,4	17,6	40 40	39,5 39,5									91	110	47	
МП32-40	28,0 35,5	29,0	31,5 40	31,9 39,5	40	1,25	25	101	38	12	40	1.25	20	110	43	
	45,0	1,44	31,5	31,9			21	0.5	37)		20	106	43	
	71.0	71,8	40	39,5		•	10	5	75		 -		91	110	47	
	90,0	89,6	31,5	31,8			25	101	38				20	106	43	
	18,0 22,4	17,7	40 40	39,5 39,5			21	-	45 45		_					
МП32-50	28,0 35,5	29,5 37,7	31,5 40	31,9	50	1.5	26	106	45 54	16	20	7	71	=	45	30
	45,0 56.0	46,6	31,5	31,9			33	901	40			<u> </u>	·		?))
	71,0	74 92.6	$\frac{40}{31.5}$	39,5 31.8	·		212	107	45							
	18	17,7	40	39,5					?							
	22,4	23,8	40	39,5	,	,		,			-		91	110	47	
I MII32-80	78	29,5	31,5	31,9	80	1,5	42	168	63	20	08	2,5	20	106	43	45
	33,3 45	3/,/ 46.6	40 31 5	39,5 31.9		-							91	011	47	
	56	57,5	25	25,1			52	158	53				70	106	43	
]

ВОЛНОВЫЕ ЗУБЧАТЫЕ РЕДУКТОРЫ И МОТОР-РЕДУКТОРЫ ТИПА ЗВ И ЗМВ

Основные параметры и размеры волновых зубчатых редукторов и мотор-редукторов установлены ГОСТ 26218-94. Этот стандарт распространяется на волновые зубчатые одноступенчатые редукторы общемащиностроительного применения с вращающими моментами от 25 до 4400 Н·м, передаточными отношениями от 50 до 275 и мотор-редукторы с двигателями мощностью от 0,09 до 7,5 кВт и частотами вращения выходного вала от 6,3 до 56 об/мин. Стандарт пригоден для целей сертификации.

Габаритные и присоединительные размеры приведены:

- для редукторов и мотор-редукторов на

лапах - в табл. 72;

- для редукторов и мотор-редукторов на опорном фланце - в табл. 73.

Основные параметры волновых редукторов и мотор-редукторов, характеристики двигателей приведены в табл. 74, в которой приняты следующие обозначения:

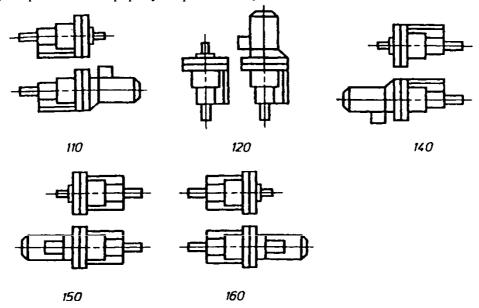
 $T_{
m Bыx}$ - номинальный вращающий момент на выходном валу;

 $n_{\text{вых}}$ - номинальная частота вращения выходного вала мотор-редуктора;

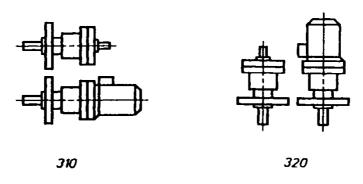
F - допускаемая радиальная консольная сила, приложенная в середине посадочной части вала;

n - синхронная частота врашения электродвигателя.

Конструктивные исполнения по способу монтажа редукторов и мотор-редукторов, их условные обозначения - в соответствии с рис. 20.



Исполнение на лапах



Исполнение на опорном фланце

Рис. 20

Пример обозначения волнового зубчатого редуктора типа 3В с внутренним диаметром гибкого колеса 80 мм, передаточным отношением 101, конструктивного исполнения по способу монтажа 110 (на лапах, рис. 20), климатического исполнения У, категории размещения 3 по ГОСТ 15150:

Редуктор ЗВ-80-101-110-УЗ ГОСТ 26218-94.

То же, мотор-редуктора типа 3MB с номинальной частотой вращения выходного вала 16 об/мин:

> Мотор-редуктор ЗМВ-80-16-110-УЗ ГОСТ 26218-94.

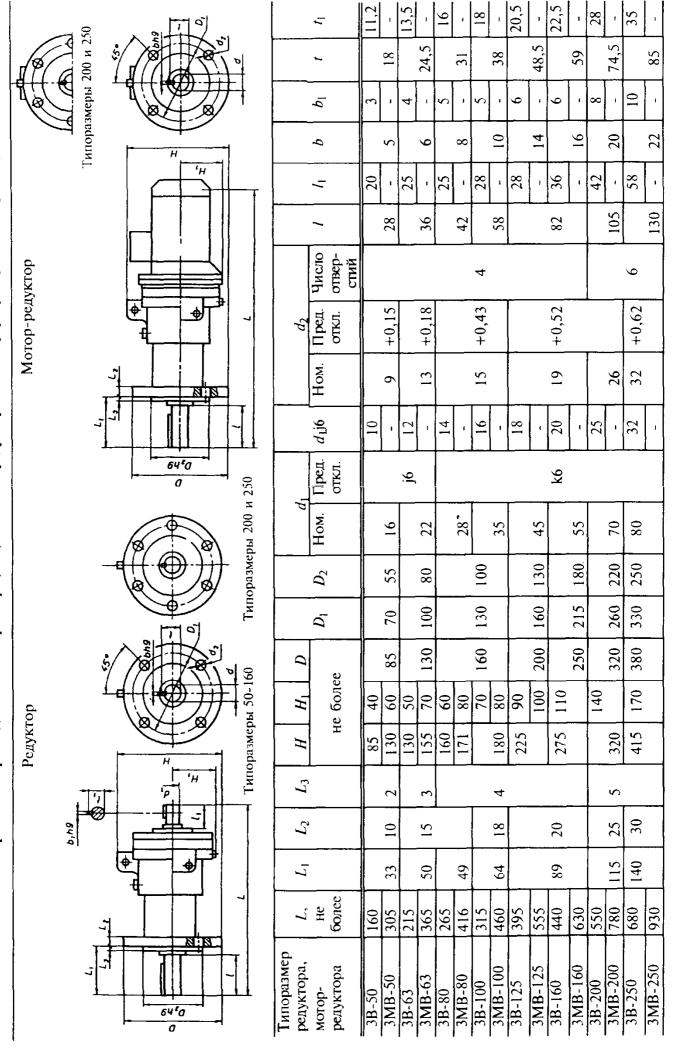
72. Габаритные и присоединительные размеры, мм волновых редукторов и мотор-редукторов на лапах

	\$ 1		H_1	50	71		08		100	1	125		;	150	180	201
	a a a a	Н	Не болеё	92	120	155	140	081	225		275		;	320	415	241
уктор	Th' _H	B_2	He 6	76	06	140	091	135	170	200	215			265	330	000
Мотор-редуктор		B_1		50	70		08	120	150		0/1		İ	170	220	077
X		В, не	более	95	130		091	185	240		270		1	300	440	7 F
			Пред. откл		± 0,25			± 0,25		09.0 ∓				08'0 T		
		A	Номин.	75	100		130	155	200		220			240	360	NO.C
	H S		Пред. откл		± 0,25			± 0,25		0,00 ∓				₹ 0,80		
			Номин.	75	80		001	125	155		210			220	320	076
		L_2		66	110		130	155	195		250			290	400	202
Редуктор	100 1 _H	L_1	Не более	42	55		09	75	105		011			145	391	701
Pc		7		305	215	365	265	315	395	555	440	630	550	780	080	V.C.
		Типоразмер	редуктора, мотор- редуктора	3B-50 3MB-50	3B-63	3MB-63	3B-80 3MB-80	3B-100 3MB-100	38-125	3MB-125	3B-160	3MB-160	3B-200	3MB-200	3B-250 3MB-250	3(VID-200

Продолжение табл. 72

Типоразмер	h	/	1/1		p	q_1	0	d_2 .				
редуктора, мотор- редуктора				Номин	Прса.)j(Номин.	Прсд. откл	q	p_1	t	<i>t</i> ₁
3 B -50,	01	28	20	91	9j	01	6	+0,15	5	3	81	11,2
3MB-50			1			ı				ı		
3B-63,		36	25	22		12	13	+0,18	9	4	24,5	13,5
3MB-63	15		-			ı		,		ı		l
3B-80,		42	25	28		14			~	5	31	91
3MB-80			ı			-	15	+0,43		ı		
3B-100,	81	88	28	35		91			10	5	38	81
3MB-100			ı			,				ı		1
3B-125,			28		k6	18		+0,52	14	9		20,5
3MB-125	20	82	1	45		-	61			ı	48,5	ı
3B-160,			36	55		20			91	9	59	22.5
3MB-160			ı			1				ι		ľ
3B-200,		105	42	70		25	26		20	∞	74,5	28
3MB-200	30		_			ı				ļ		1
3B-250,		130	58	08		32	32	+0,62	22	01	85	35
3MB-250			ı			-				-		-

73. Габаритные и присоединительные размеры, мм, волиовых редукторов и мотор-редукторов на опориом флаице



MOTOD-DELIVITODOB
Z
8
YKTOD
peg
BOJIHOBEIX
P
араметр
na
Основные
4
<u> </u>

																											
мотор - гора	л, 06/мин		1500	0001			3000				1500					3000				1500					3000		
Двигатель мотор редуктора	мощ- ность, кВт		00 0	0,09					0.17							0,18				0,25					0,37		
Масса, кг, не более	мотор- мош- <i>n</i> , редуктора ность, кВт об/мин			2 2	٠,٠								7,5	•			**				_	12,5		<u> </u>			
	редуктора			0.0	0,7								4,0									7,0	·				
КПД редуктора,	%, не менее	84	87	90	09		8.8	3	81	84	87	6	09			55		78	81	84	87	06		55			_
сила <i>F</i> , H,	входного (редуктора)							091														355	•				•
Консольная сила F, H, КПД вала	выходного			1800									2240									3400					,
пвых,	•	12,0	16,0	18,0	22,4	28,0	55,5 45.0	56,0	0.6	12,0	16,0	18,0	22,4	28,0	35,5	45,0	56,0	7,1	0,6	12,0	16,0	18,0	22,4	28,0	35,5	45,0	56,0
Передаточное пвых, отношение об/ми	редуктора	132	105	87	99	52	/9 /9	52	158	125	104	78	62	52	78	62	52	204	164	135	101	80	29	50	08	29	50
Твых, Н.м		50	45	40	32	30			08	71	29	99	45			40		180	160	160	150	110	96			80	
Внутренний диаметр гибкого колеса,	MM				52								62									08					
Типоразмер редуктора, мотор-	редуктора			3B-50,	6	3MB-50						3B-63,	3MB-63									3B-80,	3MB-80				

Продолжение табл. 74

мотор -	<i>и</i> , об/мин	1500	3000		1500	3000		1500	3000
Двигатель мотор редуктора	мош- ность, кВт	0,37	0,55	0,55	0,75	1,1	`	1,5	2,2
а, кг, олее	мотор- редуктора	20			45			09	
Масса, кг, не болсс	редуктора	1.5			30	5 V L A B A L L L L L L L L L L L L L L L L		48	
КПД редуктора,	%, нс менее	75 78 81 84 87 90 60	56	75 78	81 84 87 90 65	59	75 78	81 87 90 53	65
сила <i>F</i> , H,	входного (редуктора)	355			355			710	
Консольная сила F, H, вала	выходного	4800			6700			0006	
л _{вых} , об/мин		6,3 7,1 9,0 12,0 16,0 18,0 22,4	28,0 35,5 45,0 56,0	6,3 7,1	9,0 12,0 16,0 18,0 22,4	28,0 35,5 45,0 56,0	6,3	9,0 12,0 16,0 18,0 72,4	28.0 35.5 45.0 56.0
Передаточнос отношение	редуктора	259 204 170 128 101 84 63,5	50 84 63,5 50	246 204	153 122 101 76 60,5	50 76 60,5 50	275 204	164 135 101 80 67	50 80 67 50
Твых, Н.м		350 350 320 320 270 220 180	160	710 710	630 600 560 450 340	320	1250	1125 1120 880 800	630
Внутренний диаметр гибкого колеса,	MM	100			120			091	J
Типоразмер редуктора, мотор-	редуктора	3B-100, 3MB-100			3B-125, 3MB-125		33.	3MB-160	

Продолжение табл. 74

мотор - гора	<i>п</i> , об/мин		1500	ļ	3000		1500			3000
Двигатель мотор редуктора	мотор- мош- n , кВт об/мин	2,2	3,0		4.0			5,5		7,5
Масса, кг, нс более				150				200		
	редуктора		08					100		
КПД редуктора,	%, не менее	75 78 81	84 87 90	65	59	75 78 81	84	87 90	59	
Консольная сила <i>F</i> , H, вала	входного (редуктора)		710					1800		
Консольная сл	выходного		12500					00091		İ
п _{вых} ,		6,3 7,1 9,0	12,0 16,0 18,0	22,4 28.0	35,0 45,0 56.0	6,3 7,1 9,0	12,0	16,0	22,4 28,0	35,5 45,0 56,0
Передаточное отношение	редуктора	258 204 169	125 101 80	62 50	80 62 50	247 204 153	122	97	60,5 48	80 60,5 48
T _{Baix} , H·M		2500	2250 2000 1750	1250		4400		3900 3500	2500	
Внутренний диамстр гибкого колеса,	ММ		200				24()			
Типоразмер редуктора, мотор-	редуктора		3B-200, 3MB-200				3B-250 3MB-250			

Примечания: 1. Номинальные вращающие моменты на выходном валу и мощность приведены для режима работы ПВ ≤ 50 % и высоты над уровнем моря до 1000 м. Для режима работы S1 по ГОСТ 183 значение вращающего момента следует уменьшить в 1,25 раза, а для других режимов работы оно устанавливается по согласованию между изготовителем и потребителем.

2 Фактическая частота вращения выходного вала мотор-редуктора при частоте вращения двигателя 1500 и 3000 об/мин не должна отличаться от номинальной более чем на 10 %, а при частоте вращения двигателя менее 1500 об/мин - не более чем на 20 %.

3. При частоте тока 60 Гц частота вращения вала увеличивается на 20 %, а вращающий момент на выходном валу уменьшается на 20 по сравнению с указанным в таблице.

%

4. КПД мотор-редуктора устанавливают в технических условиях на конкретные типоразмеры этих изделий

Дополнительные источники

Анфимов М.Н. Редукторы. Конструкции и расчет: Альбом.- 4-е изд., перераб. и доп. М.: Машиностроение, 1993. 464 с.

ГОСТ 4.124-84 СПКП. Редукторы, моторредукторы, вариаторы. Номенклатура показа-

телей.

ГОСТ 2144-93 Передачи червячные ци-

линдрические. Основные параметры.

ГОСТ 16504-81 Система государственных испытаний продукции. Испытания и контроль качества продукции. Основные термины и определения.

ГОСТ 24386-91 Механизмы ведущие и ве-

домые. Высоты осей.

ГОСТ 26218-94 Редукторы и моторредукторы волновые зубчатые. Параметры и размеры. **ГОСТ 26543-94** Мотор-редукторы планетарные. Основные параметры.

ГОСТ 27142-86 Редукторы конические и коническо-цилиндрические. Основные параметры.

ГОСТ 27701-88 Редукторы червячные цилиндрические. Основные параметры.

ГОСТ 27871-88 Редукторы общего назначения. Методы определения уровня звуковой мощности .

ГОСТ 29067-91 Редукторы и моторредукторы. Классификация.

ГОСТ 29285-92 Редукторы и моторредукторы. Общие требования к методах испытаний.

Глава IX

ЭЛЕКТРОДВИГАТЕЛИ. АСИНХРОННЫЕ ДВИГАТЕЛИ ОБЩЕГО НАЗНАЧЕНИЯ

ОБЩИЕ ТЕХНИЧЕСКИЕ УСЛОВИЯ

Термины и определения. В соответствии с ГОСТ 27471-87 приняты следующие термины и определения.

Вращающийся электродвигатель (электродвигатель) - вращающаяся электрическая мащина, предназначенная для преобразования электрической энергии в механическую.

Асинхронная машина - бесколлекторная мащина переменного тока, у которой отношение частоты вращения ротора к частоте тока в цепи, подключенной к мащине, зависит от нагрузок.

Асинхронная машина с фазным ротором - асинхронная мащина, у которой обмотка ротора присоединена к контактным кольцам.

Асинхронная машина с короткозамкнутым ротором - асинхронная машина, у которой ротор выполнен с короткозамкнутой обмоткой в виде беличьей клетки.

Единая серия - ряд асинхронных двигателей общего назначения, объединенных общностью конструкции и технологии производства с закономерно возрастающими основными параметрами: высотой оси вращения и номинальной мощностью.

Базовое (основное) исполнение - конструкция двигателей для массового потребителя, на базе которой разрабатываются модификации для различных случаев применения.

Номинальная мощность - полезная механическая мощность, на валу, выражаемая в ваттах (Вт). Во многих странах принято выражать механическую мощность на валу в лошадиных силах (1 британская л. с. эквивалентна 745,7 Вт; 1 метрическая л. с. - 736 Вт).

Сервис-фактор - допустимая перегрузка двигателя при номинальных напряжении и частоте. При этом превышение температуры обмотки не должно быть более допустимого для данного класса нагревостойкости по МЭК 34-1.

Основные параметры и размеры. Одним из основных параметров является мощность двигателя.

В соответствии с ГОСТ 12139-84 номинальные мощности двигателей в диапазоне от 0,12 до 900 кВт включительно должны соответствовать приведенным в табл. 1 значениям.

Значения, указанные в табл. 1 в скобках применяют по согласованию между изготовителем и потребителем.

1. Номинальные мощности двигателей, кВт

_	-	(10)	(100)
-	1.1	11	110
0.12	-	-	(125)
=	-	(13)	132
-	1.5	15	150
-	-	(17)	160
0.18	(1.8)	18,5	185
-	-	(20)	200
- `	2.2	22	220
0,25	-	(25)	250
-	-	-	280
-	3,0	30	300
-	-	-	315
-	-	(33)	335
-	- [-	355
0,37	3,7	37	375
-	4.0	(40)	400
-	-	-	425
-	-	45	450
-	-	-	475
-	-	(50)	500
-	-	-	530
0,55	5,5	55	560
-	-	-	600
-	6,3	63	630
-	-	-	670
-	-	-	710
0.75	7.5	75	750
-	-	(80)	800
-	-	-	850
-	(9)	90	900

Допускается вместо мощности двигателей указывать момент на валу в H - м, при этом численное значение номинального момента должно соответствовать указанному в табл. 1.

Для нужд народного хозяйства и экспорта в соответствии с ГОСТ 28330-89 изготовляют асинхронные двигатели (АД) общего назначения для работы от сети переменного тока напряжением до 660 В.

Виды климатаческих исполнений двигателей: У2; У3; У5; УХЛ2; УХЛ3; УХЛ4; Т2; Т3; ОМ2,5; О4, а также (для мимостойких исполнений) У3, 5

по ГОСТ 15150. По требованию заказчика двигатели могут быть изготовлены видов климатических исполнений: У1, УХЛ1, Т1.

Общие технические требования к асинхронным двигателям номинальной мощностью в диапазоне от 1 до 400 кВт регламентированы ГОСТ 28330-89, мощностью до 1 кВт - ГОСТ 16264.0 и ГОСТ 16264.1. Номинальные мощности двигателей должны соответствовать требованиям ГОСТ 12139. В части двигателей мощностью от 0,025 до 1 кВт включительно требования ГОСТ 28330 распространяются только на двигатели единых серий

Двигатели изготовляют на номинальные частоты электрической сети 50 и 60 Гц, на синхронные частоты вращения в соответствии с ГОСТ 12139:

- 500, 600, 750, 1000, 1500, 3000 об/мин для частоты 50 Гц;
- 600, 720, 900, 1200, 1800, 3600 об/мин для частоты 60 Гц.

По согласованию с заказчиком двигатели могут быть изготовлены на другие частоты по ГОСТ 12139, ГОСТ 28596.

Двигатели рассчитаны на напряжения: 220, 380, 660 В; схемы соединения обмотки статора: "треугольник", "звезда", "треугольник-звезда".

При необходимости двигатели могут быть изготовлены на другие стандартные напряжения и схемы соединения, в том числе 240, 400, 415 и 440 В (двигатели в экспортном исполнении).

Моментные характеристики двигателей - по ГОСТ 28327. Относительные значения

моментов двигателей единых серий должны быть не ниже установленных в технических условиях на двигатели конкретных типов.

Средний уровень звука и звуковой мощности двигателей мощностью до 0,25 кВт устанавливают в технических условиях на конкретные типы двигателей. Значения уровня звука (звуковой мощности) остальных двигателей должны быть не хуже, чем по классу 3 ГОСТ 16372. Для двигателей мощностью от 15 до 400 кВт, имеющих на валу со стороны привода роликоподшипники, допускается класс 2 по ГОСТ 16372.

Высоту оси вращения (габарит) в диапазоне от 45 до 355 мм устанавливают из ряда R20 по ГОСТ 13267.

Класс вибрации трехфазных двигателей в соответствии с ГОСТ 16921 для нормальной, повышенной и высокой точности не должен превыщать значений, указанных в табл. 2.

2. Классы внбрацин трехфазных двигателе	ин трехфазных двигателен	2. Классы вноваци	-2. K	
---	--------------------------	-------------------	-------	--

			Габа	рит двига	геля		
Наименование	45-71	80-132	160-	-225	250)	280-355
показателя		1.	Чи	сло полюс	сов	-	
	Любое	Любое	2	>2	2	>2	Любое
Класс вибрации для:					_		
нормальной точности	1,12	1.8	2,8	1,8	4,5	2,8	4,5
повыщенной точности	0.71	1,12	1,8	1.8	2,8	1,8	2,8
высокой точности	0,45	0.71	1.12	1,12	2,8	1,8	1,8

Двигатели изготовляют со *степенями за- щиты IP*23. *IP*44. *IP*54 по ГОСТ 17494. По согласованию между изготовителем и заказчиком двигатели могут быть изготовлены и с другими степенями защиты.

Исполнение двигателей по способу монтажа: IM1001, IM1002, IM1081, IM1082, IM2001, IM2081, IM2081, IM2082, IM2181, IM2182, IM3001, IM3011, IM3012, IM3031, IM3032, IM3081, IM3082, IM3111, IM3131, IM3181, IM3681 по ГОСТ 2479.

Способ охлаждения двигателей выбирают из ряда: *IC*01, *IC*041, *IC*0041, *IC*0141, *IC*0151 по ГОСТ 20459.

Условные обозначения двигателей указы-

вают в технических условиях на конкретные типы двигателей.

Буквенные обозначения установочноприсоединительных и габаритных размеров в соответствии с требованиями ГОСТ 4541.

Установочные размеры двигателей исполнений *IM*10 и *IM*3O приведены на рис. 1, 2 ив табл. 3, 4. Установочные размеры двигателей исполнения *IM*20 определяют из табл. 3 и 4 как для комбинированного исполнения.

Установочные размеры двигателей малой мощности - по ГОСТ 12126, вновь проектируемых и модернизируемых (в части установочно-присоединительных размеров) - по ГОСТ 18709.

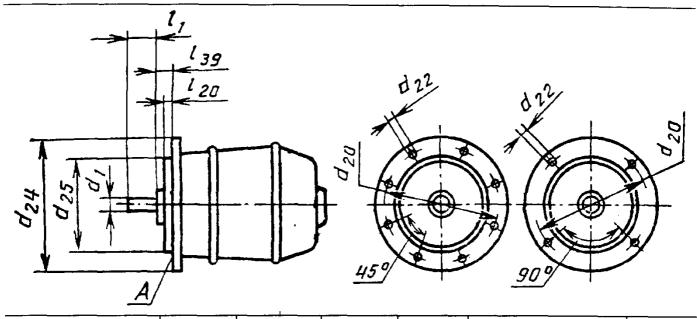
3. Установочные размеры двигателей исполнения ІМ10

Размеры, мм

		(31) 1,		8,10	d ₁₀	-
Габарит	Длина станины	h	<i>b</i> ₁₀	<i>l</i> ₁₀	<i>l</i> ₃₁	d ₁₀ *
45	-	45	70	55	28	4,8
50	-	50	80	63	32	5,8
56	-	56	90	71	36	
63	-	63	100	80	40	
71	-	71	112	90	45	7
90 90	-	80	125	100	50]
90	S	90	140		56	10
100	L S	100		125		
100	i	100	160	112	63	
112	L	112	100			
132	M S	112	190	140	70	12
132		122	216	- 180	0.0	
160	M S	132	216	178	89	<u> </u>
160	M	160	254	210	.00	
160	L	100	254	210	108	
180	$\frac{\mathcal{L}}{\mathcal{S}}$			254		15
180	M	180	279	203	121	
180	L	100	217	241 279	121	
200	M			267	133	<u> </u>
200	L	200	318	305	133	10
225	$\frac{z}{s}$		310	286	149	19
225	М	225	356	311	147	
250	S			311	168	
250	М	250	406	349	100	24
280	S			368	190	∠ →
280	M	280	457	419	170	
315	S			406	216	
315	М	315	508	457		28
355	s			500		-
355	M	355	610	560	254	
* Диаметр і	круглого отвер	стия или шир				

4. Установочные размеры двигателей исполнения ІМЗ0

Размеры, мм



_			ļ ļ		d_2	2	Число
Обозначение фланца	d ₂₀	d_{25}	d_{24}	l ₂₀ max	без резьбы <i>FF</i>	с резьбой <i>FT</i>	отвер- стий
FF 55; FT 55	55	40	70				
FF 65; FT 65	65	50	80		5,8	M 5	
FF 75; FT 75	75	60	90	2,5		_	
FF 85; FT 85	85	70	105				
FF 100; FT 100	100	80	120		7	M 6	4
FF 115; FT 115	115	95	140	3			
FF 130; FT 130	130	110	160		10	<i>M</i> 8	
FF 165; FT 165	165	130	200	3,5	12	M10	
FF 215; FT 215	215	180	250	4	15	M12	
FF 265; FT 265	265	230	300				
FF 300; FT 300	300	250	350				
FF 350; FT 350	350	300	400	5	19	<i>M</i> 16	
FF 400; FT 400	400	350	450				:
FF 500; FT 500	500	450	550				
FF 600; FT 600	600	550	660	6	24	M 20	8
FF 740; FT 740	740	680	800				
FF 940: FT 940	940	880	1000		28	<i>M</i> 24	I.
FF 1080; FT 1080	1080	1000	1150				

Примечания: 1. В обозначении фланца указывают размер d_{20} и буквы FF и FT: FF - фланец с гладкими крепежными отверстиями; FT - фланец с резьбовыми крепежными отверстиями.

^{2.} Внешний контур крепительных фланцев от FF55 до FF300 может быть некруговым. В этом случае размер d_{24} является диаметром описанной окружности и может отичаться только в сторону отрицательных отклонений.

^{3.} Pasmep $I_{39}=0$.

Допуски на установочные размеры должны соответствовать указанным в ГОСТ 8592.

До настоящего времени в МЭК не принято решение по единой увязке рядов мошностей и высот оси вращения. Поэтому приняты два варианта увязки: Р и С. Двигатели базового исполнения изготовляют с увязкой мощностей с установочными размерами в соответствии с табл. 5, 6 (вариант Р). Для поставок на экспорт вариант увязки должен соответст

вовать нормам CENELEK-DOKUMENT 28/64 (вариант С). Следует отметить, что в варианте Р мощность двигателя со степенью защиты *IP* 54 (*IP* 44) при одной и той же высоте оси вращения в основном на одну ступень выше, чем мощность при варианте С. Это позволяет максимально унифицировать между собой оба исполнения, что в большинстве случаев достигается только изменением размеров лап; вся активная часть машины остается той же.

5. Увязка мощностей с установочными размерами для степени защиты ІР44 и ІР54

	Рормы и				нальная		ть двига	телей			ы валов
	, <i>IM</i> 20		, <i>IM</i> 30							$d_1 \times l_1$, N	им, при олюсов 2 <i>р</i>
Габа- рит	Длина стани-	фла	ачение Інца	2	4	6	8	10	12	_	4,6,8,
	ны	с резь- бой	без резьбы							2	10,12
45	_	FT 65	FF 85	0,04 0,06	0,025	-	-	-	-	7 >	< 16
50	<u> </u>	FT 55;	FF 100	0,00	0,04	-	-	_	-		
50		FT 75	77 100	0,09	0,00	_	-	-	-) 9 ×	20
56	_	FT 65;	<i>FF</i> 115	0,18	0,12		_	"	_	11	72
		FT 85		0,25	0,18	_			<u> </u>	111	× 23
63		FT 75;	<i>FF</i> 130	0,37	0.25	0.18	_	_		14	× 30
		FT 100		0,55	0.37	0.25	_	_		17	× 30
71	_	FT 85;	<i>FF</i> 165	0,75	0,55	0,37	_	_	_	19	× 40
		FT 115		1,10	0,75	0.55	0,25	-	_	17	* 40
80	-	FT 100;	FF 1,65	1,50	1.10	0,75	0,37	_	_	22	< 50
		FT 130		2,20	1,50	1,10	0,55	_	_		. 50
90	L	FT 115;	FF 215	3.00	2,20	1,50	0,75	-	_	24 >	< 50
		FT 130		-	-	_	1.10	-	-		
100	S	FT 130;	FF 215	4.0	3.0	-	_] _	_	28	60
100	L	FT 165		5.5	4.0	2.2	1,5	-	-		
112	M	-	FF 265	7.5	5.5	3.0	2,2	-	-	32 /	80
				-	-	4.0	3,0	-	-		
132	S	-		-	7.5	5,5	4.0	-	-	38 >	< 80
132	M	-	FF 300	11,0	11.0	7,5	5,5	-	-		
160	S	-		15.0	15,0	11.0	7.5	-	-	42 × 110	48 × 110
160	М			18,5	18.5	15.0	11.0	-	-		
180	S	-	FF 350	22,0	22,0	- ,	-	-	-	48 × 110	55 × 110
180	M			30.0	30,0	18.5	15,0	-	-		
200 200	M	-	FF 400	37.0	37.0	22,0	18.5	-	-		60×140
	L			45	45	30	22	-	-	55 × 110	
	М			55	55	37	30	-	-		65 × 140
250 250	S	-	FF 500	75	75	45	37	22	-	65 × 140	75 × 140
250	<u> </u>			90	90	35	45	30	-		
280	S	-	ED (A-	110	110	75	55	37	-	70 × 140	80 × 170
280	M		FF 600	132	132	90	75	45	-		
315 315	S	-	FF 740	160	160	110	90	55	45 	75 × 140	90×170
355	$\frac{M}{S}$		FF 740	200	200	132	110	75	55		
355	3 M	-		250 315	250 315	160 200	132	90	75	85 × 170	100×210
5.75	(7)			313	213	200	160	110	9()		

6. Увязка мощностей с установочными размерами для степени защиты ІР23

Формы исполнения двигателей			Номинальная мощность двигателей, кВт, при числе полюсов 2 <i>p</i>					кВт,	Концы валов ци- линдрические		
<i>IM</i> 10	, <i>IM</i> 20		<i>IM</i> 30							$d_1 \!\! imes \!\! l_1$, м числе по.	м, при люсов 2 <i>р</i>
Габа- рит	Длина стани-	фла	ачение нца	2	4	6	8	10	12		4,6,8,
	ны	с резь- бой	без резьбы					<u> </u>		2	10,12
160	S	-	FF 300	22	18,5	11	7,5	-	-	42 × 110	48 × 110
160	M	-		30	22	15	11	-	-		
180	S	-		37	30	18,5	15	-	-	48 × 110	55 × 110
180	M	-	<i>FF</i> 350	45	37	22	18,5	-	-		
200	M	-		55	45	30	22	-	-	55 × 110	60 < 140
200	L	-	FF 400	75	55	37	30	-	-		
225	M	-		90	75	45	37	-	-	55 × 110	65 × 140
250	S	-	FF 500	110	90	55	45	-	-		
250	M	-		132	110	75	55	-	-	65 × 140	75 × 140
280	S	-		160	132	90	75	45	-		
280	M	-	FF 600	200	132	90	75	45	-	70 × 140	80 × 170
315	S	_		-	200	132	110	75	55		
315	M	-		250	250	160	132	90	75	75 × 140	90 × 170
355	S	-		315	315	200	160	110	90		
355	M		FF 740	400	400	250	200	132	110	85 × 170	100 × 210

7. Размеры выступающего конца вала, шпонок и шпоночных пазов по МЭК 72

Концы валов цилиндрические $d_1 \times l_1$, мм	Сечение шпонки $b \times h$, мм	Глубина паза вала, t_1 , мм	Наибольший* вращающий момент, Н ₋ м
7×16	2×2	1,2	0,25
9×20	3×3	1,8	0,63
11×23	4 × 4	2,5	1,25
14×30	5×5	3,0	2,8
19×40	6×6	3,5	8,25
22×50	6×6	3,5	14
24×50	8×7	4,0	18
28×60	8×7	4,0	31,5
32×80	10×8	5,0	50
38×80	10×8	5,0	90
42×110	12×8	5,0	125
48×110	14×9	5,5	200
55×110	16×10	6,0	355
60×140	18×11	7,0	450
65×140	18×11	7,0 7,5 7,5	630
70×140	20×12	7,5	800
	20×12 20×12	7,5	1000
75×140	20×12 22×14	9,0	1250
80×170	22×14 22×14	9,0	1600
85> 170		9.0	1900
90×170	25×14	9.0	2360
95×170	25×14	10,0	2800
100×210	28×16	10,0	4000
110×210	28×16		10 True 7c d < 28 My 16:

Примечания. 1. Поле допуска диаметра d_1 выступающего конца вала при: $7 \le d_1 \le 28$ мм - 96; $32 \le d_1 \le 48$ мм - 86; $55 \le d_1 \le 110$ мм - 86.

при сечениях от 8-7 до 28-16 мм: +0,2 мм.

* Наибольший вращающий момент двигателей переменного тока при продолжительном режиме работы.

^{2.} Предельное отклонение глубины t_1 шпоночного наза при сечении шпонки до 6.6 мм ± 0.1 мм;

Увязка мощностей с установочными размерами модификаций указывается в технических условнях на конкретные типы двигателей.

Размеры шпонок и шпоночных пазов на выступающих цилиндрических концах валов - по МЭК 72 (табл. 7). Поле допуска размера b шпонки h9, размера h шпонки h9 (при $2 \le h \le 6$ мм), h11 (при $h \ge 6$ мм), шпоночного паза на валу N9 (нормальное соединение) или P9 (плотное соединение).

Технические требования. *Характеристики*. Двигатели должны соответствовать требованиям ГОСТ 28330, техническим условиям на конкретные типы двигателей, ГОСТ 183, ГОСТ 24682, ГОСТ 19348.

Двигатели могут иметь сервис-фактор, равный 1.1 или 1,15. Параметры двигателей приводят для режима работы S1 в соответствии с требованиями ГОСТ 183, ГОСТ 28173. При применении двигателей в режимах S2-S8 измененные значения показателей должны быть согласованы с изготовителем.

Номинальные данные характеризуют работу двигателя на высоте до 1000 м над уров-

нем моря при температуре газообразной охлаждающей среды 40° С или охлаждающей воды 30° С, если в стандартах или технических условиях не установлена другая температура охлаждающей воды, но не более 33° С.

Группы условий эксплуатации двигателей в *части воздействия механических факторов* внешней среды выбирают из ряда: *M*1, *M*3, *M*4, *M*7, *M*8, *M*9 по ГОСТ 17516.

Номинальные значения *климатических* факторов внещней среды - по ГОСТ 15543 и ГОСТ 15150.

При превыщении верхнего значения рабочей температуры окружающей среды (воздуха) по сравнению с указанными в этих стандартах номинальная мощность двигателей снижается на 5% при повыщении температуры на 5° С.

Двигатели должны допускать работу на высотах до 4300 м. При эксплуатации двигателей, у которых номинальное значение высоты установлено 1000 м, на высоте свыше 1000 до 4300 м и температуре 40° С мощности их снижаются в соответствии с табл. 8.

8. Зависимость мощности двигателя от высоты над уровнем моря

Высота над уровнем моря, м	1000	1500	2000	2400	3000	3500	400 0	4300
Номинальная мощность, %	100	98	95	93	88	84	80	74

Среднее, верхнее и эффективное значения температур для работы двигателей на высотах свыше 1000 до 4300 м устанавливают по ГОСТ 15150.

Двигатели со степенью защиты IP23 можно применять при значении запыленности не более 2 мг/м^3 , со степенью зашиты IP44 - не более 10 мг/м^3 .

Двигатели изготовляют химостойкого исполнения X2: по требованию заказчика - исполнения X3 по ГОСТ 24682.

Требования по стойкости двигателей к рабочим растворам, в том числе дезинфицирующим, дезактивирующим, в соответствии с ГОСТ 24682 устанавливают в технических условиях на конкретные типы двигателей.

Требования по сейсмостойкости (интенсивность землетрясения в баллах и уровень установки над нулевой отметкой) при необходимости указывают в технических условиях на конкретные типы двигателей.

Двигатели изготовляют с изоляцией классов нагревостойкости В, F или H по ГОСТ 8865, исходя из условия обеспечения требуемого ресурса двигателей. По согласованию между заказчиком и изготовителем допускается применение других классов нагревостойкости.

Вволные устройства подразделяют на ис-

полнения в зависимости от способа подвода питающего кабеля.

Вводные устройства двигателей выполняют следующих исполнений:

K-3-I - с панелью выводов и одним штуцером.

K-3-II -с панелью выводов и двумя штуцерами,

K-3-III - с панелью выводов и тремя штуцерами,

K-2-I - без панели выводов с одним штуцером,

K-2-II - без панели выводов с двумя штуцерами,

K-3-M - с панелью выводов и удлинителем под сухую разделку кабеля или заливку кабельной массой.

Возможно применение ввертных штуцеров. Вводные устройства двигателей должны допускать подсоединение с любой из противоположных боковых сторон кабелей с медными или алюминиевыми жилами с оболочкой из резины или пластиков, а также гибкого металлического рукава.

Для машины на лапах коробка выводов должна располагаться с правой стороны двинателя, если смотреть со стороны выступаюшего конна вала. Ее ось должна паходиться в пределах угла, заключенного между вертикальной осью поперечного сечения машины и радиусом, лежащим на 10° ниже горизонтальной оси.

Сопротивление изоляции обмоток двигателей в холодном состоянии при нормальных климатических условиях испытаний по ГОСТ 15150 должно быть не менее 10 МОм, а при температуре двигателей, близкой к рабочей, не менее 3 МОм, при верхнем значении влажности воздуха - не менее 0.5 МОм.

Двигатели должны работать в любом направлении вращения. Направление вращения двухполюсных двигателей 280-355 габаритов должно быть указано в технических условиях на конкретные типы двигателей. Для асинхронных двигателей установлены показатели надежности:

- средний ресурс до Капитального ремонта (30000 ч);
 - средняя наработка на отказ (23000 ч);
- девяностопроцентный срок сохраняемости (3 года);
- установленная безотказная наработка. Установленную безотказную наработку указывают в технических условиях на конкретные типы двигателей по требованию заказчика.

Для невосстанавливаемых двигателей должен применяться показатель безотказности "вероятность безотказной работы".

Критерием предельного состояния двигателя является выход из строя обмотки, требующий ее замены (капитальный ремонт двигателя). Критерии отказов двигателей:

- выход из строя подщипникового узла;
- выход из строя узла контактных колец;
- выход из строя обмотки.

Требования безопасности. Требования безопасности - по ГОСТ 12.2.007.1, ГОСТ 12.2.007.0, ГОСТ 12.2.003, ГОСТ 12.1.004, а

также в соответствии с требованиями Правил технической эксплуатации электроустановок потребителей и Правил техники безопасности при эксплуатации электроустановок потребителей, утвержденных Главгосэнергонадзором.

Классы двигателей по способу защиты человека от поражения электрическим током (0, 01, 1, 11, 111) в соответствии с требованиями ГОСТ 12.2.007.0 указывают в технических условиях на конкретные типы двигателей.

Двигатели должны иметь для заземления корпуса наружные зажимы, снабженные устройством от самоотвинчивания: один - на корпусе и один -во вводном устройстве. Зажимы заземляющие и знаки заземления - по ГОСТ 21130 и ГОСТ 12.2.007.0.

Комплектность. В комплект двигателя должны входить:

- двигатель со шпонкой на валу;
- щкив, салазки, фундаментные болты (по требованию заказчика);
- техническое описание и инструкция по эксплуатации;
 - паспорт.

Маркировка двигателей проводится в соответствии с требованиями ГОСТ 18620 с дополнениями.

Упаковка и консервация двигателей - по ГОСТ 23216. Для проверки соответствия двигателей требованиям ГОСТ 28330 проводят приемосдаточные, периодические и типовые испытания по программе, установленной ГОСТ 183.

Эксплуатация двигателей должна соответствовать отраслевой нормативно-технической документации.

Гарантшиный срок эксплуатации - 2 года со дня начала эксплуатации двигателя при гарантийной наработке 10000 ч.

НОМИНАЛЬНЫЕ ДАННЫЕ И РАБОЧИЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ

термины и определения

Номинальные данные и рабочие характеристики двигателей установлены ГОСТ 28173-89. В этом стандарте применяются следующие термины.

Номинальные данные - совокупность числовых значений электрических и механических величин в сочетании с их продолжительностью и порядком чередования во времени, установленных изготовителем для двигателя конкретного типа и указанных на паспортной табличке. При этом двигатель должен соответствовать ряду других условий.

Номинальное значение - числовое значение параметра, отнесенного к номинальным данным.

Нагрузка - совокупность числовых значе-

ний электрических и механических величин. характеризующих требования к двигателю, обусловливаемые электрической цепью или механическим устройством в каждый момент времени.

Полная нагрузка - наибольщее значение нагрузки двигателя, работающего с номинальной мошностью.

Состояние покоя - полное отсутствие всякого движения и электрического питания или всякого механического привода.

Режим - обусловленная нагрузка, которой подвергается двигатель, включающая, ес. 33 это необходимо, периоды пуска, электрического торможения, холостого хода и состояния нокоя, а также их продолжительность и порядок чередования во времени

Типовой режим - продолжительный, кратковременный или периодический режимы, включающие одну или несколько нагрузок, неизменных в течение указанного промежутка времени, или непериодический режим, в течение которого нагрузка и частота вращения изменяются в установленном диапазоне.

Тепловое равновесие - состояние, при котором превышения температуры различных частей машины изменяются не более чем на 2 К в течение часа.

Продолжительность включения (IIB) - отношение (в %) продолжительности работы машины под нагрузкой, включая пуск и электрическое торможение, к продолжительности рабочего цикла.

Минимальный вращающий момент в процессе пуска двигателя переменного тока - наименьший вращающий момент, развиваемый двигателем в диапазоне от нуля до частоты вращения, соответствующей максимальному вращающему моменту, при номинальных значениях напряжения и частоты питания.

Максимальный вращающий момент (опрокидывающий момент) двигателя переменного тока - наибольщий вращающий момент, развиваемый двигателем при его рабочей температуре и номинальных значениях напряжения и частоты сети без резкого снижения частоты вращения.

Последние два определения не применимы к асинхронным двигателям, вращающий момент которых непрерывно понижается при возрастании частоты вращения.

Значения минимального и максимального моментов относят к обычной средней характеристике вращающего момента, исключающей переходные процессы.

Момент инерции (I) - момент инерции (динамический) тела относительно оси, представляющий собой сумму произведений масс его отдельных частей на квадрат их расстояний от оси вращения.

Коэффициент инерции (FI) - отношение суммы приведенного к валу двигателя момента инерции приводимого механизма и момента инерции ротора двигателя к моменту инерции ротора.

РЕЖИМЫ И НОМИНАЛЬНЫЕ ДАННЫЕ

Режим работы может быть описан посредством одного из типовых режимов с условным обозначением S1- S9 или указан потребителем в случае использования какого-либо иного режима. Режим работы должен быть установ-

лен потребителем с максимально возможной точностью.

Определение режима работ. В тех случаях, когда нагрузка не изменяется или же изменяется известным образом, режим работы может быть задан численно или в виде графика, представляющего изменение переменных величин во времени.

Если временная последовательность не определена, то должен быть выбран наиболее близкий из режимов работы от S2 до S8 (но не менее тяжелый, чем действительный) или режим S9.

Если режим не указан, то подразумевают режим работы *S*1 (продолжительный режим).

Номинальные данные устанавливает изготовитель, который должен выбрать один из классов номинальных данных, приведенных ниже.

Выбранный класс номинальных данных обычно должен соответствовать номинальным данным максимального продолжительного режима, базирующегося на типовом режиме S1 (продолжительный режим) или номинальным данным кратковременного режима, базирующегося на типовом режиме S2 (кратковременный режим). Если такое соответствие установить невозможно, то номинальные данные должны соответствовать периодическому режиму, базирующемуся на одном из типовых режимов S3 - S8 (периодические режимы), или непериодическому типовому режиму S9 (непериодический режим).

Выбор класса номинальных данных. Если машина предназначена для общего применения, то она должна иметь номинальные данные, соответствующие максимальному продолжительному режиму, и работать в типовом режиме S1.

Если режим работы не указан потребителем, то применяют режим работы типа S1, а класс номинальных данных должен соответствовать максимальному продолжительному режиму.

Если мащина предназначена для кратковременного номинального режима, то номинальные данные должны основываться на типовом режиме S2.

Если машина предназначена для работы с переменными нагрузками или в режимах, включающих периоды холостого хода или периоды, когда машина находится в состоянии покоя, то класс номинальных данных должен соответствовать периодическому режиму, базирующемуся на одном из типовых режимов \$3-\$\$ \$8.

Если машина предназначена для работы в непериодических режимах работы при изменяющихся нагрузках и с изменяющейся частотой врашения, включая перегрузки, то номинальные данные для типового непериодического режима должны базироваться на типовом режиме S9.

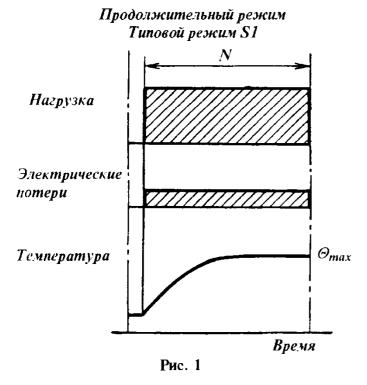
Определение номинальных данных:

- для типовых режимов S1- S8 за номинальную мощность принимают установленное значение *постоянной нагрузки* в ваттах:
- для типового режима S9 за номинальную мощность принимают значение, соответствующее полной нагрузке.

типовые режимы

Типовыми режимами являются следующие (рис. 1-9).

Продолжительный режим (типовой режим

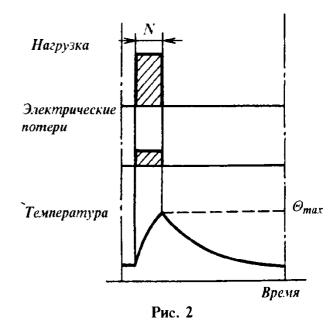


Периодический кратковременный режим (типовой режим S3) - последовательность одинаковых рабочих циклов, каждый из которых состоит из периода работы с постоянной нагрузкой и периода покоя, рис. 3 (N - работа при постоянной нагрузке; R - состояние покоя; $\theta_{\rm max}$ - максимальная температура, достигнутая в течение цикла).

S1) - режим работы с постоянной нагрузкой и продолжительностью, достаточной для достижения теплового равновесия, рис. 1 (N - работа постоянной нагрузке; $\theta_{\rm max}$ максимальная достигнутая температура). Кратковременный режим (типовой режим 52) режим работы с постоянной нагрузкой в течение определенного времени, недостаточного для достижения теплового равновесия. за которым следует состояние покоя в течение времени, достаточного для того, чтобы температура машины сравнялась с температурой охлаждающей среды с точностью до 2 К. рис. 2 (N - работа при постоянной нагрузке; $\theta_{\rm max}$ - максимальная температура, достигнутая в течение цикла).

В соответствии с ГОСТ 183 длительность периода неизменной номинальной нагрузки 10, 30, 60 и 90 мин.

Кратковременный режим Типовой режим S2



В этом режиме цикл работы таков, что пусковой ток не оказывает заметного влияния на превышение температуры. Прололжительность цикла недостаточна для достижения теплового равновесия.

Продолжительность включения (ΠB), %:

$$\Pi B = 100 N / (N+R).$$

В соответствии с ГОСТ 183 продолжи-

тельность включения (ПВ) 15, 25, 40 и 60 °с; продолжительность одного цикла принимают

равной 10 мин.

Периодический кратковременный режим с итсками (типовой режим S4) - последовательность одинаковых рабочих циклов, включающих достаточно длительный период пуска, период работы с постоянной нагрузкой и период покоя, рис. 4 (D - пуск; N - работа при постоянной нагрузке; R - состояние покоя; θ_{max} - максимальная температура, достигнутая в течение цикла).

Продолжительность включения. %:

$$\Pi B = 100 (D+N) / (D+N+R).$$

В соответствии с ГОСТ 183 продолжительность включений (ПВ): 15, 25, 40 и 60%; число включений в час 30, 60, 120 и 240 при коэффициенте инерции FI, равном 1,2; 1,6; 2.0; 2.5; 4.0; 6.3 и 10.

Периодический кратковременный режим с электрическим торможением (типовой режим S5) - последовательность одинаковых рабочих циклов, каждый из которых состоит из периода пуска, периода работы с постоянной нагрузкой, периода быстрого электрического торможения и периода покоя, рис. 5 (D пуск: N - работа при постоянной нагрузке: R- состояние покоя; θ_{max} - максимальная температура, достигнутая в течение цикла; F электрическое торможение). Продолжительность цикла недостаточна для достижения теплового равновесия.

Продолжительность включения, %:

$$\Pi B = 100(D + N + F)/(D + N + F + R).$$

В соответствии с ГОСТ 183 продолжительность включения (ПВ) 15. 25, 40 и 60%; число включений в час 30, 60, 120 и 240 при коэффициенте инерции FI равном 1,2:. 1,6; 2,0; 2,5 и 4,0.

Периодический кратковременный режим Типовой режим S3

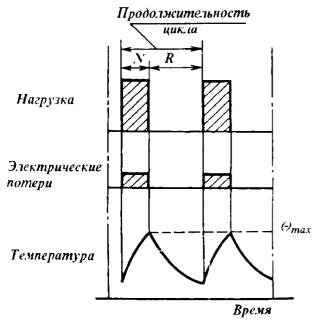


Рис. 3

Периодический кратковременный режим с пусками Типовой режим S4

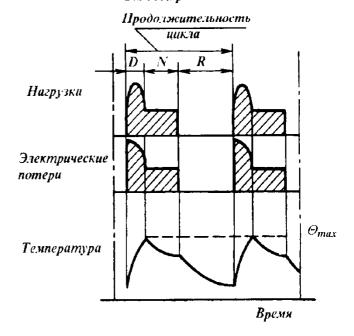


Рис. 4

Периодический непрерывный режим с кратковременной нагрузкой (типовой режим 56) последовательность одинаковых рабочих шиклов, каждый из которых состоит из периода работы с постоянной нагрузкой и периода холостого хода, рис. 6 (N - работа при постоянной нагрузке; V - холостой ход; θ_{\max} - максимальная температура, достигнутая в течение цикла). Период покоя отсутствует. Продолжительность цикла недостаточна для достижения: теплового равновесия.

Периодический кратковременный режим с электрическим торможением Типовой режим S5

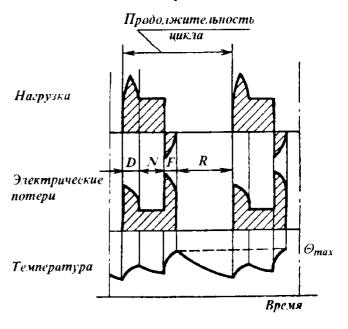


Рис. 5

Периодический непрерывный режим с кратковременной нагрузкой Типовой режим S6

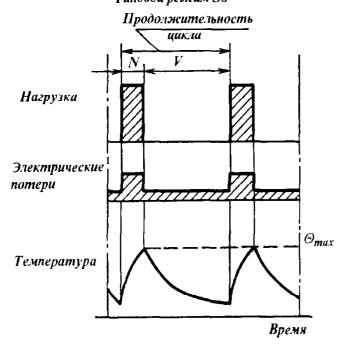
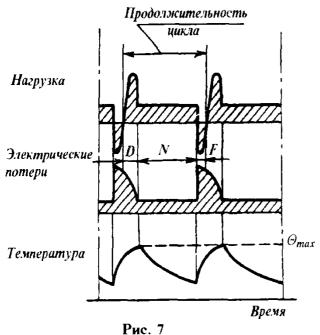


Рис. 6

Периодический непрерывный режим с электрическим торможением Типовой режим S7



Периодический непрерывный режим с одновременным изменением нагрузки и частоты вращения (типовой режим S8) - последовательность одинаковых рабочих циклов, каждый из которых состоит из периода работы с постоянной нагрузкой, соответствующей заданной частоте вращения, за которым следует период или несколько периодов работы с другими постоянными нагрузками, соответст-

Продолжительность включения, %:

$$\Pi B = 100 \ N / (N + V)$$
.

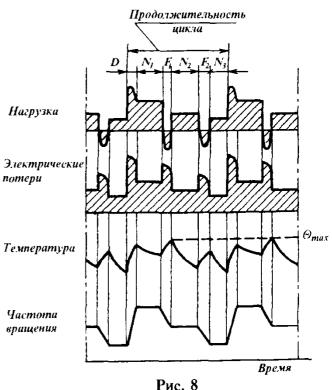
В соответствии с ГОСТ 183 продолжительность включения (ПВ) 15, 25, 40 и 60%; продолжительность одного цикла принимают равной 10 мин.

Периодический непрерывный режим с электрическим торможением (типовой режим S7) - последовательность одинаковых рабочих циклов, каждый из которых состоит из периода пуска, периода работы с постоянной нагрузкой и периода электрического торможения, рис. T (D - пуск; N - работа при постоянной нагрузке; T - электрическое торможение; T - максимальная температура, достигнутая в течение цикла). Период покоя отсутствует. Продолжительность цикла недостаточна для достижения теплового равновесия.

Продолжительность включения ПВ = 100%.

В соответствии с ГОСТ 183 число реверсов при электрическом торможении в час 30, 60, 120 и 240 при коэффициенте инерции FI, равном 1,2; 1,6; 2,0; 2,5 и 4,0.

Периодический непрерывный режим с одновременным изменением нагрузки и частоты вращения Типовой режим S8



вующими различным частотам вращения (которые достигаются, например, изменением числа полюсов в случае асинхронных двигателей), рис. 8 (F_1 , F_2 - электрическое торможение; D -пуск; N_1 , N_2 , N_3 - работа при постоянных нагрузках; $\theta_{\text{пих}}$ - максимальная темпе-ратура, достигнутая в течение цикла). Период покоя отсутствует. Продолжительность цикла недостаточна для достижения теплового равновесия.

Продолжительность включения, %:

$$\Pi B = 100 (D + N_1) / (D + N_1 + F_1 + N_2 + F_2 + N_3);$$

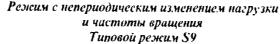
$$\Pi B = 100 (F_1 + N_2) / (D + N_1 + F_1 + N_2 + F_2 + N_3);$$

$$\Pi B = 100 (F_2 + N_3) / (D + N_1 + F_1 + N_2 + F_2 + N_3);$$

В соответствии с ГОСТ 183 число циклов в час 30, 60, 120 и 240 при коэффициенте инерции FI равном 1,2; 1,6; 2,0; 2,5 и 4,0.

Режим с непериодическими изменениями на-

грузки и частоты вращения (типовой режим S9) - режим работы, при котором нагрузка и частота врашения обычно изменяются непериодически в пределах допустимого рабочего диапазона, рис. 9 (D - пуск; L - работа при переменной нагрузке; F -электрическое торможение; R - состояние покоя; S - работа при перегрузке; C_p - полная нагрузка; (θ_{max} - максимальная температура, достигнутая в течение цикла). Этот режим часто включает перегрузки, которые могут значительно превышать полную нагрузку.



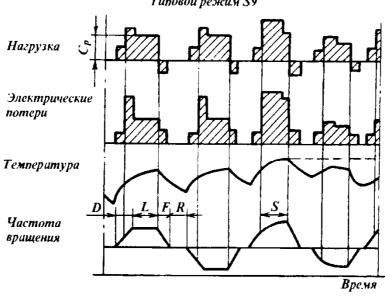


Рис. 9

Для типового режима S9 значения, соответствующие полной нагрузке, необходимо рассматривать в качестве основы для- определения перегрузки.

КЛАССЫ НОМИНАЛЬНЫХ ДАННЫХ

При определении номинальных данных изготовитель должен выбрать один из приведенных ниже классов номинальных данных, при условии обеспечения работоспособности двигателя в соответствии с требованиями ГОСТ 28173-89:

- 1. Номинальные данные максимального продолжительного типового режима - устанавливаемые изготовителем нагрузка и условия, при которых машина может работать в течение неограниченного времени.
- 2. Номинальные данные кратковременного режима устанавливаемые изготовителем нагрузка, продолжительность и условия, при которых машина может работать в течение ограниченного времени, причем пуск машины осуществляют при температуре окружающей среды.

- 3. Номинальные данные эквивалентного продолжительного режима -устанавливаемые изготовителем нагрузка и условия для проведения испытаний, при которых машина может работать до достижения теплового равновесия в режиме, предположительно эквивалентном одному из типовых режимов работы \$3-\$9.
- 4. Номинальные данные периодических типовых режимов устанавливаемые изготовителем нагрузки и условия, при которых машина может функционировать в циклах работы, соответствующих одному из периодических типовых режимов работы. Продолжительность цикла должна составлять 10 мин, а продолжительность включения следует выбирать из ряда: 15, 25, 40, 60%.
- 5. Номинальные данные для непериодического типового режима устанавливаемые изготовителем изменения нагрузки в сочетании с изменениями частоты врашения и условия, включая перегрузки, при которых машина может работать в непериодическом режиме. Номинальные данные этого класса должны соответствовать режиму с непериодическими изменениями нагрузки и частоты вращения (типовому режиму 59).

Обозначения типовых режимов и классов номинальных данных. Обозначения типовых режимов. Для режимов SI и S9, кроме их сокращенных обозначений, никаких дополнительных указаний не приводят. Для других типовых режимов после сокращенного обозначения следует указывать:

S2 - продолжительность режима, например: S2 60 мин;

*S*3 и *S*6- продолжительность включения, например: *S*3 25%, *S*6 40%;

S4 и S5- продолжительность включения, момент инерции двигателя $I_{\rm M}$ и момент инерции нагрузки $I_{\rm ext}$, например:

S4 25 %
$$I_{\rm M}$$
= 0.15 KF·M²; $I_{\rm ext}$ = 0.7 KF·M²;

S7 - момент инерции двигателя $I_{\rm M}$ и момент инерции нагрузки $I_{\rm ext}$, например:

S7
$$I_{\rm M} = 0.4 \text{ kg/m}^2$$
; $I_{\rm ext} = 7.5 \text{ kg/m}^2$;

S8 - момент инерции двигателя $I_{\rm M}$ и момент инерции нагрузки $I_{\rm ext}$, а также нагрузку, частоту вращения и продолжительность вКлючения для каждого из режимов, характеризуемых частотой вращения. Например:

S8 $I_{\rm M} = 0.5 \text{ K}_{\rm F} \cdot {\rm M}^2$; $I_{\rm ext} = 6 \text{ K}_{\rm F} \cdot {\rm M}^2$;

16 кВт 740 мин⁻¹ 30 %;

40 кВт 1460 мин-1 30 %:

25 кВт 980 мин⁻¹ 40 %.

Момент инерции двигателя $I_{\rm M}$ и момент инерции нагрузки $I_{\rm ext}$ должны быть указаны по отношению к валу двигателя.

Обозначения классов номинальных данных приводят после значения номинальной мошности. Если после значения номинальной мощности нет никакого обозначения, подразумевают максимальный продолжительный номинальный режим.

Обозначения классов номинальных данных:

- максимального продолжительного режима продолж. или S1;
- кратковременного режима продолжительность периода работы, например, **60 мин** или **52 60 мин**:
- эквивалентного продолжительного режима **eqv**;
- периодических или непериодических режимов как указано выше, например, *\$3 25%*.

КЛАССИФИКАЦИЯ НАГРЕВОСТОЙКОСТИ МАШИН

Классификация нагревостойкости машин в соответствии с ГОСТ 8865 основывается на характеристиках систем изоляции, используемых в машинах. Классифицируют системы изоляции при помощи букв, а не значений температур

Превышение температуры какой-либо части мащины определяют как разность между температурой этой части, измеренной одним из указанных ниже методом, и температурой охлаждающей среды.

Установлены четыре метода определения температуры обмоток и других частей машины:

- метод сопротивления (предпочтительный для применения);
- метод заложенных термопреобразователей (для машин номинальной мощности более или равной 200 кВт);
 - метод термометра;
- метод наложения (для машин номинальной мощности менее или равной $200~{\rm kBt}$).

Потребитель может дополнительно к измерениям методом сопротивления или методом заложенных термопреобразователей провести измерения термометром. Значение допускаемого превышения температуры, определенное при помоши термометра, помещенного в наиболее нагретую доступную точку, не должно превышать:

65 К - для обмоток с изоляцией класса А

80 К - для обмоток с изоляцией класса E;

90 К - для обмоток с изоляцией класса В;

115 К - для обмоток с изоляцией класса F;

140 К - для обмоток с изоляцией класса Н.

ПРОЧИЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ

Двигатели трехфазного тока номинальной мощностью до 315 кВт включительно и с номинальным напряжением до 1 кВ включительно должны выдерживать ток, равный 1,5-кратному номинальному току в течение не менее 2 мин.

Двигатели, независимо от их режима работы и конструкции, должны выдерживать в течение 15 с без остановки или резкого изменения частоты вращения (при постепенном повышении вращающего момента) вращающий момент, превышающий номинальный на 60%; при этом напряжение и частота сети должны сохранять номинальные значения.

Для короткозамкнутых асинхронных двигателей, специально предназначенных для обеспечения пуска при пониженном токе (менее 4.5-кратного номинального значения) перегрузка по вращающему моменту может быть менее 60%, но не менее 50%.

Минимальный вращающий момент при пуске короткозамкнутых асинхронных односкоростных трехфазных двигателей мощностью менее 100 кВт не должен быть менее 0.5 иоминального момента. Расчет валов и подшипников. Для расчета валов и подшипников используют нагрузочные диаграммы, устанавливающие предельно допустимую радиальную нагрузку на свободный конец вала в зависимости от аксиальной силы [1]. При составлении нагрузочных диаграмм предельно допустимые радиальные нагрузки на рабочий конец вала вычисляют так, чтобы соблюдались следующие ограничения:

- прогиб f вала посредине сердечника ротора не должен превышать заданного предельного значения (обычно $f=0.1\delta$ где δ - односторонний воздушный зазор);

- угол γ поворота сечения вала в местах установки подшипников не должен превышать заданного предельного значения (обычно $\gamma = 0.001$ рад):
- коэффициент S запаса прочности вала в опасном сечении не должен быть ниже заданного предельного значения (обычно S = 1,5-2);
- ресурс I_h подшипника не должен быть ниже предельного значения (как правило, 20000 ч).

ПУСКОВЫЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ

Исполнения двигателей по вариантам пуска. Пусковые характеристики односкоростных трехфазных асинхронных двигателей с корот-козамкнутым ротором напряжением до 660 В включительно регламентированы ГОСТ 28327-89.

Установлены параметры для четырех вариантов пуска асинхронных двигателей. Четыре варианта пуска для каждого двигателя необязательны. Выбор любого из них определяется согласованием между изготовителем и потребителем.

В зависимости от варианта пуска различают двигатели исполнений:

N, NY, H, HY

Исполнение N. Трехфазные асинхронные двигатели с короткозамкнутым ротором с нормальным пусковым моментом, предназначенные для прямого пуска от сети частотой 50 и 60 Гш. имеющие 2, 4, 6 или 8 полюсов, мощностью от 0,4 до 630 кВт.

Исполнение NY. Двигатели, подобные исполнению N, но предназначенные для пуска с переключением обмотки со звезды на треутольник.

Для этих двигателей при соединении схемы обмотки в звезду минимальные относительные значения начального пускового вращающего момента по отношению к номинальному (T_l) и относительные значения минимального вращающего момента по отношению к номинальному (T_u) могут составлять 25^o значений, установленных для двигателей исполнения N (табл. 9).

Исполнение Н. Трехфазные асинхронные двигатели с короткозамкнутым ротором с повышенным пусковым моментом, предназначенные для прямого пуска от сети частотой 60 Гц. имеющие 4, 6 или 8 полюсов. мощностью от 0,4 до 160 кВт.

Исполнение HY. Двигатели, подобные исполнению H, но предназначенные для пуска с переключением со звезды на треугольник.

Для этих двигателей при соединении схемы обмотки в звезду минимальные относительные значения начального пускового вращающего момента по отношению к номинальному (T_i) и относительные значения минимального вращающего момента по отношению к номинальному T_n могут составлять 25% значений, установленных для двигателей исполнения H (табл. 11).

Моменты, характеризующие пуск. Двигатели исполнения N. Процесс пуска характеризуют относительным значением начального пускового врашающего момента по отношению к
номинальному T_b , относительным значением
минимального вращающего момента по отношению к номинальному T_b и относительным
значением максимального вращающего момента
по отношению к номинальному T_b .

Пусковые моменты, выраженные в относительных (по отношению к номинальному моменту) единицах, должны соответствовать приведенным в табл. 9 значениям. Возможны более высокие значения.

Диапазон				Число полюсов							
мощности,	2			4			6			8	
кВт	$T_l \mid T_u$	T_b	T_{t}	T_{u}	T_b	T_{l}	T_u	T_b	T_{I}	T_u	T_b
Св. 0,4 до 0,63	1,9 1,3	2.0	2,0	1,4	2.0	1,7	1.2	1.7	1,5	1,1	1.6
« 0,63 « 1,0	1,8 1,2	2,0	1,9	1,3	2.0	1.7	1,2	1,8	1,5	1,1	1.7
« 1,0 « 1,6	1.8 1,2	2.0	1.9	1,3	2.0	1,6	1,1	1,9	1,4	1.0	1.8
« 1,6 « 2,5	1.7 1.1	2.0	1,8	1,2	2,0	1,6	1,1	1,9	1,4	1,0	1.8
« 2.5 « 4.0	1,6 1,1	2,0	1.7	1,2	2.0	1,5	1,1	1,9	1,3	1,0	1,8
« 4.0 « 6.3	1.5 1.0	2.0	1,6	1,1	2.0	1,5	1.1	1,9	1,3	1,0	1,8
« 6,3 « 10	1,5 1.0	2.0	1,6	1,1	2,0	1,5	1.1	1,8	1,3	1,0	1.7
« 10 « 16	1,4 1.0	2.0	1.5	1,1	2,0	1,4	1,0	1,8	1,2	0,9	1,7
« 16 « 25	1,3 0,9	1,9	1,4	1,0	1,9	1,4	0,1	1,8	1,2	0,9	1,7
« 25 « 40	1,2 0,9	1,9	1,3	1,0	1,9	1,3	0,1	1.8	1,2	0,9	1,7
« 40 « 63	1,1 0,8	1.8	1,2	0,9	1,8	1,2	0,9	1,7	1,1	0,8	1.7
« 63 « 100	1.0 0,7	1,8	1,1	0,8	1,8	l,i	0,8	1.7	1,0	0,7	1,6
« 100 « 160	0,9 0,7	1,7	1,0	0,8	1,7	1,0	0,8	1.7	0,9	0,7	1,6
« 160 « 250	0,8 0,6	1,7	0,9	0,7	1.7	0,9	0,7	1,6	0,9	0,7	1,6
« 250 « 400	0,75 0,6	1,6	0,75	0,6	1,6	0,75	0,6	1,6	0,75	0,6	1,6
« 400 « 630	0,65 0,5	1,6	0,65	0,5	1,6	0,65	0,5	1,6	0,65	0,5	1,6

9. Моменты, характеризующие пуск двигателей исполнения N

Момент в процессе пуска при любой частоте вращения между нулевым значением и значением, при котором возникает опрокидывающий момент, будет по меньшей мере равен 1,3 момента, полученного из кривой, изменяющейся в зависимости от квадрата частоты вращения при номинальном моменте и номинальной частоте вращения.

При часто повторяющихся пусках температура обмотки повышается, что вызывает ускоренное старение изоляционной системы. Обмотка статора и клетка ротора нагреваются тем больше, чем больше длительность пуска. В соответствии с этим определены допустимые условия пуска двигателей.

Требования к пуску. Двигатели исполнения У должны удовлетворять следующим требованиям к пуску:

а) должны допускать два последователных пуска (с остановкой между пусками) из холодного состояния или один пуск из нагретого состояния после работы при номинальных условиях.

Момент сопротивления нагрузки в каждом случае пропорционален квадрату частоты врашения и равен номинальному моменту при номинальной частоте вращения с внешней инермоментом допустимым пией (предельно инерции нагрузки), приведенной в табл. 10;

б) повторный пуск допустим только при температуре двигателя перед пуском, не превышающей установившейся температуры при номинальной нагрузке. Чрезмерное число пусков снижает долговечность двигателей.

10. Внешняя ииерция I

Мощность.	В нещняя инерция, кг·м², при числе полюсов $2p$						
кВт	2	4	6	8			
0,4	0,018	0,099	0,273	0,561			
0,63	0,026	0,149	0,411	0,845			
1,0	0,040	0,226	0,624	1,28			
1,6	0,061	0,345	0,952	1,95			
2,5	0,091	0,516	1,42	2,92			
4.0	0,139	0,788	2,17	4,46			
6.3	0.210	1,19	3,27	6,71			
10	0,318	1,80	4.95	10,2			
16	0,485	2,74	7,56	15,5			
25	0,725	4,10	11,3	23,2			
40	1,11	6,26	17,2	35,4			
63	1,67	9,42	26,0	53,3			
100	2,52	14,3	39,3	80,8			
160	3,85	21,8	60,1	123			
250	5,76	32,6	89,7	184			
400	8,79	49.7	137	281			
630	13,2	74,8	206	423			

Значения внешней инерции в табл. 10 даны в размерности mr^2 (m-масса, r- средний радиус вращения). Момент инерции определен в соответствии с ГОСТ 11828.

Для промежуточных значений мощности значения внешней инерции, кг м² могут быть вычислены из условия нагрева обмотки статора до предельно допустимой температуры по формуле

$$I = 0.04 P^{0.9} p^{2.5} .$$

где P - номинальная мошность двигателя, $\kappa B \tau$; p - число пар полюсов.

Требования к пуску для двигателей иснолнения NY такие же, как для неполнения N, но необходимо уменьшить момент сопротивления, так как при некоторых нагрузках пусковой момент при соединении в звезду может быть недостаточен для разгона двигателя до приемлемой частоты вращения.

Двигатели исполнения H. Процесс пуска характеризуется относительным значением начального пускового вращающего момента по отношению к номинальному T_l , относительным значением минимального вращающего момента по отношению к номинальному T_u и относительным значением максимального вращающего момента по отношению к номинальному T_b .

Диапазон	Число полюсов						
мощности,	4	6	8				
кВт	$T_l \mid T_u \mid T_b$	$T_l \mid T_u \mid T_b$	$T_l \mid T_u \mid T_b$				
Св. 0, 4 до 0,63	3,0 2,1 2,1	2,55 1.8 1,9	2,25 1,65 1,9				
« 0,63 « 1,0	2,85 1,95 2,0	2,55 1,8 1,9	2,25 1,65 1,9				
« 1.0 « 1,6	2,85 1,95 2,0	2,4 1,65 1,9	2,1 1,5 1,9				
« 1,6 « 2,5	2,7 1,8 2,0	2,4 1,65 1,9	2,1 1,5 1,9				
« 2,5 « 4	2,55 1,8 2,0	2,25 1,65 1,9	2,0 1,5 1,9				
« 4,0 « 6,3	2,4 1,65 2,0	2,25 1.65 1,9	2,0 1,5 1.9				
« 6,3 « 10	2,4 1,65 2,0	2,25 1,65 1,9	2,0 1,5 1,9				
« 10 « 16	2,25 1,65 2,0	2,1 1,5 1,9	2,0 1,4 1,9				
« 16 « 25	2.1 1,5 1,9	2,1 1,5 1,9	2,0 1,4 1,9				
« 25 « 40	2,0 1,5 1,9	2,0 1,5 1.9	2,0 1,4 1,9				
« 40 « 63	2,0 1.4 1,9	2,0 1.4 1.9	2,0 1,4 1,9				
« 63 «100	2,0 1,4 1.9	2,0 1,4 1,9	2,0 1,4 1,9				
« 100 «160	2,0 1,4 1.9	2,0 1,4 1,9	2,0 1,4 1,9				

11. Моменты, характеризующие пуск двигателей исполнения Н

Примечание. Значения T_l - в 1,5 раза больше соответствующих значений для двигателей исполнения N_c но не должны быть менее 2.0. Значения T_u в 1,5 раза больше соответствующих значений для двигателей исполнения N_c но не должны быть менее 1,4. Значения T_b равны соответствующим значениям для двигателей исполнения N_c но не должны быть менее 1,9 или соответствующего значения T_b .

Пусковые моменты, выраженные в относительных (по отношению к номинальному моменту) единицах, должны соответствовать приведенным в табл. 11 значениям. При номинальном напряжении эти значения являются минимальными (без допуска). Возможны большие значения.

Пусковые моменты, выраженные в относительных (по отношению к номинальному моменту) единицах, должны соответствовать приведенным в табл. 11 значениям. При номинальном напряжении эти значения являются минимальными (без допуска). Возможны большие значения. Требования к пуску. Двигатели исполнения Н должны удовлетворять следующим требованиям к пуску:

а) должны допускать два последовательных пуска (с остановкой между пусками) из

холодного состояния или один пуск из нагретого состояния после работы при номинальных условиях.

Момент сопротивления нагрузки принимается постоянным, равным номинальному моменту и не зависящим от частоты врашения с внешней инерцией, составляющей 50% значений, приведенных в табл. 10.

б) повторный пуск допустим только при температуре двигателя перед пуском, не превышающей установившуюся температуру при номинальной нагрузке.

Требования к пуску двигателей исполнения HY такие же, как для исполнения H, но необходимо уменьшить момент сопротивления, так как при некоторых нагрузках пусковой момент при соединении в звезду может быть недостаточен для разгона двигателя до приемлемой частоты вращения.

ОБОЗНАЧЕНИЯ КОНСТРУКТИВНОГО ИСПОЛНЕНИЯ И СПОСОБА МОНТАЖА

онструктивным исполнением двигатеают расположение составных частей относительно элементов крепления иков и конца вала), а под способом - пространственное положение маместе установки.

тура условного обозначения консто исполнения и способа монтажа установлена ГОСТ 2479-79. Условновначение состоит из латинских International Mounting, по Публикальнений, не оговоренных в Публикальнений, не оговоренных в Публикальнений, не установленных ГОСТ следующих за ними четырех цифр. теристические цифры условно обо-

_{втруктивное} исполнение (одна циф-

Соб монтажа и направление конца Миифры: 2-я и 3-я);

мчество и исполнение концов валов ора - 4-я).

фшины на лапах с подшипниковыми то пристроенным редуктором;

шины на лапах с подшипниковыми ⇒ фланцем на полшипниковом щите (ах);

эшины без лап с подшипниковыми с фланцем на одном подшипнико-Хилищитах); с цокольным фланцем:

ашины без лап с подшипниковыми Фланцем на станине;

шины без подщипниковых щитов:

ишины на лапах с подщипниковыми с со стояковыми подшипниками;

шины на лапах со стояковыми подми (без подшипниковых шитов);

инаны с вертикальным валом, кроме упрот *IM*1 до *IM*4;

он жа.

обозначение способа монтажа начения от 0 до 7) и направления от 0 до 7) и направления от 0 до 9) в соответствии с ГОСТ 2479 для фупп электрических машин от 9 и отражает пространственное фрпуса и вала машины и констробенности крепления корпуса.

R пифра 0 в обозначении способа

монтажа группы *IM*1 (исполнение *IM*10) характеризует машину с двумя подшипниковыми шитами на лапах, цифра 1 (исполнение *IM*11) -то же на приподнятых лапах и т.д. У машин на приподнятых лапах высота оси врашения может быть равна нулю или иметь отрицательное значение, т. е. плоскость лап может находиться на уровне осевой линии или выше ее.

При наличии пристроенного редуктора его выходной вал может быть параллельным (исполнение IM16) или перпендикулярным (исполнение IM17) оси вала машины, что также отражается второй дифрой обозначения.

Двигатели на лапах и с фланцем (первая пифра 2 - исполнение *IM*2) имеют два типа фланцев: фланец большого диаметра, доступный с обратной стороны, с крепящими отверстиями без резьбы (вторая цифра 0 - исполнение *IM*20,) и фланец малого диаметра, недоступный с обратной стороны, с крепящими отверстиями с резьбой (вторая цифра 1 - исполнение *IM*21).

Цифра 8 в обозначении направления конца вала означает, что машина может работать при любом направлении конца вала; цифра 9 указывает на направление конца вала, не определенного цифрами от 0 до 8. Направление конца вала в этом случае указывают в технической документации.

Установлены следующие условные обозначения *исполнений концов вала* электрических машин (4-я цифра):

- 0 без конца вала;
- 1 с одним цилиндрическим концом вала;
- 2 с двумя цилиндрическими концами вала;
- 3 с одним коническим концом вала;
- 4 с двумя коническими концами вала;
- 5 с одним фланцевым концом вала:
- 6 с двумя фланцевыми концами вала;
- 7 с фланцевым концом вала на стороне D (стороне привода) и цилиндрическим концом вала на стороне N (противоположной стороне D):
 - 9 прочие исполнения концов вала.

Под концом вала понимают часть вала, выступающую за внешний подшипник.

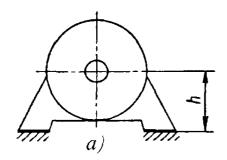
Пример обозначения: IM1081 - машина на лапах с двумя подшипниковыми щитами с одним пилиндрическим концом вала, может работать при любом направлении конца вала

ВЫСОТЫ ОСИ ВРАЩЕНИЯ

Номинальная высота оси вращения. За высоту оси вращения машины h принимают расстояние от оси вращения до опорной плоскости машины (рис. 10, a, δ).

Толщина регулировочных прокладок,

применяемых при установке машины, в высоту оси врашения не входит. Дистанционные прокладки учитывают в высоте оси вращения, если они входят в состав машины.



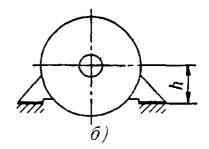
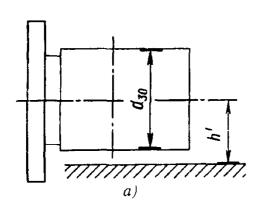


Рис. 10



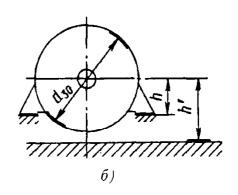


Рис. 11

Номинальные значения и предельные отклонения высоты оси вращения электрических вращающихся машин и непосредственно соединяемых с ними неэлектрических регламентированы ГОСТ 13267-73. Номинальные высоты оси вращения следует выбирать из рядов предпочтительных чисел R5, R10, R20 по ГОСТ 8032-84 и согласовывать с указанными в ГОСТ 13267-73. Допускается использование нулевой высоты оси вращения. При выборе высот оси вращения следует предпочитать ряд R5 ряду R10, ряд R10 ряду R20.

Для машин фланцевой формы исполнения, встраиваемых машин и машин других специальных видов крепления (на приподнятых лапах или без лап) устанавливают условную высоту оси вращения h' - расстояние от оси вращения до условной опорной плоскости машины (рис. 11, a, δ).

Для мащин фланцевого исполнения без лап (группы *IM*3 и *IM*4 по ГОСТ 2479), пред-

ставляющих собой конструктивные модификации основного исполнения машин с лапами (группы *IM*2, исполнений *IM*10 и *IM*12), условной высотой оси вращения является высота оси вращения основного исполнения.

Для машин фланцевого исполнения без лап (группы IM3 и IM4 по ГОСТ 2479). встраиваемых машин, мащин других специальных видов крепления без лап, а также машин с приподнятыми лапами (исполнений IM11 и IM13), не являющихся конструктивными модификациями машин основного исполнения с лапами, h принимают равной (0,51... 0,54) d_{30} где d_{30} - диаметр наибольшей окружности, в кото рую вписывается корпус мащины.

Вычисленную условную высоту оси вра шения округляют до ближайшего меньшего значения номинальной высоты оси врашения.

Предельные отклонения. Отклонения от номинальной высоты оси вращения электри ческих машин не должны превышать указан ных в табл. 12.

12.	Предельные	отклонения	оси	вращения.	MM
14.	тредельные	OILDIOMENT			

Номинальная высота оси	Предельные отклонения для точности исполнения				
вращения	нормальная и повышен- ная	высокая			
До 50	-0,4	-0,2			
Св. 50 » 71	-0,5	-0,3			
» 71 » 250	-0,5	-			
» 250 » 630	-1,0	-			
» 630 »1000	-1,5	-			
» 1000	-2,0	-			

Примечание. Приведенные предельные отклонения относят также к неэлектрическим машинам (кроме неэлектрических двигателей), редукторам и механизмам гребных валов судов.

Отклонения от параллельности оси вращения. Допуск параллельности оси вращения вала относительно опорной плоскости машины, имеющей выступающий конец вала, не должен превышать следующих значений на 100 мм длины вала: 0,15; 0,07; 0,05 мм для исполнения норматьной, повышенной и высокой точности соответственно.

При этом значение отклонения от параллельности, пересчитанное на полную длину вала машины, не должно превышать абсолютных значений предельных отклонений, указанных в табл. 12.

Требования параллельности оси врашения не распространяются на машины фланцевой формы исполнения групп *IM*3 и *IM*4 по ГОСТ 2479.

Высоту оси вращения вала относительно опорной плоскости машины измеряют от середины длины выступающего конца вала.

Отклонение от параллельности оси врашения вала относительно опорной плоскости машины измеряют как разность расстояний от опорной плоскости до образующей вала, измеренных индикатором в двух точках выступающего конца вала и отнесенных к 100 мм длины вала.

Если машина имеет конический конец вада, измерения проводят с помощью кольца, имеющего наружную цилиндрическую поверхность.

Основные правила соединения машин. Соединение машин, устанавливаемых на общем основании. Должно выполняться с учетом следующего:

- разность высот оси врашения соединяемых машин следует устранять регулировочными прокладками;
- при соединении нескольких машин раньше следует устанавливать машины, имеющие плюсовый допуск высоты оси врашения.

УСТАНОВОЧНЫЕ И ПРИСОЕДИНИТЕЛЬНЫЕ РАЗМЕРЫ. ДОПУСКИ

УСТАНОВОЧНЫЕ И ПРИСОЕДИНИТЕЛЬНЫЕ РАЗМЕРЫ

Элементы конструкций, размеры мест крепления, установки и присоединения электрических машин установлены ГОСТ 18709-73 (от 56 до 400-го габарита). ГОСТ 12126-86 (до 71-габарита) и ГОСТ 20839-75 (от 450 до 1000-го габарита).

В соответствии с ГОСТ 4541-70 для обозначения установочно-присоелинительных и

габаритных размеров электрических машин и концов валов следует применять строчные буквы латинского и греческого алфавитов с подстрочными индексами.

Выступающие концы валов электрических машин должны изготовлять следующих исполнений:

- цилиндрические со шпонкой;
- цилиндрические без шпонки с резьбовым концом;
- цилиндрические со шпонкой с резьбовым конном,

- конические без шпонки с резьбовым концом:
- конические со щпонкой с резьбовым концом;
- конические со шпонкой и внутренней резьбой.

В технически обоснованных случаях допускается применение цилиндрических концов валов со шлицами.

Допускается изготовлять электрические машины с двумя выступающими концами валов, при этом привязка размеров для второго конца вала не регламентирована.

Допускается вместо круглых отверстий d_{10} применять продолговатые отверстия с длиной по ГОСТ 16030 и шириной, равной B_{10} (см. табл. 3).

Отверстия d_{22} должны быть равномерно расположены по окружности (см. табл. 4). В технически обоснованных случаях количество отверстий может быть увеличено с 4 до 8 и с 8 до 16.

Размеры фасок и радиусы скруглений для $d_{25} \le 130$ мм - по ГОСТ 12126, для $d_{25} > 130$ мм - по ГОСТ 10948.

Допускается по согласованию с потребителем в технических условиях на машины

конкретных типов устанавливать размеры l_{31} , l_{39} , d_{10} и число отверстий в лапах отличными от указанных в ГОСТ 18709.

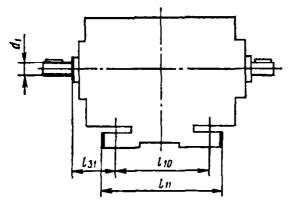
Шпоночные канавки, резьбовые концы, фаски, радиусы скругления и другие размеры и допускаемые отклонения концов валов - по ГОСТ 12080-66 и 12081-72.

ДОПУСКИ

Допускаемые отклонения номинальных размеров, допускаемые отклонения формы и расположения установочно-присоединительных поверхностей, а также методы контроля этих величин - по ГОСТ 8592-79 и ГОСТ 12081-72.

Допуски на установочные и присоединительные размеры электрических машин групп *IM*1- *IM*6 по ГОСТ 2479 установлены ГОСТ 8592-79 для трех исполнений машин по точности: нормальной, повышенной и высокой.

Если в стандарте или технических условиях на конкретные виды машин не указано исполнение по точности, то машины изготовляют нормальной точности.



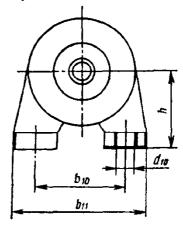


Рис. 12

13. Допуски плоскостности, мм

Наибольший размер опорной поверхности	Допуски для исполнения машин по точности					
b_{11}, l_{11}	нормальная	повышенная	высокая			
До 100	0,10	0,05	0,03			
Св. 100 » 250	0,15	0,07	0.04			
» 250 » 500	0,20	0,10	0,06			
» 500 » 750	0,25	0.12	-			
» 750 » 1000	0.30	0,15	-			

Предельные отклонения от номинального размера высоты вращения h и h, а также допуск параллельности оси вращения вала относительно опорной плоскости машины, имеющей выступающий конец вала, - по ГОСТ 13267 (см. выше).

Допуск плоскостности опорной поверхности машин (рис. 12) должен соответствовать указанному в табл. 13

Для машин с наибольшим размером b_{11} , l_{11} более 1000 мм рекомендуется устанавливать допуски для исполнения: нормальной точности - 0,03/100, повышенной точности - 0,02/100 мм/мм.

Допуски на отверстия и их расположение в лапах. Предельные отклонения отверстий d_{10} (рис. 14) по H14 (для 3-го ряда отверстий по ГОСТ 11284)

Смешения осей отверстий d_{10} от номинального расположения, определяемого размерами $b_{10}/2$ и l_{10} , не должны превышать 0,3z (допуск зависимый), где z - диаметральный зазор, определяемый как разность между номинальным диаметром отверстия d_{10} и крепежной детали. База - ось выступающего конца вала.

Предельные отклонения размера l_{31} (рис. 12), в зависимости от номинального размера высоты оси вращения h, не должны превыщать значений, указанных в табл. 14.

Допуски на выступающий конец вала. Предельные отклонения размеров цилиндрических и конических (с конусностью 1:10) концов валов - по ГОСТ 12080-66 и ГОСТ 12081-72 соответственно.

Поле допуска диаметра d_1 выступающего конца вала при:

 $7 \le d_1 \le 28 \text{ mm} - \text{j6};$

 $32 \le d_1 \le 48 \text{ MM} - \text{k6};$

 $55 \le d_1 \le 110 \text{ MM} - \text{m6}.$

14. Предельные отклонения размера l_{31} , мм

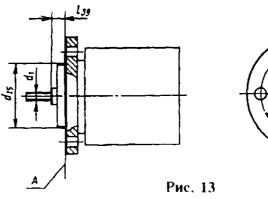
Высота оси врашения	Предельные отклонения размера <i>I</i> ₃₁
До 50	±1,0
CB. 50 » 90	±1,5
» 90 » 132	±2,0
» 132 » 200	±3,0
» 200 » 1000	±4,0

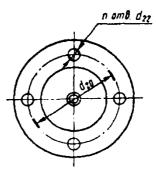
Допуск радиального биения выступающих концов валов относительно оси врашения не должен превыщать значений, указанных в табл. 15.

15. Допуск радиального биения концов валов, мм

Номинальный	Допуск радиального биения для точности исполнения					
диаметр	нормальная	повышенная	высокая			
До 3	0,020	0.010	0,005			
Св. 3 » 6	0,025	0,012	0,006			
» 6 » 10	0,030	0,015	0,008			
» 10 » 18	0,035	0,018	0,010			
» 18 » 30	0,040	0,021	0,012			
» 30 » 50	0,050	0,025	0,012			
» 50 » 80	0,060	0,030	-			
» 80 » 120	0,070	0,035	-			
» 120 » 220	0,100	0.050				

Допуски на сопрягаемые размеры крепительного фланца. Поля допусков и предельные отклонения диаметров d_{25} и d_{26} (рис. 13 и 14) должны соответствовать указанным в табл. 16.





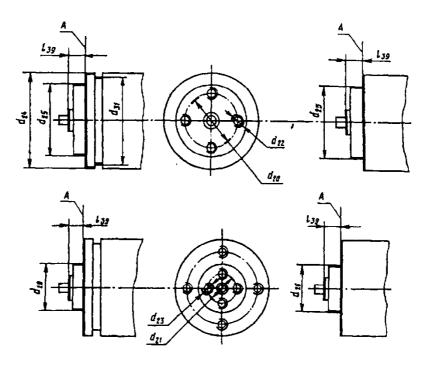


Рис. 14

16. Предельные отклонения диаметров d_{24} , d_{25} и d_{26} , мм

Номинальный диаметр	Поле допуска	Предельные	отклонения
d_{24}, d_{25} и d_{26}		верхнее	нижнее
Св. 3 до 6		0	-0,008
» 6 » 10		0	-0,009
» 10 » 18	h6	0	-0,011
» 18 » 30		0	-0,013
» 30 » 40		0	-0,016
» 40 » 50		+0,011	-0,005
» 50 » 80		+0,012	-0,007
» 80 » 120	j6	+0.013	-0,009
» 120 » 180		+0,014	-0,011
» 180 » 250		+0,016	-0,013
» 250 » 315		+0,016	-0,016
» 315 » 400		+0,018	-0,018
» 400 » 500		+0,020	-0,020
» 500 » 630		+0,022	-0,022
» 630 » 800	js6	+0,025	-0,025
» 800 » 1000	,	+0,028	-0,028

Поле допуска диаметров d_{25} и d_{26} до 40 мм для машин исполнения высокой точности - h5, для машин бытового назначения - h9.

Поле допуска диаметра d_{24} при использовании его в качестве центрирующей заточки - по табл. 16, диаметра d_{31} при использовании его в качестве установочного размера - h11.

Предельные отклонения размера l_{39} в зависимости от условной высоты оси вращения h' не должны превышать значений, указанных в табл. 17.

Для машин, у которых l_{39} =0, несовпадение плоскостей опорного торца крепительного фланца и заплечика выступающего конца вала не должно превыщать предельного отклонения, указанного в табл. 17.

Допуск радиального биения заточек крепи-

тельного фланца d_{25} и d_{26} , диаметра d_{24} при использовании его в качестве центрирующей заточки, а также опорных торцов крепительных фланцев в плоскости A относительно оси вращения вала не должен превыщать значений, указанных в табл. 18.

17. Предельные отклонения размера I_{39} , мм

Условная высота оси вращения <i>h</i> '	Предельные отклонения размера <i>I</i> ₃₉
До 50 Св. 50 » 90	±1,0 ±1,5
 90 » 132 132 » 200 200 » 400 	±2.0 ±3.0 ±4.0

Номинальный диаметр $d_{24},\ d_{25}$ и d_{26} мм	Допуск радиального и торцового биений для точности изготовления					
	нормальная	повышенная	высокая			
До 20	0,060	0,030	0,020			
Св. 20 до 95	0,080	0.040	0,025			
» 95 » 230	0.100	0,050	0,030			
» 230 » 450	0.125	0.063	-			
» 450 » 680	0.160	0.080	-			
» 680 » ·1000	0.200	0.100	-			

18. Допуски биений заточек крепительного фланца, мм

Допуски иа отверстия и их расположение на крепительном фланце. Для машин с диаметром d_{22} (рис. 13) под крепежные детали свыше 4 мм - поле допуска H14 (для 3-го ряда отверстий по ГОСТ 11284-75).

Смещение осей отверстий d_{22} и d_{23} от номинального расположения не должно превышать 0.25z (допуск зависимый). База - центрирующая заточки соответствующего диаметра d_{24} , d_{25} и d_{26} .

При резьбовых отверстиях d_{22} и d_{23} величину z определяют по диаметрам отверстий в сопрягаемых деталях. Диаметры отверстий - по 3-му ряду ГОСТ 11284-75, их поля допусков - по H14.

Поля допусков резьбовых отверстий d_{22} и d_{23} - 7H, для машин исполнения высокой точности, а также для резьбы с шагом до 0,8 мм - 6H по ГОСТ 16093-81.

СТЕПЕНИ ЗАЩИТЫ

Степени защиты, обеспечиваемые оболочками врашающихся электрических машин, их классификация, обозначения и методы испытаний установлены ГОСТ 14254, ГОСТ 14255, ГОСТ 17494.

Оболочка - часть конструкции, обеспечивающая защиту оборудования от некоторых внешних воздействий, и защиту по всем направлениям от прямых контактов.

Ствень защиты - способ защиты, обеспечиваемый оболочкой от доступа к опасным частям, попадания внещних твердых предметов и (или) воды и проверяемый стандартными методами испытаний.

Система кодификации, применяемая для обозначения степеней защиты, обеспечиваемых оболочкой двигателей, от доступа к опасным частям, попадания внещних твердых предметов, воды, а также для предоставления дополнительной информации, связанной с такой защитой, установлена ГОСТ 14254-96.

Основное обозначение способа зашиты должно состоять из латинских букв *IP* (International Protection) и следующих за ними двух характеристических цифр.

Первая цифра обозначает степень защиты, обеспечиваемую оболочкой, от проникновения инородных твердых тел - это относится к защите персонала от прикосновения к токоведущим и движущимся частям и к защите машины.

Вторая цифра означает обеспечиваемую

оболочкой степень зашиты от вредных воздействий проникающей воды. Если требуется обозначить степень защиты одной характеристической цифрой, то опущенную цифру заменяют буквой *X*: *IPX*5; *IP2X*.

Помимо основного обозначения из четырех позиций при необходимости применяют дополнительную букву (A, B, C, D)и вспомогательную букву (H, M, S, W).

Дополнительные буквы имеют следующее значение для защиты людей от доступа к опасным частям:

- А тыльной стороной руки:
- B пальцем;
- C инструментом;
- D проволокой.

Вспомогательные буквы дают информацию, относящуюся к:

- H высоковольтным аппаратам;
- M состоянию движения во время испытаний защиты от воды;
- S состоянию неподвижности во время испытаний защиты от воды.

W (следует сразу после букв IP) - защишенности машины от климатических воздействий. Вследствие принятых конструктивных мер проникновение дождя, снега и частиц, находящихся в воздухе, уменьщается до та кой степени, что это не мещает нормальной работе мациины

Отсутствие дополнительных букв означает, что изделие соответствует данной степени защиты во всех нормальных условиях работы.

Степени защиты, обозначаемые первой характеристической цифрой:

- 0 нет специальной защиты;
- 1 должно быть исключено случайное прикосновение (или приближение) к токоведущим (или движущимся) частям внутри оболочки частью тела, например, рукой, но не предусмотрена защита от умышленного прикосновения. Должно быть исключено проникновение твердых тел диаметром более 50 мм;
- 2 должно быть исключено приближение (или прикосновение) пальцами или предметами длиной не более 80 мм к токоведущим (или движущимся) частям внутри оболочки. Должно быть исключено проникновение твердых тел диаметром более 12 мм;
- 3 должно быть исключено приближение (или прикосновение) к токоведущим (или движущимся) частям внутри оболочки инструментом или проволокой диаметром более 2,5 мм. Должно быть исключено проникновение твердых тел диаметром более 2,5 мм;
- 4 должно быть исключено приближение (или прикосновение) к токоведущим (или движущимся) частям внутри оболочки проволокой или полоской толщиной более 1: мм. Должно быть исключено проникновение твердых тел диаметром более 1 мм;
- 5 проникновение пыли полностью не устраняется. Однако пыль не может проникать в количестве, достаточном для нарушения работы машины;

6 - проникновение пыли предотвращено полностью.

Степени защиты, обозначаемые второй характеристической цифрой:

- 0 нет специальной защиты;
- **1** вертикально падающие капли не должны оказывать вредного действия;
- 2 вертикально падающие капли не должны оказывать вредного действия, если машина находится под любым углом до 15° от нормального положения:
- 3 капли дождя, падающие под углом до 60° к вертикали, не должны оказывать вредного действия;
- **4** вода, разбрызгиваемая на мащину с любого направления, не должна оказывать вредного действия;
- 5 струя воды, направленная из щланга с наконечником на машину с любого направления, не должна оказывать вредного действия;
- **6** внутрь машины, подвергающейся воздействиям морских волн или мощных водяных струй, не должна проникать вода в количестве, оказывающем вредное действие;
- 7 внутрь машины, погруженной в воду на определенную глубину и на непродолжительное время, не должна проникать вода в количестве, влияющем на ее работоспособность;
- 8 машина пригодна для продолжительного погружения в воду при условиях, определяемых изготовителем.

Степени защиты электрических машин должны соответствовать указанным в табл. 19.

	- ·	_					
10	VOROBILIA	Λίαλοποιμομισ	ОТОПОПОТ	29HHUTLI	эпоитп	NUOPPUUV	Maiiihh
17.	JUJUBHBIC	обозначения	CICHEREN	Jameni Di	OMODIA	MITCHEL	(ATCRITTALIA)

Степень защиты,	ы, Степень защиты, характеризуемая второй цифрой								
характеризуемая первой цифрой	0	1	2	3	4	5	6	7	8
0	<i>IP</i> 00	<i>IP</i> 01	-	_	_	_	-		-
. 1	<i>IP</i> 10	<i>IP</i> 11	<i>IP</i> 12*	<i>IP</i> 13	_	-	-		-
2	<i>IP</i> 20	<i>IP</i> 21*	<i>IP</i> 22*	<i>IP</i> 23*	_	-	-		-
3	-	-	_	-	_	-	_	-	-
4	-	_	IP42	<i>IP</i> 43	<i>IP</i> 44*	_	-		-
5	-	_	-	-	IP54*	<i>IP</i> 55*	<i>IP</i> 56	-	_

* Рекомендованы МЭК 34-5-81.

Пример обозначения степени зашиты двигателя: *IP23CS*.

- 2 защищает людей от доступа к опасным частям пальцами рук; защищает оборудование внутри оболочки от попадания внешних твердых предметов диаметром, равным или большим 12,5 мм;
- 3 защищает оборудование внутри оболочки от вредного воздействия воды в виде дождя;
- C защищает людей от доступа к опасным частям, если они держат в руках инструмент диаметром, равным либо большим 2,5 мм, и длиной, не превышающей 100 мм (инструмент может проникать на всю свою длину в оболочку);
- S двигатель подвергнут испытанию на соответствие защите от вредных воздействий вследствие попадания воды, когда все части оборудования находятся в состоянии неподвижности.

СПОСОБЫ ОХЛАЖДЕНИЯ, КЛАССЫ НАГРЕВОСТОЙКОСТИ ИЗОЛЯЦИИ

Способы охлаждения. Условные обозначения способов охлаждения вращающихся электрических машин установлены ГОСТ 20459-87. Обозначение способов охлаждения машин должно состоять из латинских букв *IC* (International Cooling) и группы знаков из одной буквы и двух цифр.

Охлаждение - процесс, посредством которого тепло, возникающее в результате потерь в машине, передается первичному хладагенту, увеличивая его температуру. Нагретый первичный хладагент может быть заменен новым хладагентом с более низкой температурой (одноконтурное охлаждение) или охлажден вторичным хладагентом в каком-либо охладителе (двухконтурное охлаждение).

Каждую цепь охлаждения обозначают одной буквой и двумя характеристическими цифрами.

Вид хладагента обозначают прописной буквой (табл. 20).

Вид хладагента	Наименование хл _{ад} агента	Условное обозначение хладагента
Газ	Воздух	A
	Водород	H
	Азот	N
	Двуокись углерода	С
	Фреон	Fr
Жидкость	Вода	W
	Масло	U
	l e	

20. Условное обозначение хладагента

Устройство цепи для циркуляции хладагента обозначают первой характеристической цифрой (от 0 до 9), например:

Керосин

- 0 свободная циркуляция (хладагент свободно попадает в машину из окружающей среды и свободно возвращается в эту среду);
- 1 вентиляция при помощи входной трубы или входного канала (хладагент попадает в машину не из окружающей среды, а из другого источника через входную трубу или канал и затем свободно возвращается в окружающую среду):
- 4 охлаждение внещней поверхности машины с использованием окружающей среды (первичный хладагент циркулирует в замкнутой непи и отдает свое тепло вторичному хла-

дагенту, которым является окружающая машину среда. Для повышения коэффициента теплопередачи поверхность может быть ребристой).

Способ перемещения хладагента обозначают второй характеристической цифрой (от 0 до 9), например:

- 0 свободная конвекция (движение хладагента осуществляется за счет разницы температур, вентилирующее действие ротора незначительно);
- 1 самовентиляция (движение хладагента осуществляется либо вследствие вентилирующего действия ротора, либо при помощи специального устройства, смонтированного на валу ротора мащины).

Если мащина имеет две и более цепи охлаждения, то в обозначении следует указывать характеристики всех цепей охлаждения, начиная с характеристики цепи с вторичным хладагентом (с более низкой температурой).

Если во всех цепях охлаждения машины хладагентом является воздух, то допускается пропуск буквы, обозначающей вид хладагента.

Полное обозначение способов охлаждения электрических машин должно содержать буквы IC и группу знаков из одной (двух) буквы и двух цифр для характеристики каждой цепи охлаждения.

Упрощенное обозначение распространяется на небольшое число наиболее применяемых типов вращающихся машин, охлаждаемых воздухом. В упрощенной системе способ охлаждения обозначают буквами *IC* с двумя характеристическими цифрами. Первая цифра обозначает устройство системы охлаждения, вторая - способ подвода энергии для циркуляции хладагента. Если подача энергии, необходимой для циркуляции хладагента, соответствует второй характеристической цифре 1 (самовентилирующее устройство, устанавливаемое на валу), то можно проставлять только первую характеристическую цифру.

Примеры обозначений способов охлаждения:

ICA01 - защищенная машина с самовентиляцией: вентилятор расположен на валу машины. Упрощенное обозначение - IC01 или IC0 (опущены обозначение хладагента - воздуха (A) и для случая самовентиляции - вторая характеристическая цифра (1));

ICA0141 - закрытая машина с ребристой или гладкой станиной, обдуваемая наружным вентилятором, расположенным на валу машины;

IC0041 - закрытая машина с естественным воздушным охлаждением без наружного вентилятора, тепло передается наружной среде через корпус. Цепь с вторичным хладагентом

- 00 (свободная циркуляция, свободная конвекция); цепь с первичным хладагентом - 41 (охлаждение внешней поверхности с использованием окружающей среды, самовентиляция внутри корпуса).

Классификация электроизоляции по нагревостойкости. Классы нагревостойкости. Поскольку для электротехнических изделий до-

минирующим фактором старения электроизоляционных материалов и систем изоляции является температура, то для оценки стойкости электрической изоляции к воздействию температуры приняты классы нагревостойкости.

Классы нагревостойкости и соответствующие им температуры приведены в табл. 21.

21. Класс	ы нагревостойкости	электротехнических	изделий
-----------	--------------------	--------------------	---------

Обозначение класса нагревостойкости	Y	A	E	В	F	H	200	220	250
Температура, °С	90	105	120	130	155	180	200	220	250

Класс нагревостойкости электротехнического изделия отражает максимальную рабочую температуру, свойственную данному изделию при номинальной нагрузке и других условиях.

Изоляция под действием данной максимальной температуры должна иметь нагревостойкость не менее температуры, соответствующей классу нагревостойкости электротехнического изделия.

Приведенные температуры являются фактической температурой изоляции, но не превыщением температуры электротехнического изделия. В стандартах на электротехнические

изделия обычно нормируют величину превышения температуры, а не фактическую температуру. При разработке стандартов, устанавливая методы измерения и допустимое превышение температуры, следует учитывать такие факторы, как конструкция, температурная проводимость и толщина изоляции, доступность изолированных частей, метод вентиляции, характеристики нагрузки и т. д.

Основанием для установления рациональных температурных пределов изоляции является только опыт или соответствующие испытания (см. ГОСТ 8865-93).

допустимые уровни шума

В соответствии с ГОСТ 11929-87 при определении уровня шума применяют следующие термины.

Уровень шума - общее понятие для величин: уровень звукового давления, уровень звуковой мощности, корректированный уровень звуковой мощности.

Показатель направленности - разность между уровнем звукового давления в полосах частот (или уровнем звука) в точке на измерительной поверхности в заданном направлении от источника и средним уровнем звукового давления в полосах частот (или средним уровнем звука) в этой же точке при равномерном излучении во всех направлениях источника той же звуковой мощности.

Измерительная поверхность - условная поверхность, на которой располагают измерительные точки.

Тональный шум - шум, в спектре которого имеются слышимые дискретные тона. Шум считается тональным, если на частотах свыше 300 Гц уровень звукового давления в одной третьоктавной полосе превышает уровни звукового давления в соседних полосах частот не менее чем на 10 дБ.

Свободное звуковое поле - звуковое поле в однородной изотропной среде, в котором влияние ограничивающих поверхностей ничтожно мало.

Звукоотражающая плоскость - горизонтальная плоскость (пол или часть пола), ограничивающая снизу пространство, заключенное в измерительную поверхность, и имеющая коэффициент звукопоглощения не более 0,06.

ГОСТ 12.2.007.0-75 устанавливает общие требования безопасности, предотвращающие или уменьшающие до допустимого уровня воздействие на человека: шума и ультразвука; вибрации.

Шумовые характеристики *шест нахождения людей*, а также методы их измерения установлены ГОСТ 23941-79.

Перечень шумовых характеристик источни-ков шума:

- корректированный уровень звуковой мощности L_{PA} , дБ (A);
- уровень звуковой мощности в полосах частот L_P , дБ;
- уровень звука в контрольных точках L_A , дБ (A);
- уровень звукового давления в полосах частот в контрольных точках L_i , дБ;
- максимальный показатель направленности излучения шума в октавных полосах частот G_{\max} , д \mathbf{E} :
- максимальный показатель направленности излучения щума $G_{A \max}$, дБ (A).

Акустические величины (или допустимые уровни шума) могут быть выражены в виде звуковой мощности либо в виде звукового давления. Использование уровня звуковой мощности, которая может быть регламентирована независимо от площади измерительной поверхности и окружающих условий, позволяет избежать осложнений, связанных с измерением звукового давления, которое требует определения дополнительных данных. Уровни звуковой мощности определяют измерением излучаемой энергии и дают преимущества при проведении акустического анализа в оценке конструкции.

В соответствии с ГОСТ 23941-79 установлены методы определения шумовых характеристик источников шума: точные (в реверберационной камере, в заглушенной камере - со звукоотражающим или звукопоглощающим полом), технические (в реверберационном помещении, в свободном звуковом поле над звукоотражающей плоскостью) и ориентировочный.

Перечень шумовых характеристик мест нахождения людей:

- уровень звука L_A , дБ (A);
- уровень звукового давления в октавных полосах частот L_i , дБ;
- эквивалентные уровни звука $L_{\alpha_{9KB}}$, дБ (A), для непостоянных шумов;
- уровни звука L_{4I} , дБ (A), для импульсных шумов.

Установлены методы определения шумовых характеристик мест нахождения людей: предварительный и контрольный.

Предварительный метод применяют для приближенной оценки шума. Для постоянного шума определяют уровень звука и характер спектра шума. Для непостоянных шумов определяют максимальные и минимальные значения уровня звука.

Контрольный метод применяют для сравнения шума с нормами. Для постоянного шума определяют уровни звукового давления в октавных полосах частот L_i , д δ , и уровни звука L_A , д δ (A).

Для непостоянного шума определяют эквивалентный уровень звука $L_{\text{дэкв}}$, дБ (A). Для импульсного шума определяют L_{AL} , дБ (A).

Уровень звука, дБ (A), измеряют шумомером при включении характеристики А и при отсутствии полосовых фильтров или вычисляют суммированием уровней звукового давления во всех частотных полосах.

Уровень шума обусловлен основными параметрами асинхронного двигателя. Аэродинамический шум зависит главным образом от окружной скорости лопаток вентилятора, то есть от частоты вращения и диаметра вентилятора. Размеры вентилятора назначают исходя из потерь, определяемых индукцией и линейной токовой нагрузкой.

Магнитный шум зависит от индукции и линейной токовой нагрузки, обусловливающих магнитные силы, и от геометрических размеров (диаметра и высоты спинки статора), характеризующих жесткость статора.

Подшинниковый шум зависит от размеров подшипника, которые выбирают по массе ротора, частоте вращения, индукции в воздушном зазоре.

Методы определения шумовых характеристик вращающихся электрических машин мошностью свыше 10 Вт установлены ГОСТ 11929-87. В соответствии с этим стандартом определяют следующие шумовые характеристики:

- а) уровень звуковой мощности в октавных полосах частот L_P ;
- б) корректированный уровень звуковой мощности L_{PA} :
- в) средний уровень звука на расстоянии 1 м от наружного контура машины над звукоотражающей плоскостью $\overline{L}_{d1.4}$;
- г) средний уровень звукового давления на расстоянии 1 м от наружного контура машины над звукоотражающей плоскостью в октавных полосах частот \overline{L}_{d1} :
 - д) показатель направленности G.

Характеристики по п. а и г определяют в октавных полосах со среднегеометрическими частотами от 63 до 8000 Гц (т. е. в диапазоне частот 45-11200 Гц).

При приемо-сдаточных испытаниях определяют характеристику по п в или б (последнюю в случае указания в ТУ на машину конкретного типа).

При периодических и квалификационных испытаниях определяют характеристики по пп. а и в. Допускается вместо характеристики по п. а определять характеристику по п. г.

При приемочных и типовых испытаниях, помимо характеристик по п. а и в определяют характеристику по п. д (если в ТУ на машины конкретного типа есть указание о направлении, в котором определяют показатель направленности). Кроме того, проверяют наличие тонального шума, если

$$L_{PA} \ge 93 \, {
m д B} \, \, {
m (A)} \, \, {
m unh} \, \, \, \overline{L}_{d1A} \ge 80 \, {
m g B} \, \, {
m (A)}.$$

Для измерений применяют аппаратуру по ГОСТ 23941. Шумовые характеристики машин в соответствии с ГОСТ 23941 определяют одним из следующих методов: *точным* по ГОСТ 12.1.024-81 (в реверберационной каме-

ре, в заглушенной камере - со звукоотражаюшим или звукопоглошающим полом), техническим (в реверберационном помещении по ГОСТ 12.1.027-80, в свободном звуковом поле над звукоотражающей плоскостью) и ориентировочным (на открытой площадке над звукоотражающей плоскостью, в помещениях объемом более 70 м³).

Для воздушного шума, излучаемого врашающимися электрическими машинами нормального исполнения в зависимости от их мощности и частоты врашения установлены в соответствии с ГОСТ 16372-93 максимально допустимые уровни $L_{\rm w}$ звуковой мощности корректированные по характеристике $A_{\rm c}$ в децибелах, дB (A), а также методы измерения и условия проведения испытаний.

Так как в основу стандарта положены уровни шума машин передовых фирм, то он отражает в определенном смысле достигнутый конструктивно-технологический уровень, а не требования к шуму с точки зрения охраны и гигиены труда.

22. Максимально допустимый уровень L_w звуковой мощности, корректированный по характеристике A

	Урс	овень з	•				4), при степен		•		, об/мі	1H,
Диапазон номинальной	До	960	1	960 1320	t .	1320 1900		1900 2360		2360 3150	Св. 3 до 3	
мощности, кВт	1	2	1	2	1	2	1	2	1	2	1	2
От 1 до 1,1	73	73	76	76	77	78	79	81	81	84	82	88
Св. 1,1 » 2,2	74	74	78	78	81	82	83	85	85	88	86	91
» 2,2 » 5,5	77	78	81	82	85	86	86	90	89	93	93	95
» 5,5 » 11	81	82	85	85	88	90	90	93	93	97	97	9 8
» 11 » 22	84	86	88	88	91	94	93	97	96	100	97	100
» 22 » 37	87	90	91	91	94	98	96	100	9 9	102	101	102
» 37 » 55	90	93	94	94	97	100	98	102	101	104	103	104
» 55 » 110	93	96	97	98	100	103	101	104	103	106	105	106
» 110 » 220	97	99	100	102	103	106	103	107	105	109	107	110
» 220 » 550	99	102	103	105	106	108	106	109	107	111	110	113
» 550 » 1100	101	105	106	108	108	111	108	111	109	112	111	116
» 1100 » 2200	103	107	108	110	109	113	109	113	110	113	112	118
» 2200 » 5500	105	109	110	112	110	115	111	115	112	115	114	120

Примечания:

Условие 1: способ охлаждения IC01, IC11, IC21 по ГОСТ 20459; степень зашиты IP22 или IP23 по ГОСТ 17494.

Условие 2: способ охлаждения *IC*411. *IC*511, *IC*611 по ГОСТ 20459; степень зашиты *IP*44-*IP*55 по ГОСТ 17494.

Допустимые значения уровня шума, указанные в табл. 22, учитывают существующую разницу между машинами с различными системами охлажления и типами оболочек. Из-

мерения уровня звука и расчет уровня звуковой мощности, излучаемой машиной, должны проводиться *техническим методом* в свободном звуковом поле над звукоотражающей

плоскостью по ГОСТ 11929.

Машина считается удовлетворяющей требованиям стандарта, если при испытаниях уровень шума, выраженный в виде звуковой мошности, не превышает значений, приведенных в табл. 22 и базирующихся на результатах измерений, произведенных на холостом ходу машины.

В большинстве случаев увеличение уровня шума нагруженной машины по сравнению с уровнем шума машины, работающей на холостом ходу, не должно, очевидно, превышать 3 дБ (A).

В зависимости от требований к уровню шума электрические машины делят на *классы*: 1, 2, 3, 4.

Электрические машины нормального исполнения без специальных электрических, механических и акустических доработок, направленных на снижение уровня шума, должны иметь допустимые значения уровней шума, не превышающие значений класса 1, приведенных в табл. 22.

Допустимые значения уровней шума машин *классов 2* и *3* должны быть ниже допустимых уровней шума машин класса 1 соответственно на 5 и 10 дБ (А).

Допустимые значения уровней шума машин класса 4 устанавливают по согласованию между изготовителем и заказчиком и должны быть ниже допустимых значений уровня шума машин класса 1 не менее чем на 15 дБ (A).

Асинхронные двигатели общепромышленного применения должны удовлетворять требованиям класса 2 или 3.

Допускается в качестве нормируемой характеристики уровня шума в технические условия и другую нормативно-техническую документацию на машины конкретных типов вносить соответствующее допустимое значение среднего уровня звука \overline{L}_p , дБ (A), рассчитанное по формуле

$$\overline{L}_p = L_w - 10\lg(S/S_0),$$

где \overline{L}_w - допустимое значение уровня звуковой мощности по табл. 22; S - площадь измерительной поверхности по ГОСТ 11929, \mathbf{M}^2 ; $S_0 = 1$ \mathbf{M}^2 .

ДОПУСТИМЫЕ УРОВНИ ВИБРАЦИИ

Условия и порядок проведения испытаний, а также допустимый уровень вибрации электрических врашающихся машин с высотой оси вращения 56 мм и более установлены ГОСТ 20815-93. Стандарт распространяется на электрические машины постоянного и трехфазного тока с номинальной частотой вращения от 100 до 6000 об/мин включительно. При этом предполагается, что измерения проводят на отдельной машине в испытательном помещении, в котором поддерживают соответствующие условия.

Критерием, принятым для оценки интенсивности вибрации машин с частотой вращения 600 об/мин и выше, является среднее квадратическое значение виброскорости v_e , мм/с.

Значение v_e определяют непосредственным измерением или по результатам спекгрального анализа в диапазоне от частоты вращения, на которой проводят измерения, до 2000 Гц по формуле

$$\mathbf{v}_e = \sqrt{\sum_{i=1}^n \mathbf{v}_{ei}^2} \ ,$$

тде v_{ei} - среднее квадратическое значение зиброскорости, полученное при спектральном

анализе для i-й полосы фильтра (i = 1,2, ..., n). При этом первая и n-я полосы фильтра должны включать соответственно нижнюю и верхнюю граничные частоты заданной для измерения полосы частот.

Стандартом установлено расположение точек измерения вибрации. Интенсивность вибрации машины характеризуют наибольшим значением из числа измеренных в предписанных точках.

Установка машины. Вибрация вращающейся электрической машины в значительной степени зависит от способа ее установки, и поэтому желательно проводить измерение вибрации в условиях, близких к действительным условиям ее установки и эксплуатации. Однако для объективной оценки вибрации и качества балансировки измерения необходимо проводить на отдельной машине, в точно определенных условиях, чтобы можно было воспроизвести измерения и сопоставить полученные результаты.

Измерения проводят на машине в свободно подвешенном или в жестко закрепленном состоянии в соответствии с требованиями ГОСТ 20815-93.

Допустимые значения вибрации. В зависимости от требований по вибрации электрические машины подразделяют на три категории:

- нормальные N;
- с пониженной вибрацией R;
- с особо жесткими требованиями по вибрации S.

Допустимые значения вибрации для машин с различной высотой *h* оси врашения и двумя возможными способами установки приведены в табл. 23.

23.	Допустимые	значения	вибрации
			p

Катего- рия	Номинальная частота	Максимальное значение v_e , мм/с, для высот оси h , мм, машины, установленной						
маши- ны	вращения, об/мин.	в свобо	дно подвет	в жестко закреп- ленном состоянии				
		56≤ <i>h</i> ≤ 71	71< <i>h</i> ≤ 132	132< <i>h</i> ≤ 225	h > 225	h > 400		
N	$600 \le n \le 1800$	1,12	1,8	1,8	2,8	2,8		
	$1800 < n \le 6000$	1,12	1,8	2,8	4,5	2,8		
R	$600 \le n \le 1800$	0,71	0,71	1,12	1,8	-		
	$1800 < n \le 6000$	0,71	1,12	1,8	2,8	-		
S	$600 \le n \le 1800$	0,45	0,45	0,71	1,12	-		
	$1800 < n \le 6000$	0,45	0,71	1,12	1,8	-		

Снижение уровня вибрации достигают повышением точности механической обработки, применением высокоточных подшипников, повышением уровня динамической балансировки ротора и вентилятора.

Для крупных машин (с высотой оси более

355 мм) с частотой вращения менее 600 об/мин определяют и нормируют пиковое значение виброперемещения *S*, мкм. Пиковое значение виброперемещения подшипниковых опор крупных машин с частотой вращения менее 600 об/мин не должно превышать 50 мкм.

СТОЙКОСТЬ К МЕХАНИЧЕСКИМ ВНЕШНИМ ВОЗДЕЙСТВУЮЩИМ ФАКТОРАМ

Общие технические требования по стойкости электротехнических изделий к воздействию механических внешних воздействующих факторов (далее - механических ВВФ) установлены ГОСТ 17516.1-90. Если нет иных требований, то механические ВВФ считают приложенными к изделию в местах его крепления. Общие требования сводятся к тому, что изделия должны сохранять установленные параметры в процессе и/или после воздействия механических ВВФ.

Методы испытаний изделий на соответствие требованиям по стойкости (устойчивости и/или прочности) к воздействию механических факторов внешней среды установлены ГОСТ 16962.2-90.

Электротехнические изделия разрабатывают по унифицированным (для применения в различных видах техники) или по видовым (для определенного вида техники) группам исполнения в части стойкости к воздействию механических ВВФ (далее - группы механиче-

ского исполнения).

Каждую из 47 групп механического исполнения (обозначение от *M*1 до *M*47) характеризуют такие механические ВВФ, как: синусоидальная вибрация (диапазон частот, максимальная амплитуда ускорения), удары одиночного и многократного действия (пиковое ударное ускорение, длительность действия ударного ускорения).

Испытание при воздействии синусоидальной вибрации проводят с целью проверки способности изделия выполнять свои функции (испытания на виброустойчивость) или противостоять разрушающему действию вибрации (испытания на вибропрочность), сохраняя свои параметры в пределах установленных значений при или после ее воздействия.

Группы условий эксплуатации двигателей в части воздействия механических факторов внешней среды выбирают из ряда: *М*1, *М*3 *М*4, *М*7, *М*8, *М*9 по ГОСТ 17516.

	Синусоидал	ьная вибрация	Удары многократного действия		
Группа механического исполнения	Диапазон частот, Ги	Максимальная амплитуда ускорения, м·с ⁻² (g)	Пиковое ударное ускорение, м·с ⁻² (g)	Длительность лействия ударного ускорения, мс	
<i>M</i> 1	0.5-35	5 (0,5)	-		
<i>M</i> 3	0,5-35*1	5 (0,5)	30 (3)* ³	2-20	
<i>M</i> 4	0.5-100*1	5 (0,5)	30 (3)*3	2-20	
<i>M</i> 7	0,5-100*1	10 (1)	30 (3)* ³	2-20	
M8	0,5-55	10 (1)	-	-	
M9	0,5-100*1	20 (2)*2	150 (15)*4	2-20	

24. Значения механических ВВФ для двигателей

В табл. 24 приведены номинальные значеия механических ВВФ для основных групп еханического исполнения асинхронных зигателей.

Требования в части сейсмостойкости сооттствуют требованиям по стойкости стойчивости и/или прочности) к синусоиильной вибрации в течение 1 мин.

В приложении к ГОСТ 17516.1 приведены газания по выбору унифицированных групп

механического исполнения в зависимости от места установки стационарных изделий, по выбору видовых групп механического исполнения электродвигателей для установки на оборудовании химического, нефтехимического, нефтеперерабатывающего производств и горных работ, по выбору групп механического исполнения для передвижных и перемещаемых изделий.

СТОЙКОСТЬ К КЛИМАТИЧЕСКИМ ФАКТОРАМ ВНЕШНЕЙ СРЕДЫ

Макроклиматическое районирование земэто шара, исполнения, категории, условия сплуатации, хранения и транспортирования хнических изделий в части воздействия иматических факторов внешней среды усновлены ГОСТ 15150.

Конкретизация требований ГОСТ 15150 стойкости электротехнических изделий (в м числе электрических машин) к воздейстю внешних климатических факторов придена в ГОСТ 15543, ГОСТ 15543.1.

Воздействующими климатическими факами внешней среды являются: температу-, влажность воздуха, давление воздуха или а (высота над уровнем моря), солнечное лучение, дождь, ветер, пыль (в том числе ежная), смена температур, соляной туман, ей, гололед, гидростатическое давление ды, действие плесневых грибов, содержание юзлухе коррозионно-активных агентов.

Обшие требования сводятся к тому, что делия должны сохранять установленные

параметры в процессе и/или после воздействия климатических факторов, значения которых установлены перечисленными выше стандартами.

КЛИМАТИЧЕСКИЕ ИСПОЛНЕНИЯ И КАТЕГОРИИ ИЗДЕЛИЙ

Киматические исполнения. Изделия предназначают для эксплуатации в одном или нескольких макроклиматических районах и изготовляют в климатических исполнениях, указанных в табл. 25 (ГОСТ 15150).

Критериями выделения макроклиматических районов служат значения температуры воздуха: средней из ежегодных абсолютных максимумов и средней из ежегодных абсолютных минимумов.

Несколько макроклиматических районов могут быть объединены в группу макроклиматических районов (например, УХЛ, Т).

^{*1} Предельное рабочее значение 200 Гц. *2 Требование только по устойчивости, требование о прочности - максимальное ускорение $10~{\rm M\cdot c^{-2}}$ (1g). *3 Удовлетворяет требованиям по экслуатации при $40~{\rm M\cdot c^{-2}}$ (4g). *4 Предельное рабочее значение 200 м·с⁻² (20g).

25. Обозначения климатических исполнений

		Обозначения	
Климатическое исполнение изделий	букв	цифровые	
	русские	латинские	
Изделия, предназначенные б	для эксплуатации н	на суше, реках, озерах	
Для макроклиматического района с	У	(<i>N</i>)	0
умеренным климатом			
Для макроклиматических районов с	УХЛ	(NF)	1
умеренным и холодным климатом			
Для макроклиматического района с	TB	(TH)	2
влажным тропическим климатом	T-0	(77.6)	
Для макроклиматического района с	TC	(TA)	3
сухим тропическим климатом	T	(T)	
Для макроклиматических районов	T	(T)	4
как с сухим, так и с влажным тропиче-			
ским климатом	O		5
Для всех макроклиматических рай-	U	(U)	3
онов на суще, кроме макроклиматиче-			
ского района с очень холодным клима-			}
том (общеклиматическое испол нение)	3 -		I
•	вначенные для эксп.		
макроклиматическ	•		
Для макроклиматического рай-	М	(M)	6
она с умеренно-холодным морским			ļ
Климатом			_
Для макроклиматического рай-	TM	(MT)	7
она с тропическим морским клима-		}	
том, в том числе для судов каботаж-			
ного плавания или иных, предна-			i
значенных для плавания только в			
этом районе	0	41477	0
Для макроклиматических рай-	ОМ	(MU)	8
онов как с умеренно-холодным, так			ľ
и тропическим морским климатом,			
в том числе для судов неограничен-			
ного района плавания		}	1

на суше и на море, кроме макрокли.	матического раионо	и с очень холооным кл	imamom
Всеклиматическое исполнение	B	(W)	9

Примечания: 1. Если основным является эксплуатация в районе с холодным климатом, вместо обозначения УХЛ рекомендуют обозначение ХЛ (F).

- 2. К микроклиматическому району с очень холодным климатом относят районы, где средняя минимальная температура ниже минус 60° С (Антарктида).
 - 3. Цифровые обозначения применяют только для обработки данных на ЭВМ.

Категории размещения. Изделия в перечисленных выше исполнениях в зависимости от места размещения при эксплуатации в воздушной среде на высотах до 4300 м (в том числе под землей и под водой) изготовляют по категориям размещения изделий. Укрупненные категории размещения обозначают цифрой от 1 до 5:

- 1 для эксплуатации на открытом воздухе (воздействие совокупности климатических факторов, характерных для данного макроклиматического района);
- 2 для эксплуатации под навесом или в помещениях, где колебания температуры и

влажности воздуха несущественно отличаются от колебаний на открытом воздухе и имеется сравнительно свободный доступ наружного воздуха, например, в палатках, кузовах, прицепах, металлических помещениях без теплоизоляции, а также в оболочке комплектного изделия категории I (отсутствие прямого воздействия солнечного излучения и атмосферных осадков);

3 - для эксплуатации в закрытых помещениях с естественной вентиляцией без искусственно регулируемых климатических условий, где колебания температуры и влажности воздуха и воздействие песка и пыли существенно меньще, чем на открытом воздухе, например, в металлических с теплоизоляцией, каменных, деревянных помещениях бетонных, (отсутствие воздействия атмосферных осадков, прямого солнечного излучения; сущестуменьшение ветра; существенное венное уменьшение или отсутствие воздействия рассеянного солнечного излучения и конденсации влаги);

4 - для эксплуатации в помещениях с искусственно регулируемыми климатическими условиями, например, в закрытых отапливаемых или охлаждаемых и вентилируемых производственных и других, в том числе хорошо вентилируемых подземных помещениях (отсутствие воздействия прямого солнечного излучения, атмосферных осадков, ветра, песка и пыли наружного воздуха; отсутствие или существенное уменьщение воздействия рассеянного солнечного излучения и конденсации влаги):

5 - для эксплуатации в помещениях с повышенной влажностью (например, в неотапливаемых и невентилируемых подземных помещениях, в том числе щахтах, подвалах в почве, в таких судовых, корабельных и других помещениях, в которых возможно длительное наличие воды или частая конденсация влаги на стенах и потолке, в частности в некоторых трюмах, в некоторых цехах текстильных, гидрометаллургических производств и т.д.).

Помимо укрупненных в ГОСТ 15150 предусмотрены дополнительные категории размещения, обозначаемые по десятичной системе (1.1, 2.1, 3.1, 4.1, 4.2, 5.1).

Изделия, предназначенные для эксплуатации на высотах более 1000 м при пониженном атмосферном давлении (включая средний

и ближний космос), изготовляют по *группам* в зависимости от пониженного атмосферного давления, которые обозначают буквами (от \boldsymbol{a} до \boldsymbol{n}).

Обозначение видов климатического исполнения. Сочетание исполнения, категории и группы по пониженному давлению называют "вид климатического исполнения". В условное обозначение марки изделия дополнительно, после всех обозначений, относящихся к модификации изделия, вводят буквы и цифры, обозначающие вид климатического исполнения изделия. Например, электродвигатель типа АИР100S2 в исполнении Т для категории размещения 2 обозначают АИР100S2T2.

Обозначение видов климатического исполнения изделий должно включать либо сочетание исполнения и категории, обеспечивающих наиболее жесткие условия эксплуатации, либо (если это сочетание невозможно установить) несколько исполнений и категорий, для которых изделия предназначены (комбинированное обозначение). Например, электродвигатель типа AИP100S2, предназначенный для категорий 2, 3, 4 исполнения УХЛ (категория 2 - самая жесткая для данного изделия), обозначают АИР100S2УХЛ2; такой же электродвигатель, предназначенный для работы дополнительно в условиях категории 5, обозначают АИР100S2УXЛ2,5, дополнительно в условиях категории 4 исполнения О - АИР100S2УХЛ2О4 (в двух последних примерах категория 2 наиболее жесткая для данного изделия по нижнему значению температуры, категория 5 или условия О4 - по влажности воздуха).

В соответствии с ГОСТ 15543-70 электротехнические изделия должны изготовляться исполнений УХЛ, У, Т, М, ОМ. Изделия в исполнениях О и В изготовляют, если это указано в стандарте на конкретные виды изделий. В отдельных технически и экономически обоснованных случаях допускается изготовление изделий в исполнении ТС.

Изделия исполнений У, УХЛ, Т, ТС, как правило, предназначаются для эксплуатации в атмосфере типов I и II, исполнений М и ОМ - в атмосфере типа III, исполнения О - в атмосфере типа IV, исполнения В - в атмосфере типов III и IV. Солержание в атмосфере на открытом воздухе коррозионно-активных агентов приведено в табл. 26.

Тип атмосферы		Содержание коррозионно-активных агентов
Обозначение	Наименование	
I	Условно-чистая	Сернистый газ не более $20 \text{ мг/м}^2 \cdot \text{сут.}$ (не более 0.025 мг/м^3); хлориды - менее $0.3 \text{ мг/м}^2 \cdot \text{сут.}$
II	Промышленная	Сернистый газ от 20 до 250 мг/м 2 -сут. (от 0,025 до 0,31 мг/м 3); хлориды - менее 0,3 мг/м 2 -сут.
Ш	Морская	Сернистый газ не более $20 \text{ мг/м}^2 \cdot \text{сут.}$ (не более 0.025 мг/м^3); хлориды - от $30 \text{ до } 300 \text{ мг/м}^2 \cdot \text{сут.}$
IV	Приморско- промышленная	Сернистый газ от 20 до 250 мг/м 2 -сут. (не более 0,025 до 0,31 мг/м 3); хлориды - от 0,3 до 30 мг/м 2 -сут.

26. Содержание коррозионно-активных агентов в атмосфере

Содержание коррозионно-активных агентов в атмосфере помещений категорий 2-5 меньше указанного в таблице и устанавливается по результатам непосредственных измерений. Если данных измерений нет, то содержание коррозионно-активных агентов принимают равным 30-60 % указанного в табл. 26.

Для изделий, предназначенных для работы в нормальных условиях, в качестве номинальных принимают следующие значения климатических факторов внешней среды:

- температура плюс 25±10°C;
- относительная влажность воздуха 45-80% (при температурах выше 30° С относительная влажность не должна быть выше 70%):
- атмосферное давление 84,0-106,7 кПа (630-800 мм рт. ст.).

СТОЙКОСТЬ К ВОЗДЕЙСТВИЮ СПЕЦИАЛЬНЫХ СРЕД

К электродвигателям предъявляют требования в части стойкости к воздействию агрессивных сред. Общие технические требования

в части стойкости к воздействию специальных сред, классификация специальных сред по группам, виды химически стойких исполнений электротехнических изделий установлены ГОСТ 24682-81.

Все электродвигатели являются стойкими к воздействию таких газо- и парообразных сред, как: масла, смазки на основе нефтепродуктов и синтетические; топлива на основе нефтепродуктов; органические растворители; среды заполнения (азот, аргон или их смеси с воздухом).

Электродвигатели изготовляют в химически стойком исполнении, если они предназначены для эксплуатации при воздействии газо- и парообразных агрессивных сред любого вида (аммиак, гептил, сероводород, серы двуокись, серная кислота и др.), эффективные значения концентрации которых находятся в пределах, указанных в табл. 27.

Вид климатического исполнения изделий химически стойкого исполнения должен соответствовать условиям эксплуатации по табл. 27.

			•			
77	VARABUG	эксплуатации	лвигате пей	YUMUYECKU	стоикого	исполнения
	JUDIA	JECILITATALINI	American Carette	White Icons	CIUIII	

Вид	Номинальные усл	Номинальные условия эксплуатации				
химически стойкого исполнения	в части климатических факторов по ГОСТ 15150	в части концентрации агрессивных сред при длительном воздействии	Эффективные значе- ния концентраций			
X1	УХЛ4	ПДК р.з.	(0,4-1) ПДК р.з.			
X2	УХЛ3,5; 04; У3,5	ПДК р.з.	(0,4-1) ПДК р.з.			
X3	B3,5	ПДК р.з.	(0,4-1) ПДК р.з.			
	УХЛ4	3ПДК р.з.	(1-3) ПДК р.з.			

Примечания: 1. Жесткость условий эксплуатации возрастает с увеличением номера в обозначении химически стойкого исполнения.

2. В табл. 27 применен термин "ПДК р. з." - предельно допустимая концентрация рабочей зоны: предельно допустимая концентрация химического соединения, утвержденная в установленном порядке, значение которой при длительном воздействии не вызывает в организме человека патологических изменений, мг/м³. Рабочая зона - пространство высотой до 2 м над уровнем пола или площадки, на которых находится персонал.

УСЛОВНОЕ ОБОЗНАЧЕНИЕ ДВИГАТЕЛЯ

Поскольку обозначение типов двигателей в больщинстве случаев не определены стандартами, то можно привести только его общую структуру.

Условное обозначение типа асинхронного двигателя состоит из буквенно-цифровых символов, расположенных в следующем порядке:

- обозначение серии (две или три позиции: АИ, 4АМ, 5А, 6А, ВА);
- исполнение двигателя по способу защиты (Н защищенные; отсутствие знака означает закрытые обдуваемые);
- исполнение двигателя по материалу станины и щитов (A станина и щиты алюминиевые;
- станина алюминиевая, щиты чугунные; отсутствие знака означает, что станина и шиты чугунные или стальные);
 - высота оси вращения (две или три цифры);
- установочный размер по длине станины (S, M) или (S, M) или (S, M)
- длина сердечника статора A или B при условии сохранения установочного размера;
 - число полюсов (2, 4, 6, 8, 10 или 12);
- исполнение двигателя: повышенной точности по установочным размерам П, химически стойкого X2 или X3;
- климатическое исполнение и категория размещения по ГОСТ 15150.

Серия АИ содержит значительное количество модификаций и исполнений. Для двигателей этой серии применяют три вида обозначения: базовое, основное, полное.

Базовое обозначение - это сочетание символов, определяющих серию АД, его мощность, частоту вращения (обозначение серии, вариант увязки мощности к установочным размерам, высота оси вращения, установочный размер по длине станины и длина магнитопровода статора, число полюсов).

Например: AИP100L4.

Здесь АИ - обозначение серии, Р - вариант привязки мощности к установочным размерам, 100 - высота оси вращения, L - установочный размер по длине станины, 4 - число полюсов.

Основное обозначение - это сочетание базового обозначения АД с видом зашиты и охлаждения, с электрической и конструктивной модификацией, со специализированным исполнением и исполнением по условиям окружающей среды, например

АИРБС100*L*4HПТ2.

Здесь AИР100L4 - базовое обозначение, Б - закрытое исполнение с естественным охлаждением без обдува, C - с повышенным скольжением, H - малошумные, Π - с повышенной точностью установочных размеров, T - для тропического климата, 2 - категория размещения.

Полное обозначение - сочетание основного обозначения с дополнительными электрическими и конструктивными характеристиками, например

АИРБС100*L*4HПТ2 220/380 B, 60 *IM*2081, K-3-II, *FF*215.

Здесь АИРБС100L4НПТ2 - основное обозначение, 220/380 В - напряжение, 60 - частота сети, IM2081 - исполнение по способу монтажа и по концу вала, K-3-II - исполнение вводного устройства и количество штуцеров, FF215 - исполнение фланцевого щита.

Буквы в обозначении двигателя могут быть как русского, так и латинского алфавита. Более подробные сведения о применяемых в обозначении символах приведены в табл. 28.

28	. Символы.	применяемые в	обозначении	лвигателя

Наимен	нование	Обозна	чение
общее	конкретное	русское	латинское
Номер серии	1-я единая серия АД 2-я единая серия	Не указі 2	ывается
Серия	Единая серия АД	АИ	AI
Вариант привязки мощности к установочным размерам	Вариант Р Вариант С	P C	P C
Исполнение по виду защиты и охлажде- ния	Закрытое с внешним обдувом корпуса со встроенным вентиля-тором	Не указі	ывается
	Закрытое с естественным охлаждением	Б	В
	Защищенное	H	N N

Продолжение табл. 2

Наимен	нование	Обозн	ачение
общее	конкретное	русское	латинское
·	Открытое	Л	L
	Встраиваемое	В	V
	Закрытое	Π	P
	продуваемое		•
	С пристроенным	Φ	F
	вентилятором от		_
	отдельного двигателя		
Электрическая	С повышенным	С	C
модификация	скольжением	C	
модификация	С повышенным пус-	Р	R
	ковым моментом	•	
	С регулируемой час-	X	X
	тотой вращения		1
	С фазным ротором	K	K
	Однофазные с пус-	ÿ	Y
	ковым конденсато-	3	1
	pom kondenearo		
	Однофазные с рабо-	E	E
	Чим конденсатором	L	L
		УЕ	YE
	Однофазные с пус-	<i>y</i> 12	I I I
	ковым и рабочим		
	Конденсатором	K_{P}	K_R
	Для кратковремен-	КР	A _R
D	ного режима работы	15.255	45 355
Высота оси враще-	-	45-355	45-355
ния (габарит)	7		
Установочный раз-	Первая длина сердечни-	-	A
мер по длине стани-	ka		
ны и сердечника	Вторая длина сердечни-		a
статора	ка	-	В
	Третья длина сердечника		
	Первая длина станины	-	C
	Вторая длина станины		S
	Третья длина станины	-	M
	Первая длина станины с	_	I M
	сердечником первой		,
	длины	-	L
	Первая длина станины с	-	SA
	сердечником второй		SB
	длины	-	J SB
	Третья длина станины с		LA
	сердечником первой	-	L21
	длины		
	Третья длина станины с		, p
	сердечником второй	-	I.B
	длины		
Конструктивная мо-	С температурной заши-	Б	В
дификация	той		.,
~	Малошумная	<u>H</u>	$\frac{N}{2}$
	С повышенной точно-	Π	P
	стью установочных		
	размеров	_	
	С высокой точностью	П2	P2
	установочных размеров		
	Со встроенным элек-	E	E
	тромагнитным тормозом		

ТАБЛИЦЫ ПАРАМЕТРОВ ДВИГАТЕЛЕЙ

29. Технические данные двигателей серии АИ

Типоразмер	Мощность,	При номин	альной н	агрузке	T_{Π}	$T_{\rm max}$	T_{\min}	$I_{r_{\rm I}}$
двигателя	кВт	Скольже- ние, %	КПД, %	cosφ	T_{HOM}	$\overline{T_{\text{Hom}}}$	T_{Hom}	I _{ном}
	Синхро	нная частот	а вращені	ıя 3000 об	5/мин			1
АИР50 <i>А</i> 2	0,09	11.5	60	0,75	2,2	2.2	1,8	4,5
АИР50 <i>В</i> 2	0,12	11,5	63	0,75	2,2	2,2	1,8	4,5
АИР56 <i>А</i> 2	0,18	9	68	0,78	2,2	2,2	1,8	5
АИР56 <i>В</i> 2	0,25	9	69	0.79	2,2	2,2	1,8	5
АИР63 <i>А</i> 2	0,37	9	72	0,86	2,2	2,2	1,8	5
АИР63 <i>В</i> 2	0,55	9	75	0,85	2,2	2,2	1,8	5
АИР71 <i>А</i> 2	0,75	6	78,5	0,83	2,1	2,2	1,6	6
АИР71 <i>В</i> 2	1.1	6,5	79	0,83	2,1	2,2	1,6	6
АИР80 <i>А</i> 2	1.5	5	81	0,85	2,1	2,2	1,6	7
АИР80 <i>В</i> 2	2,2	5	83	0,87	2	2,2	1,6	7 .
АИР 90 <i>L</i> 2	3	5	84,5	0,88	2	2,2	1,6	7
АИР100 <i>S</i> 2	4	5	87	0,88	2	2,2	1,6	7,5
АИР100L2	5,5	5	88	0,89	2	2,2	1,6	7,5
АИР112 <i>М</i> 2	7,5	3,5	87,5	0,88	2	2,2	1,6	7,5
АИР132 <i>М</i> 2	11	3	88	0,9	1,6	2,2	1,2	7,5
АИР160 <i>S</i> 2	15	3	90	0,89	1,8	2,7	1,7	7
АИР160 <i>М</i> 2	18,5	3	90,5	0,9	2	2,7	1,8	7
АИР180 <i>S</i> 2	22	2,7	90,5	0,89	2	2,7	1,9	7
АИР180 <i>М</i> 2	30	2,5	91,5	0,9	2,2	3	1,9	7.5
АИР200 <i>М</i> 2	37	2	91,5	0,87	1,6	2,8	1,5	7
АИР200 <i>S</i> 2	45	2	92	0,88	1,8	2,8	1,5	7,5
АИР225 <i>М</i> 2	55	2	92,5	0,91	1,8	2,6	1,5	7.5
АИР250 <i>S</i> 2	75	2	93	0,9	1.8	3	1,6	7,5
АИР250 <i>М</i> 2	90	2	93	0,92	1,8	3	1,6	7.5
	` Синхра	' энная частот	' а вращені	ีเ <i>я 1500 o</i> 6	б/мин	•		
АИР50 <i>А</i> 4	0.06	11	53	0,63	2,3	2,2	1.8	4.5
АИР50 <i>В</i> 4	0.09	11	57	0,65	2,3	2,2	1.8	4.5
АИР56 <i>д</i> 4	0,12	10	63	0,66	2.3	2,2	1.8	5
АИР56 <i>В</i> 4	0.18	10	64	0,68	2,3	2.2	1.8	5,
АИР63 <i>А</i> 4	0,25	12	68	0.67	2.3	2.2	1,8	5
АИР63 <i>В</i> 4	0,37	12	68	0,7	2,3	2,2	1,8	5

Продолжение табл. 2

Типоразмер	Мощность,	При номин	альной н	нагрузке	T _n	$T_{\rm max}$	T_{min}	$I_{\rm n}$
двигателя	кВт	Скольже- ние, %	КПД, %	cosφ	T_{HOM}	T_{HoM}	$T_{\text{чом}}$	I_{HOM}
АИР71 <i>А</i> 4	0,55	9,5	70,5	0,7	2,3	2,2	1,8	5
АИР71 <i>В</i> 4	0,75	10	73	0,76	2,2	2,2	1,6	5
АИР80 <i>A</i> 4	1,1	7	75	0,81	2,2	2,2	1,6	5,5
АИР80 <i>В</i> 4	1,5	7	78	0,83	2,2	2,2	1,6	5,5
АИР90 <i>L</i> 4	2,2	7	81	0,83	2,1	2,2	1,6	6,5
АИР100 <i>S</i> 4	3	6	82	0,83	2	2,2	1,6	7
АИР100 <i>L</i> 4	4	6	85	0,84	2	2,2	1,6	7
АИР112 <i>М</i> 4	5,5	4,5	85,5	0,86	2	2,5	1,6	7
АИР132 <i>S</i> 4	7,5	4	87,5	0,86	2	2,5	1,6	7,5
АИР132 <i>М</i> 4	11	3,5	87,5	0,87	2	2,7	1,6	7,5
АИР160 <i>S</i> 4	15	3	90	0,89	1,9	2,9	1,8	7
АИР160 <i>М</i> 4	18,5	3	90,5	0,89	1,9	2,9	1,8	7
АИР180 <i>S</i> 4	22	2,5	90,5	0,87	1,7	2,4	1,5	7
АИР180 <i>М</i> 4	30	2	92	0,87	1,7	2,7	1,5	7
АИР200 <i>М</i> 4	37	2	92,5	0,89	1,7	2,7	1,6	7,5
АИР 200 <i>L</i> 4	45	2	92,5	0,89	1,7	2,7	1,6	7,5
АИР225 <i>М</i> 4	55	2	93	0,89	1,7	2,6	1,6	7
АИР250 <i>L</i> 4	75	1,5	94	0,88	1,7	2,5	1,4	7,5
АИР250 <i>М</i> 4	90	1,5	94	0,89	1,5	2,5	1,3	7,5
АИР280 <i>S</i> 4	110	2,2	93,5	0,91	1,6	2,2	1	6,5
АИР280 <i>М</i> 4	132	2,2	94	0,93	1,6	2,2	1	6,5
АИР315 <i>S</i> 4	160	2	93,5	0,91	1,4	2	1	5,5
АИР315 <i>М</i> 4	200	2	94	0,92	1,4	2	0,9	5,5
АИР355 <i>S</i> 4	250	2	94,5	0,92	1,4	2	0,9	7
АИР355 <i>М</i> 4	315	2	94,5	0,92	1,4	2	0,9	7
	Синхро	нная частот	а вращені	ия 1000 об	б/мин			
АИР63 <i>A</i> 6	0,18	14	56	0,62	2	2,2	1,6	4
АИР63 <i>В</i> 6	0,25	14	59	0,62	2	2,2	1,6	4
АИР71 <i>А</i> 6	0,37	8,5	65	0,65	2	2,2	1,6	4,5
АИР71 <i>В</i> 6	0,55	8,5	68,5	0.7	2	2,2	1.6	4,5
АИР80 <i>A</i> 6	0,75	8	70	0,72	2	2,2	1.6	4,5
АИР80 <i>В</i> 6	1,1	8	74	0,74	2	2,2	1,6	4,5
АИР901/6	1,5	7,5	76	0,72	2	2,2	1,6	6

Продолжение табл. 29

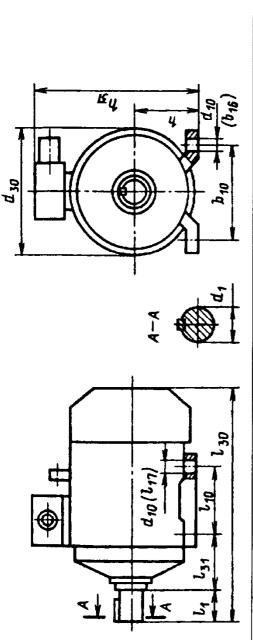
Типоразмер	Мощность,	При номи	нальной	нагрузке	T_{Π}	T_{max}	T_{\min}	I_{Π}
двигателя	кВт	Скольже- ние. [©]	КПД, %	соѕф	T_{Hom}	T_{Hom}	Тном	I_{HOM}
АИР100 <i>L</i> 6	2,2	5,5	81	0,74	2	2,2	1,6	6
АИР112 <i>МА</i> 6	3	5	81	0.76	2	2.2	1,6	6
АИР112 <i>МВ</i> 6	4	5	82	0.81	2	2.2	1,6	6
АИР132 <i>S</i> 6	5,5	4	85	8,0	2	2,2	1.6	7
АИР132М6	7,5	4	85,5	0,81	2	2,2	1.6	7
АИР160 <i>S</i> 6	11	3	88	0,83	2	2,7	1,6	6,5
АИР160 <i>М</i> 6	15	3	88	0,85	2	2,7	1,6	6,5
АИР180 <i>М</i> 6	18.5	2	89,5	0.85	1.8	2,4	1,6	6,5
АИР200 <i>М</i> 6	22	2	90	0,83	1,6	2,4	1,4	6,5
АИР200 <i>L</i> 6	30	2,5	90	0,85	1,6	2,4	1.4	6,5
АИР225 <i>М</i> 6	37	2	91	0,85	1,5	2,3	1,4	6,5
АИР250 <i>S</i> 6	45	2	92,5	0.85	1,5	2,3	1,4	6,5
АИР250 <i>М</i> 6	55	2	92,5	0,86	1,5	2,3	1,4	6,5
АИР280 <i>S</i> 6	75	2,2	92,5	0,9	1,3	2.2	1	6,5
АИР280М6	90	2,2	93	0,9	1,4	2,4	1	6,5
АИР315 <i>S</i> 6	110	2,3	93	0,92	1,4	2,3	1	6
АИР315 <i>М</i> 6	132	2,3	93.5	0,9	1,4	2,3	1	6,5
АИР355 <i>S</i> 6	160	2,2	94	0,9	1,6	2	1	7
АИР355 <i>М</i> 6	200	2,2	94,5	0,9	1,6	2	0,9	7
	Синхро	' онная частоп	, 1а вращен	' ия 750 об,	/мин		i 1	
АИР71 <i>В</i> 8	0,25	8	56	0,65	1,8	1.9	1.4	4
АИР80 <i>A</i> 8	0,37	6,5	60	0,61	1,8	1.9	1,4	4
АИР80 <i>В</i> 8	0,55	6,5	64	0,63	1,8	1,9	1,4	4
АИР90 <i>LA</i> 8	0,75	7	70	0,66	1,6	1,7	1,2	3.5
АИР90 <i>LB</i> 8	1,1	7	72	0,7	1,6	1,7	1,2	3,5
АИР100 <i>L</i> 8	1,5	6	76	0.73	1.6	1,7	1,2	5.5
АИР112 <i>МА</i> 8	2,2	5,5	76.5	0,71	1,8	2,2	1,4	6
АИР112 <i>МВ</i> 8	3	5,5	79	0,74	1.8	2.2	1,4	6
АИР132 <i>5</i> 8	4	4,5	83	0,7	1,8	2,2	1,4	6
АИР132 <i>М</i> 8	5,5	5	83	0,74	1,8	2,2	1,4	6

Продолжение табл. 29

Типоразмер	Мощность,	При номин	альной н	агрузке	Tn	$T_{\rm max}$	T_{\min}	$I_{\rm n}$
двигателя	кВт	Скольже- ние, %	КПД, %	cosφ	$\overline{T_{\text{hom}}}$	$\overline{T_{\text{Hom}}}$	T_{HoM}	I_{HOM}
	7.5	3	87	0,75	1,6	2,4	1,4	5,5
АИР160 <i>М</i> 8	11	3	87.5	0,75	1,6	2,4	1,4	6
АИР180 <i>М</i> 8	15	2,5	89	0,82	1,6	2,2	1,5	5,5
АИР200 <i>М</i> 8	18,5	2,5	89	0,81	1,6	2,3	1,4	6
АИ Р 200 <i>L</i> 8	22	2,5	90	0,81	1,6	2,3	1,4	6
АИР225 <i>М</i> 8	30	2,5	90,5	0,81	1,4	2,3	1,3	6
АИР250 <i>S</i> 8	37	2	92,5	0,78	1,5	2,3	1,4	6
АИР250 <i>М</i> 8	45	2	92,5	0,79	1,4	2,2	1,3	6
АИР280 <i>S</i> 8	55	3	92	0,86	1,3	2,2	1	6
АИР280 <i>М</i> 8	75	3	93	0,87	1,4	2,2	1	6
АИР315 <i>5</i> 8	90	1,5	93	0,85	1,2	2,2	l	6
АИР315 <i>М</i> 8	110	1,5	93	0,86	1,1	2,2	0,9	6
АИР355 <i>S</i> 8	132	2	93,5	0,85	1,2	2	0,9	6,5
АИР355 <i>М</i> 8	160	2	93,5	0,85	1,2	2	0,9	6,5
	1	1	I			l		<u> </u>

Примечание. $I_{\rm n}$ - пусковой ток, $I_{\rm hom}$ - номинальный ток.

30. Габаритиые, установочные и присоединительные размеры, мм, двигателей серии АИР исполнения ІМ1081 (ІМ1082)



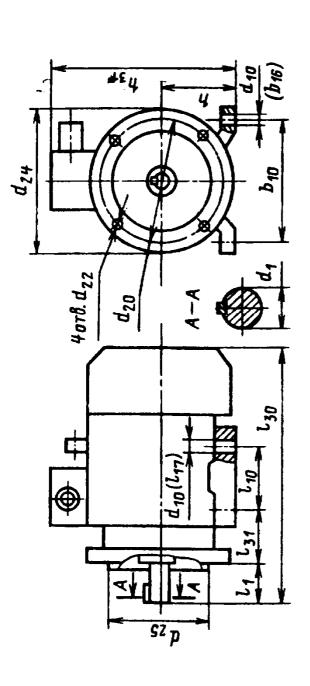
Типоразмер двигателя	Число полюсов	Габаритные размеры	ныс разг	меры		Устан	маньояс	з и прис	Установочные и присоединительные размеры	ные размер	PI	Масса, кг
		130	184	d_{30}	1/	01/	18)	d_1	d_{10}	p_{10}	ų	
AMP71.4												8,6 (10,5)*
AMP71.8		272,5	188	170	40	06	46	19	(2/10)	112	71	9,4 (10,8)*
АИР80А		296.5	204,5	190		001	50	22		125	80	11,9 (13,8)*
АИР 80 <i>B</i>	2.4.6	320,5		.—-	50				(10/12)			13,8 (15,7)*
АИР90 <i>L</i> .		337	224,5	210		125	99	24	•	140	06	18,6 (20,2)*
AMP100S		360	246.5	240	09	112	63	28	(12/16)	160	100	23 (27,9)*
АИР100 <i>L</i>		391				140						29 (33,4)*
AMP112M												49/41
AMPX112 <i>M</i>	2,4					<u>, </u>						
AMP112 <i>MA</i>	9											43/35
AMPX112MA	œ	435	285	246	80	140	70	32	12	190	112	43,5/36
AMP112MB	9					•						48/40,5
АИРХ112 <i>МВ</i>	8											48,5/41

Продолжение табл. 30

Типоразмер двигателя	Число полюсов	Габаритные размеры	ныс рази	меры		Устан	вочны	и прис	оединитель	Установочные и присоединительные размеры	P9	Масса, кг
		<i>I</i> ₃₀	<i>h</i> ₃₁	d 30	η,	10	181	q_1	d_{10} (l_{17} / b_{16})	b_{10}	Ч	
AMP132S	4	460				140						70/58
AMPX132S	8,9	•										68,5/56,5
АИР132 <i>М</i>	2		325	288	80		68	38	12	216	132	77,5/64,5
АИРХ132 <i>М</i>	4	498										83,5/70,5
	9											81,5/68,5
	×					178						82/70
AMP160S	2		:					42				125/100
AMPX160.S	4	630		•								130/100
AMP160S								48				
АИРX160.S	8,9		385	334	110	-	108		15	254	091	125/100
АИР160М	2							42	_			140/110
AUPX160 <i>M</i>	4	099				210	•	48				145/110
	6,8											155/120
АИР180.5	2							48				091
	4	630				203		55				170
АИР180М	2		448	375	110		121	48	15	279	180	180
	4	089				241						190
	8.9						·	55				180

Примечание. В скобках указана масса АД со щитами из чугуна. В числителе определена масса АД со станиной и щитами из чугуна, в знаменателе - с алюминиевой станиной и чугунными щитами. * Ain Al c 2p = 4.

31. Габаритиые, установочные и присоединительные размеры, мм, двигателей серии АИР исполнения ІМ2081 (ІМ2082)



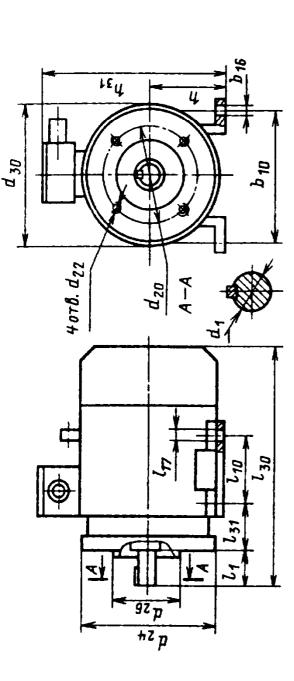
Macca,	.	9,1 (12)*	9,9 (13,3)*	12,5 (14,4)*	14,4 (16,3)*	19,3 (21,8)*	23,8 (24,4)*	29.8 (34.9)*
	ų		7.1	80		06	001	
	019		112	125		140	160	
еры	d ₂ S		130	130		180	180	
іьные разм	d ₂₂		12	12		15	15	
зоединител	d_{20}		591	165		215	215	
Установочные и присоединительные размеры	d_{10} (I_{17} / b_{16})		(2//10)		(10/12)		(12/14)	
становоч	1p		61	22		74	28	
> .	1,31		45	90		56	63	
	1/10		06	100		125	112	140
	1/		40		50		09	
меры	<i>d</i> 24		200	200		250	250	
Габаритные размеры	h_{31}		188	204.5		224,5	246,5	
Labap	130		272,5	296.5	320.5	337	360	168
Число					2,4,6			
Тинора имер двигателя		AMP71.4	AHP71B	АИР 80 <i>д</i>	AMP80B	AHP90L	AMP100.S	AMP1001.

Продолжение табл. 31

AMPII2M AMPXII2M AMPII2M4				•					э стануж пурк и присосдинительные размеры	Continue	prime pas				Macca, KT
AUP112 <i>M</i> AUPX112 <i>M</i> AUP112 <i>M</i> 4		130	h31	d_{24}	1/1	/10	187	d ₁	$\frac{d_{10}}{(d_{17} / b_{16})}$	d_{20}	d_{22}	ςĩρ	910	ų	
AMPXII2M AMPII2MA															51,5/44
AMCHIDA	2,4														
11171711110	9					,									45,5/38
AMPX112MA	8	435	285	300	80	140	70	32	12	265	15	230	190	112	46/38.5
AMP112MB	9														50,5/43
AMPX112MB	8														51/43,5
AMP132S	4	460				140					:				76,5/63,5
AMPX132.S	8,9														74/62
AUP132M	2		325	350	80		68	38	12	300	19	250	216	132	83/70
AMPX132M	7	498				_		-							92/68
	9														87/74
	8					178	•								87,5/74,5
AMP160S	2							42							130/105
	4	630					•								135/105
			•			178		48		***					
AHPX160.S	8,9		385	350	110		108	į	15	300	61	250	254	160	130/105
AMP160M	2							42	-						145/115
ANPX160M	4	099	-			210		48							150/115
	6,8														160/125
AMP180.S	2							48							170
	4	630				203		55							180
AMP180 <i>M</i>	2		448	400	110		121	48	15	350	61	300	279	180	190
	4	089				241		·				-			200
	8,4							55							190

Примечание. В скобках указана масса АД со щитами из чугуна. В числителе определена масса АД со станиной и шитами из чугуна, в знаменателе - с алюминиевой станиной и чугунными щитами. * Для АД с 2p = 4.

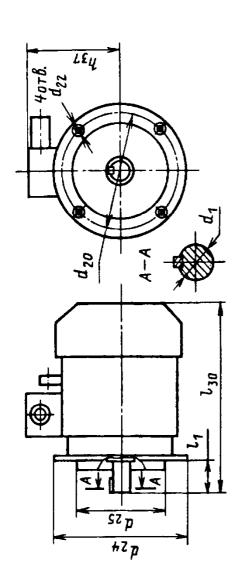
32. Габаритные, установочные и присоединительные размеры, мм, двигателей серии АИР исполнения IM2181 (IM2182)



Macca,		10,4	10.7	13.7	15.5	20,2	27.4	33,9
	h		7.1	08		06	100	
	019		112	125		140	160	:
сры	d ₂₆		130	130		180	180	
ьные разм	d ₂₂		M6	9W	•	M8	Ms	
оединител	d ₂₀		85	100	•	115	130	
Установочные и присоединительные размеры	117/616		7/10		10/12		12/14	
становоч	1 <i>p</i>		61	22		24	2.8	
	181		45	50		56	63	
	01/		06	100		125	112	140
	1,		40		20		09	
меры	d ₃₀		170	190		210	240	
Габаритиые размеры	1131		188	204,5		224.5	246,5	
1՝ոճոր	130		272,5	296.5	320,5	337	360	391
Число					2,4,6			
тинора вмер лвигателя		АИРЛІЛ	AMP718	АИР80А	АИР80 <i>В</i>	АИР901.	AMP100S	AMP1001.

Примечание. Масса указана для четырехполюсных АД.

33. Габаритиые, установочные и присоединительные размеры, мм, двигателей серии АИР исполнения ІМЗ081 (ІМЗ082), ІМЗ041 (ІМЗ042).



Типоразмер	Число		Габаритные размеры, не более	еры,	Устано	вочныс и г	Установочные и присоединительные размеры	тельные ра	змеры	Macca,
двигателя	полюсов	130.	d_{24}	h ₃₇	1/1	q_1	d_{20}	<i>d</i> 22	d ₂₅	KI.
AMP71A										8,9 (10,8)*
AMP71B		272,5	200	117	40	19	165	12	130	9,7 (11,1)*
АИР80А		296,5	200	124,5		22	165	12		12,4 (14,1)*
AMP80B	2,4,6	320,5			50				130	14,1 (16)*
АИР90 <i>L</i>		337	250	134,5		24	215	15		18,9(21,4)*
AMP100S		360	250	146,5	09	28	215	15	180	23,3 (28,9)*
AMP100L		391				,				29,3 (34,4)*
AMP112M										50/42,5
AMPX112 <i>M</i>	2,4									
AMP112MA	9		_							44/36,5
AMPX112 <i>MA</i>	8	435	300	173	80	32	265	15	230	44,5/37
AMP112MB	9		<u>.</u>							49/41.5
AMPX112MB	8									49/42

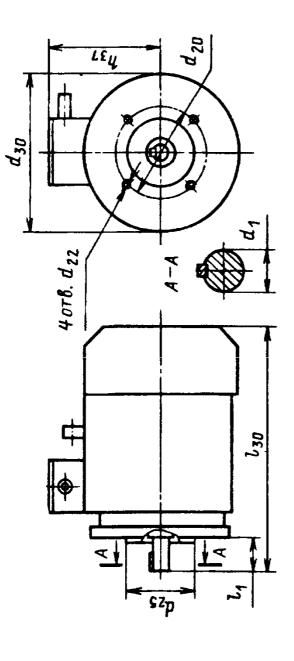
Продолжение табл. 33

Типоразмер	Число	Габар	Габаритные размеры, не более	меры,	Устано	вочные и 1	Установочные и присоединительные размеры	гельные ра	намсыры	Macca,
двигателя	HOJHOCOB	087	d_{24}	h _{3.7}	17	d_1	d_{20}	d ₂₂	d ₂ S	KĪ
AMP132S	4	460								74,5/63
AMPX132S	9									73/61,5
	*						-			73/63.5
AMP132M	2		350	193	80	38	300	61	250	82/69,5
	4	498								88/75,5
AMPX132M	9									86/73,5
	8									86,5/74
AMP160.S	2					42				125/103
	4	630				48				130/103
AHPX160S	6,8									125/103
AMP160M	2		350	225	110	42	300	61	250	140/113
M08160M	4	099				48				145/113
	8,9									155/123
	2					48				165
AMP180S	4	630				55				175
АИР180 <i>М</i>	2		400	260	011	48	350	61	300	581
	4	089								561
	8,9					55				581
* T * A T * A										

* Для АД с 2p = 4.

Примечание. В скобках указана масса АД со щитами из чугуна. В числителе указана масса АД со станиной и щитами из чугуна, в знаменателе - с алюминисвой станиной и чугуиными щитами.

34. Габаритные, установочные и присоединительные размеры, мм, двигателей серии АМР исполнения ІМЗ641 (ІМЗ642)



Твноразмер	Габаритнь	Габаритные размеры, не более	не более	Уста	иновочные и	Установочные и присосдинительные размеры	гельные разм	Сры	Macca,
двигателя	/30	<i>d</i> 30	h 37	l _l	lp	d ₂₀	d ₂₂	d ₂₅	KF
AMP71A									10,4
AMP71B	272,5	170	117	40	61	85	M6	70	10,7
АИР80А	296,5	061	124,5		22	100	M6		13,7
АИР 80 <i>B</i>	320,5			50				80	15,5
АИР90.L	337	210	134,5		24	115	M8	95	20,2
AMP100S	360	240	146,5	09	28	130	M8	110	27,4
AHP100L	391								33,9

Примечание Масса указана для четырехполюсных двигателей.

35. Основные технические данные двухскоростных двигателей серии АИ

		При	При номинальной	эй мощности	И					Момент	13
Тин двигателя	Монцность, кВт	Частота врансния,	Ток статора,	КПД, %		11	T_I		T_b	инерции, кгм ²	сся, к
		об/мин	А, при 380 В		cosq			:			вМ
			Синхронная	Синхронная частота вращения 3000/1500 об/мин	ацения 3	000/150	нпw/90 0				
		•	Схема	_	соединения обмотки Д/YY	KII 4/Y					
AMP56.44/2	0,1	1400	0,55	45	0,61	3,5	8,1		2.1	0,00007	3,6
	0,14	2800	0,55	50	7,0	4	1,5	8,0	2,1		
AMP56184/2	0,12	1330	9,0	64	0,62	3,5	1,6		1,9	0,000038	3,9
	0,18	2660	0,67	57	0,72	4	9,1	8.0	6,1		
AMP63.44/2	0,19	1448	62.0	55	99,0	3,5	1,6	_	8,1	0,0012	5
	0,265	2880	88,0	19	0,75	4	1,2	8.0	8,1		
AMP63.04/2	0,265	1448	80,1	15	0,70	3,5	1,6		2	0,0015	5.7
	0,37	2880	1,06	19	0,88	4	1.2	8,0	1.7		
AMP71.44/2	0,48	1365	1.27	70	0,82	4,5	1,5	1,4	6,1	0,0013	8,1
	0,62	2775	1,53	69	68,0	4,5	1,5	6,1	6,1		
AMP71.04/2	0,71	1365	1,76	73	0,84	4,5	1,75	5,1	1,9	0,0015	9,3
	0,85	2775	2.06	73	98,0	4,5	1,85	1,4	2		
AMP80.44/2	1,12	1410	2,96	74	92,0	5	6,1	9.1	2,2	0,0034	12,2
	1,5	2730	3,63	73	0,86	5	1,9	1.5	2		
AMP80B4/2	1,5	1410	3,85	75	0,79	5	2	1,6	2	0,0035	14,6
	2	2760	4.7	75	0,86	5	2	1,5	2,1		
AMP90L4/2	2	1405	4.7	77	0,84	4.5	2,1	1.7	2,3	9500'0	7,61
	2,65	2775	4,49	78	0.94	5	2	1,6	2,1		
AMP100.54/2	3	1425	6,62	82	0,84	5,5	2	9.1	2,4	0,0085	23,7
	3,75	2850	7,91	80	06'0	5,5	2	9,1	2,4	_	

Продолжение табл. 35

		1 идП	юминальнс	При номинальной мощности	й					Момент	
Тип	Мошность,	Частопа	Ток					_		инсрции,	в' къ
двигатсля	кВт	вращения, об/мин	статора, А, при 380 В	КПД, %	osoo	1/	T_I	T_u	T_b	KF·M ²	Масс
AMP100L4/2	4,25	1410	8,95	82	0,88	5,5	2,0	1,6	2,2	0,011	30
	4,75	2850	9,57	82	0,92	9	2,2	1,6	2,4		
AMP112M4/2	4,2	1440	8,84	83	0,87	6,5	9,1	1,2	2	0,016	415/49
	5,3	2870	11,08	62	0,92	6,5	1,7		2,2		
AMP13254/2	0,9	1455	12,11	86,5	0,87	7,5	1,5	1,2	2,7	0,027	58/70
	7,1	2910	14,96	81	68,0	7,5	1,5	_	2.7		
AMP132M4/2	8,5	1455	96'91	87,5	0,87	7,5	2	1,2	2,5	0,038	70,5/83,5
	9,5	2925	19,32	83	6,0	7,5	8,1	_	3		
AMP16054/2		1460	22,2	89,5	0,84	7	9,1	1,6	2,9	80,0	100/130
	14	2900	27,6	85,5	0,90	7	1,6		2,9	,	
AMP160M4/2	14	1465	27,6	89,5	98,0	7	5,1	5,1	2,9	0,1	110/145
	17	2925	32,8	86,5	0,91	7	1,6		2,9		
AMP18054/2	18,5	1470	36,7	06	0,85	6,5	9,1	1,4	2,4	91,0	170
	21	2940	42,2	85	0,89	6,5	1,4	1,3	2,4		
AMP180M4/2	22	1470	41,7	16	0,88	7	9,1	1,4	2.7	0,2	190
	27	2940	50,7	88	0,92	7	1,7	1	2,7		
AMP200M4/2	27,5	1470	54,7	92	0,83	<i>L</i>	2,2	2,1	2,5	0,27	245
	34	2940	63,8	90	6,0	7,3	1,6	1,4	2,5		
AMP200 <i>L</i> 4/2	33,5	1465	65	16	98,0	7,0	2	1.7	2,1	0,32	270
	38,5	2940	6,69	91	0,92	7,3	1,8	1,4	2,3		
AMP225M4/2	42	1480	82.2	92,5	0,84	7	2,2	1,9	2,4	0,5	340
	48	2955	90,5	90,5	0,89	7,5	2	1,7	2,4		:

Продолжение табл. 35

1		ифи	при номинальнои	ои мощности	IN.					MOMCHT	T
Тип	Мощность,	Частота	Tok			-	F	Ĺ	÷	инсриии,	св. к
		об/мин	А, при 380 В	КПД, %	cosq	<i>''</i>	11	,,,	<i>q t</i>	Ž.	oseM
			Синхронная	Синхронная частота вращения 750/1500 об/мин	ращения	750/150c) об/мин				
			$Cx\epsilon$	Схема соединен	соединения обмотки Д/YY	жи 4/Y					
AMP90L 8/4	8,0	710	3,27	62	9,0	3	1,7	1,6	2	0,0075	19,3
	1,32	1410	3,11	75	98,0	5	1,5	1,3	2		
AMP100S8/4		720	3,56	70	0,61	4	1,2		2	9600'0	22,4
	1,7	1425	3,76	78	88,0	5	1,1	_	8,1		
AMP100L 8/4	1,4	720	4,8	74	9,0	4	1,6	1,5	2,1	0,012	26,7
	2,36	1425	4,97	81	68,0	5.5	1,4	_	6,1		
AMP112MA 8/4	6,1	710	5,57	74	7,0	5	1,5	1,2	1,8	0,017	36/43,5
	3	1420	6,83	75	68'0	9	1,2		2		
AMP112MB 8/4	2,2	2115	6,3	77	69.0	5	1,8	1,2	2,4	0,025	41/48,5
	3,6	1425	7,97	78	0,88	9	1,3		2,2		
AMP132S 8/4	3,6	720	8,78	80	62'0	5,5	1,5	1,2	2	0,042	56,5/68,5
	5,3	1440	11	81	6,0	9	1,3	<u>-</u>	2	,	
AMP132M 8/4	5	715	13	80	0,73	5,5	6,1	1,2	2,5	0,057	70,0/82
	7,5	1440	16	82	0,87	7,5	1,2		2,4		
AMP160S 8/4	9	730	16.7	78	2,0	5,5	1,5	 - 	2	0,12	100/125
	6	1460	18,5	83	68'0	7	1,2	8,0	7		
AMP160M 8/4	6	730	23.6	81,5	12.0	5,5	1,5	_	2	0,15	120/155
	13	1460	26,4	84	68'0	7	1,2	0.8	2		
AMP180M 8/4	13	730	30,9	5,98	0,74	9	1,8	1,6	2.7	0,25	180
	18,5	1455	35,3	87.5	0,91	7	1,5		2,4		

Продолжение табл. 35

		При	При номинальной	ой мощности	LI					Момент	1
Тип	Мощность, в.	Частота	Ток			•	E		į	инерции,	:9' K
TIPNI GICIN	X P	вращения, об/мин	Стагора, А, при 380 В	КПД, %	соѕф	1,	I_J	I I	I_b	KΓ·M²	Масо
AUP200M8/4	21	735	39,8	86,5	0,75	5,5	1,5	1,3	1,8	0,41	240
	25	1465	47,7	87,5	0,91	9	1,4	1,1	2		
AMP200 <i>L</i> 8/4	20	735	46,3	87,5	0,75	5,5	1,5	1,3	8,1	0,46	265
	28	1465	53,1	88	16,0	9	1,4	1,1	2		
	23	735	6,55	06	0,72	9	2,3	1,8	2,3	69'0	325
AMP225/M8/4	34	1470	8,89	06	06,0	7	1,6	1,4	2,3		
		Две	Синхронная ? независим	Синхронная частота вращения Две независимые обмотки. Схема	ащения 1 Схема с	000/150	ищения 1000/1500 об/мин Схема соединенця YYY/YYY				
AMP90 <i>L</i> 6/4	1,32	950	3,82	72	0,73	4	1,6	1,5	2,2	0,0073	20,5
	1,80	1440	4,33	77	0.82	5	1,5	1,2	2,3		
AMP10036/4	1,70	935	4,36	92	0,78	4,5	1,3	1,3	1,8	0,0085	22,3
	2,24	1420	4,83	80	0,88	5,5	1,3	1,2	1,9		
AMP100L6/4	2,12	945	5,65	22	0,74	4,5	1,4	1,3	2	0,013	28,2
	3,15	1425	96,9	80	98,0	4,5	1,5	1,4	2,1		
AMP112M6/4	3,2	970	1,6	77,5	69'0	5,5	2,0	1,2	2,7	0,017	40,5/48
	4,5	1435	8,6	80	0,87	9	1,5		2,1		
AUP13236/4	2	965	12,4	82	0,75	5,5	1,5	1,2	2,5	0,038	56,5/68,5
	5.5	1440	11,3	82	6,0	5,5	1,5	_	2,2		
AMP132M6/4	6.7	970	15,9	84,5	0,76	9	6,1	1,3	2,6	0,055	68,5/81,5
	7.5	1440	15,1	84	6,0	9	1,5		2,2		

Продолжение таба. 35

		При	При номинальной	ой мощности	Ä					Момент	
Тин	Мошность, кВт	Частога	Ток статова.				7		T.	инерции,	וכשי או
		об/мин	А, при 380 В	КПД, %	ψsοο	·	-	: -	9		oeM.
				Схема соединения ҮҮ/А	У кинения	7//3					
AMP160.%/4	7.5	975	6'91	86,5	0,78	6,5	1,8	1.7	2.8	0,12	100/125
	8,5	1455	16,4	87,5	6,0	9	1,5	1,3	2,2		
AMP160,M6/4	=	975	24,2	87,5	0.79	6,5	1,7	1,7	2,8	0,15	120/155
	13	1455	24,7	88	16,0	9	1,4	1,3	2,1		
AMP180M6/4	1.5	086	34,0	87	0,77	6,5	2,2	2,0	3	0,24	180
	17	1455	33,0	87	6.0	6,0	1,6	1,5	2,3		
AMP200M6/4	20	985	42,2	68	18.0	6,5	6,1	1,8	2,3	0,41	240
	22	1470	42,2	68	68,0	9	1,5	1.4	1,9		
AMP2(001.6/4	2.5	086	8,95	88	0,76	7	2.3	2,2	2,5	0,46	265
	28	1465	54	88,5	68'0	9	1,8	1,5	2		
		Две	Синхронная ча Две независимые (Синхронная частота вращения 750/1000 об/мин независимые обмотки. Схема соединения YYY/Y	ращения . Схема с	750/1000 оединени	стота вращения 750/1000 об/мин обмотки. Схема соединения YYY/YYY				
AMP10058/6		720	3,20	72	99,0	4	1,5	1,4	2,1	0,0085	21,7
	1,25	970	3,43	77	0,72	5,5	1,5	-	2,2		
AMP10018/6	1,32	710	4,22	71	6,67	4	1,6	1,4	1,9	0,012	26.7
	1.8	955	4,67	76	0,77	5	1,4	6,0	2		
AMP112M48/6	1.7	720	5,8	73	19'0	5	6'1	1,2	2,2	0,017	35,5/43,5
	2,2	960	6,37	76	0,75	5,5	1.2	1	2.2		
АИР112 <i>МВ</i> 8/6	2.2	720	6,77	9/	9,65	5	2	1.2	2,2	0,025	40,5/48,5
	2,8	960	6,9	78	0.79	5,5	1,4	1,0	2,2		

Продолжение табл. 35

		При н	При номинальной	эй мощности	Й					Момент	1
Тип	Мощность, к Вт	Частота вранения	Ток					ŀ	T.	инерции,	ся к
		об/мин	А, при 380 В	КПД, %	cosp	7,	1,	" ,	4.6	<u>X</u>	osM
AUP132.88/6	3,2	725	8,92	62	69'0	5,5	1,5	1,2	2,2	0,042	56,5/68,5
	4	965	9,38	80	0,81	9	1,5	8,0	2,2		
AMP132M8/6	4,5	725	11,1	84	0,73	5,5	1,7	1,2	2,4	0,057	68,5/81,5
	5,5	970	12	84	0,83	9	1,5		2,4		
AUP160.58/6	7,5	720	18,2	84,5	0,74	5	9,1	1,5	2,2	0,12	100/125
	8,5	970	18,1	98	0,83	9	1,4	1,3	2.2		
AMP160M8/6	-	725	6,92	85	0,73	5,5	1,8	1,7	2,4	0,15	120/155
	13	970	27,8	86,5	0,82	6,5	1,6	1,5	2,4		
AMP180M8/6	13	735	28,4	28	8,0	9	1,5	1,2	2,3	0,25	180
	15	985	29,4	89	0,87	7	6,1	1,4	2,9		
AMP200M8/6	15	735	34	5,68	0,75	9	2,3	2	2,2	0,41	240
	61	980	37,9	89,5	0,85	9	6,1	1,5	2		
AMP200 <i>L</i> 8/6	18,5	735	41,6	06	0,75	9	2,2	6,1	2,2	0,46	265
	23	980	45,1	90	0,86	9	2,0	1,6	2,1		
AUP225M8/6	30	735	70,3	06	0,72	9	2,2	2	2,5	69,0	325
	37	086	72,7	16	0,85	6,5	2	6,1	2,5		
			Синхронная	Синхронная частота вращения 500/3000 об/мин	, винәтра	500/300c	9 об/мин				
AMP112 <i>M</i> 12/2	7.0	460	3,9	53,5	0,51	2,5	1,7	1,5	2,1	0,017	49
	2.8	2880	99'9	71,0	06.0	5,5	1,6	8,0	2,7		

Продолжение табл. 35

		н ифП	При номинальной	ой мощности	И					Момент	1
Тип двигателя	Мошиность, кВт	Частота вращения,	Ток статора,			1,	T_{i}	$T_{\prime\prime}$	T_b	инерции, кг·м²	ісся' к
	į	об/мин	А, при 380 В	КПД, %	фѕоэ						₃M
			Синхронная Схе	Синхронная частота вращения 500/1000 об/мин Схема соединения обмотки Д/YY	ращения . ия обмот	500/1000 1KH 4/Y) об/мин				
АИРП2 <i>МВ</i> 12/6	7,0	465	4,52	49	0,48	3	2,5	2	2,8	0,025	48
	1,8	890	4,38	71	88,0	4	1,5	1,2	1,8		
АИР160.S12/6	3,5	485	14.7	1.1	0,51	4	9,1	1,5	2,5	0,12	100/125
	7,1	965	14,4	85	88,0	5	1,2	1	2,1		
ANP160M12/6	4,5	485	81	74,5	0,51	4	8,1	1,6	2,6	0,15	120/155
	10	096	20,3	85	0,88	5	1,2		2		
АИР180 <i>М</i> 12/6	7,5	490	21.9	08	9,65	4,5	9,1	1.3	2,1	0,25	180
	13	980	25,4	86,5	6,0	9	1,4	1	2,1		
AHP200 <i>M</i> 12/6	6	490	27,6	82,5	9,0	4	1,5	1,4	1,8	0,41	240
	14	980	28,1	89	0.85	6,5	1,7	1.5	2		
AUP200L 12/6	01	485	30,3	83,5	9,0	4	1,7	1,5	1,8	0,46	265
	17	975	33,6	5,68	98.0	9	1,7	1,5	2,1		
АИР225 <i>M</i> 12/6	13	485	39,2	84	9,0	4	1,6	1,5	1,8	69,0	325
	22	086	43,2	06	0,86	9	1,4	1,5	2		

Дополнительные источники

- 1. **Кравчик А. Э., Стрельбицкий Э.К., Шлаф М. М.** Выбор и применение асинхронных двигателей. М.: Энергоатомиздат, 1987. 96с.
- 2. **ГОСТ 12.1.004-91.** Система стандартов безопасности труда. Пожарная безопасность. Общие требования.
- 3. **ГОСТ 12.2.003-91.** Система стандартов безопасности труда. Оборудование производственное. Общие требования безопасности.
- 4. **ГОСТ 8865-93.** (МЭК 85-84) Системы электрической изоляции. Оценка нагревостойкости и классификация.
- 5. **ГОСТ 11929-87.** Машины электрические вращающиеся. Общие методы испытаний. Определение уровня шума.
- 6. **ТОСТ 12126-86.** Машины электрические малой мощности. Установочные и присоединительные размеры.
- 7. **ГОСТ 12139-84.** Машины электрические вращающиеся. Ряды номинальных мощностей, напряжений и частот.
- 8. **ГОСТ 14254-96 (МЭК 529-89).** Изделия электротехнические. Степени защиты, обеспечиваемые оболочками.
- 9. **ГОСТ 15543.1-89.** Изделия электротехнические. Общие требования в части стойкости к климатическим внешним воздействующим факторам.
- 10. **ГОСТ 16264.0-85.** Машины электрические малой мощности. Двигатели. Общие технические условия.
- 11. **ГОСТ 16264.1-85.** Двигатели асинхронные. Общие технические условия.
- 12. **ГОСТ 16372-93 (МЭК 34-9-90).** Машины электрические вращающиеся. Допустимые уровни шума.
 - 13. **ГОСТ 16962.2-90.** Изделия электротех-

- нические. Методы испытаний на стойкость к механическим внешним воздействующим факторам.
- 14. ГОСТ 17494-87 (МЭК 34-5-81). Машины электрические вращающиеся. Классификация степеней защиты, обеспечиваемых оболочками вращающихся электрических машин.
- 15. **ГОСТ 17516.1-90.** Изделия электротехнические. Обшие требования в части стойкости к механическим внешним воздействующим факторам.
- 16. **ГОСТ 20459-87 (МЭК 34-6-69).** Машины электрические вращающиеся. Методы охлаждения. Обозначения.
- 17. **ГОСТ 20815-93 (МЭК 34-14-82)**. Машины электрические вращающиеся. Механическая вибрация некоторых видов машин с высотой оси вращения 56 мм и более. Измерение, оценка и допустимые значения.
- 18. ГОСТ 27471-87. Машины электрические вращающиеся. Термины и определения.
- 19. ГОСТ 28173-89 (МЭК 34-1-83). Машины электрические вращающиеся. Номинальные данные и. рабочие характеристики.
- 20. **ГОСТ 28327-89 (МЭК 34-12-80).** Машины электрические вращающиеся. Пусковые характеристики односкоростных трехфазных асинхронных двигателей с короткозамкнутым ротором напряжением до 660 В включительно.
- 21. **ГОСТ 28330-89.** Машины электрические асинхронные мощностью от 1 до 400 кВт включительно. Двигатели. Общие технические требования.
- 22. **ГОСТ 28596-90 (МЭК 196-65).** Стандартные частоты.
- 23. **ГОСТ 29322-92 (МЭК 38-83).** Стандартные напряжения.

Глава Х

ПРИБОРЫ, ВСТРАИВАЕМЫЕ В ОБОРУДОВАНИЕ

В главе приведены контрольно-измерительные приборы, часто встраиваемые в оборудование.

СТЕКЛЯННЫЕ ТЕХНИЧЕСКИЕ ТЕРМОМЕТРЫ

Технические стеклянные термометры с погружаемой нижней частью предназначены для измерения температуры от -90 до +600 °C.

В зависимости от формы нижней части термометры поставляют в двух исполнениях: прямые П; угловые У.

Пример обозначения термометра прямого исполнения N_0 5 с ценой деления 2 °C, с длиной верхней части 160 мм и нижней части 66 мм:

Термометр П 52 160 66

То же, для углового исполнения № 4 с ценой деления 1 °C, с длиной верхней части 240 мм и нижней 291 мм:

Термометр У 41 240 291

Термометры с пределами измерения от -90 до +30 °C должны быть наполнены толуолом по ГОСТ 5789-78.

Длина нижней части термометров с верхними пределами измерения от 400 до 600 °C должна быть не менее 103 мм и не более 403 мм.

Термометры с диапазоном измерения температур от -30 до +600 °C наполняют ртутью марки P_1 и P_2 .

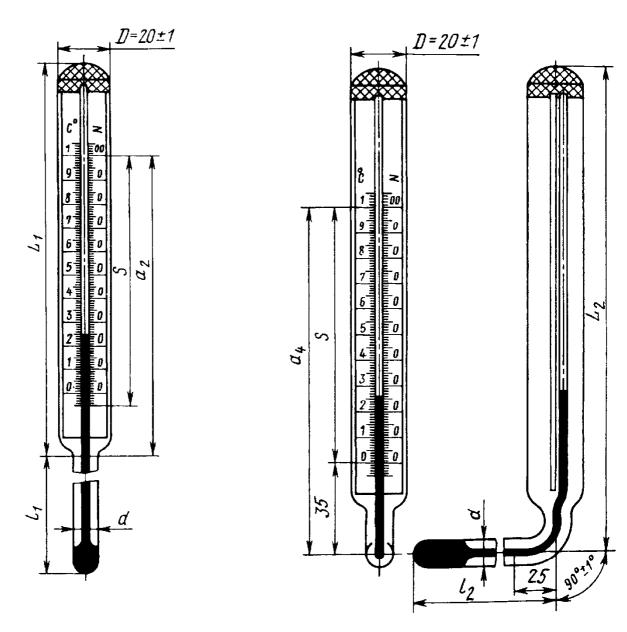
1. Основные параметры термометров (рисунок см. в табл. 2)

-ома	Прелелі рени		Длина в части L_1	-	термо-	Предел: рени	ы изме- я, °С	Длина I части $L_{\rm I}$	_
91. d			240	160				240	160
Помер термо метра	ОТ	ДО	Цена л шкал	еления ы. °С	Номер метра	от	до	Цена л шкал	
1	-90	+30	1	-	7		+300	2	
2	-30	+50	0.5 или 1		8		+350		
3	-60			1	9	0	+400	5	
4		+100	1		10		+450	:	
					11		+500		
5	0	+160	1 или 2	2	12		+600	5 или10	
()		+200							

2. Пределы измерения и размеры термометров Размеры, мм

Прямое исполнение П

Угловое исполнение У



Обозначение термометров *	Пределы измерения, °С	L ₁ max	L ₂ max	S min	a ₂ max	a ₄ max	$d \pm .0,5$	l ₁	l_2
160	-30 ÷ +200	160	180	80	135	155		66	104
160				<u> </u>				103	141
340			·				7,5	163	201
240	-90 ÷ +600	240	260	140	215	235		253	291
	, , , ,		200					403	441
240							0.5	633	671
240							8,5	1003	1041

^{*} По длине верхней части.

В зависимости от назначения термометры с диапазоном от -60 до +200 °C наполняют толуолом, полиэтилсилоксаном по ГОСТ 13004-77, керосином или другой термометрической органической жидкостью.

Термометрическая жидкость нертутных термометров должна быть подкрашена краси-

телем, не обесцвечивающимся в процессе эксплуатации термометра.

Значение вероятности безотказной работы термометров за 1000 ч при доверительной вероятности $P^* = 0.8$ должно быть не ниже, а за половину заданного времени - 0.84.

МАНОМЕТРЫ ИЗБЫТОЧНОГО ДАВЛЕНИЯ (ГОСТ 2405-88)

Стандарт распространяется на показывающие однострелочные манометры избыточного давления с трубчатыми чувствительными элементами.

Класс точности приборов с дополнительными устройствами указан только для показываю-шей части.

3. Основные параметры и размеры манометров

	Класс точност	ги манометра	Верхний* предел
Размер корпуса, мм	без дополнительного устройства	с дополнительным устройством	измерений избыточ- ного давления, МПа
Днаметр 40; $B \times B = 40 \times 40$ Диаметр 60; $B \times B = 60 \times 60$	2,5; 2,5; 4 1,5; 2,5; 4	- - 1,5; 2,5	0,2; 0,10-40 0,1-40
Днаметр 100; $B \times B = 100 \times 100$	1, 1,5, 2,5	:. 1.5	0,06-60
Диаметр 160 и 250; $\mathbf{\textit{B}} \times \mathbf{\textit{B}} = 160 \times 160$	0,6; 1; 1,5	; .1,5	0,06-160
Днаметр 250	0,4	-	0.1-60

^{*} Величины, указанные в пределах, брать из ряда: 0,06; 0,1; 0.16; 0,25; 0,4; 0,6; 1,0; 1,6; 2,5; 4,0; 6,0; 10,0; 16,0; 25,0; 40,0; 60,0; 100,0; 160,0.

Присоединительные размеры штуцеров манометров для подвода измеряемого давления должны соответствовать указанным в табл. 4.

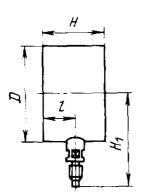
Размеры "под ключ" должны устанавливаться рабочими чертежами и соответствовать ГОСТ 6424-73.

4. Присоединительные размеры штуцеров, мм

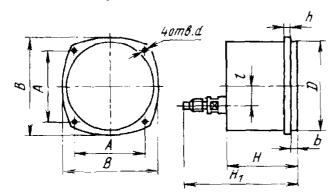
	Размер корпуса	d	d_1	I	h	
			не более			
d_1	Диаметр 40; $B \times B =$ = 40×40	M10 × 1-6g	3	10	2	
		M12 × 1,5-8g	5	12	3	
	Диаметр 60; $B \times B =$ = 60×60	M10 × 1-6g	3	10	2	
		$M12 \times 1.5-8g$	5	12	3	
	Диаметр 100: 160: 250: $B \times B = 100 \times 100$; 160×160	$M12 \times 1,5-8g$	5	12	3	
		M20 × 1,5-8g	6	20	5	

5. Основные габаритные и присоединительные размеры манометров, мм

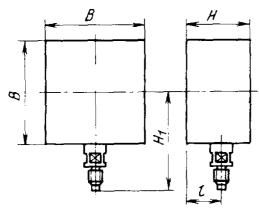
1. Манометр в круглом корпусе без фланца с радиальным штуцером



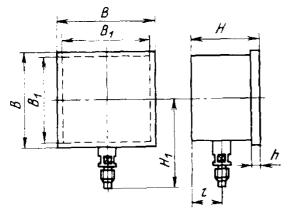
3. Манометр в круглом корпусе с передним расположением фланца с осевым штуцером



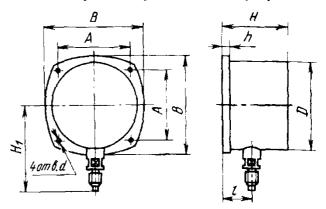
5. Манометр в квадратном корпусе без фланца с радиальным штуцером



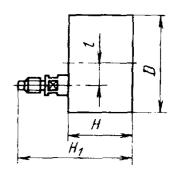
7. Манометр в квадратном корпусе с передним расположением фланца с радиальным штуцером



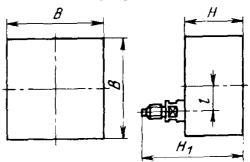
2. Манометр в круглом корпусе с задним расположением фланца с радиальным штуцером



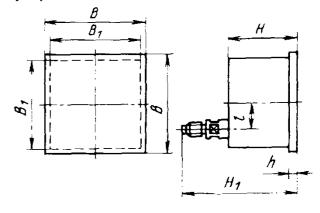
4. Манометр в круглом корпусе без фланца с осевым штуцером



6. Манометр в квадратном корпусе без фланца с осевым штуцером



8. Манометр в квадратном корпусе с передним расположением фланца с осевым штуцером



Продолжение табл. 5

Номер	Размер	D	d	A	В, не	ь	Н	H_1	h	1
ехемы	корпуса		более не более							
<u> </u>	Диаметр	40 ± 1.0			_		28	40		15
4	40		-	-		-		60	-	3
	40 × 40	-			-		40	40		15
6								60		3
1,2	Диаметр	60 ± 1.0	4,5+0,2	48 ± 0.2	65	6		60	12	20
3,4	60						45	75		22
5	60 - 60	_	-	-	-	-		60	12	20
6						l		75		22
1,2	Диаметр	100 ± 1.0	5.5+0.2	80 ± 0.2	110		60	100		25
3.4	100					7		105	19	35
1.2	Диаметр	160 ± 1,5	7.0+0.2	128 ± 0.4	170]		125		30
3.4	160							120		60
$\frac{-}{7}$	160 × 160	-	-	-	_	_	70	125	19	30
8								120		60
1,2	Диаметр	250 ± 2.07	7.0+0.2	200 ± 0.4	265	7		175	19	35
3.4	250							120		100

Основные габаритные и присоединительные размеры приборов с дополнительными устройствами для сигнализации и дистанционной передачи должны соответствовать указанным для манометра 2 (рисунок в табл. 5) и следующим данным:

D , $B \times B$, MM	l	Н	h		
	мм, не более				
100 ± 1.0	60	95	12		
160 ± 1.5	80	120	12		

Примечания: 1. Остальные размеры должны соответствовать указанным в табл. 4.

2. Корпус диаметром 100 мм предназначен только для приборов, имеющих дополнительные устройства для сигнализации.

РЕЛЕ ДАВЛЕНИЯ НА $p_{\text{ном}}$ ДО 1 МПа (по ТУ 2.053.574-8469.001-88)

Реле предназначены для контроля давления рабочей среды в пневматических, гилравлических и смазочных системах с давлением до 1 МПа при температуре окружающей среды от 5 до 50 °C и относительной влажности по ГОСТ 12434-93.

Реле изготовляют:

двух исполнений по величине контролируемого давления рабочей среды:

- 1 от 0.04 до 0.16 МПа;
- 2 от 1,5 до 1,0 МПа;

трех исполнений по способу присоелинения к электрической системе:

- 1 с резьбовым отверстием 1/2 Труб по ГОСТ 6357-81:
 - 2 с прямым штепсельным разъемом;
 - 3 е угловым штепсельным разъемом.

Реле должны допускать резьбовое и стыковое присоединения к пневматической, гидравлической и смазочной системам.

Разность между давлением срабатывания микровыключателя и давлением возврата его в исходное положение не должна превышать 0,02 МПа для реле исполнения 1, от 0,03 до 0,06 МПа - для реле исполнения 2, причем нижнее значение зоны соответствует нижнему значению величины контролируемого давления.

Однополюсный микровыключатель, встроенный в реле, должен работать при продолжительном режиме на номинальном токе 2,5 A при напряжении:

до 380 В переменного тока частотой 50 и 60 Гц; до 220 В постоянного тока.

Основные размеры реле указаны на рис. 1.

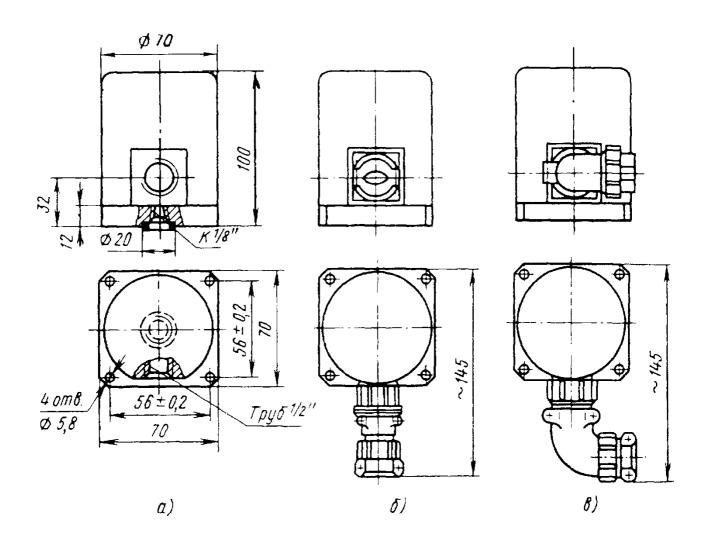


Рис. 1. Исполнения реле по способу присоединения к электрической сети: a - исполнение 1; δ - исполнение 2; s - исполнение 3

Пример обозначения реле исполнения 2 по величине контролируемого давления и исполнения 3 по способу присоединения к электрической системе:

Реле давления 23

То же, исполнения 1 по величине контролируемого давления и исполнения 2 по способу присоединения к электрической системе:

Реле давления 12

Технические требования. Реле должны работать на сжатом воздухе 10-го класса загря ненности по ГОСТ 17433-80.

Реле должны также работать на минерал ном масле с кинематической вязкостью от до $400~{\rm Mm}^2/{\rm c}$ и номинальной тонкость фильтрации не грубее $40~{\rm Mkm}$ (13-й клачистоты по ГОСТ 17216-71) при температу масла от $10~{\rm дo}~55~{\rm °C}$.

Средняя наработка реле до первого отказа - млн. циклов. Суммарный ресурс - 5 млн. циклов

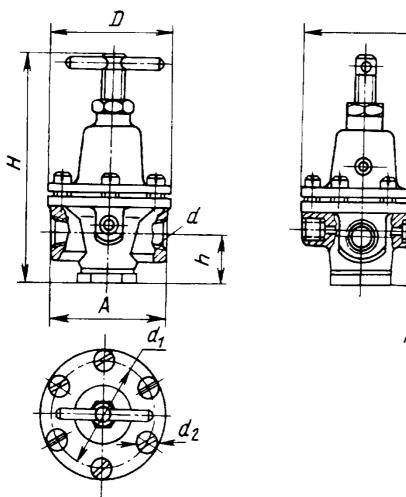
РЕГУЛЯТОРЫ ДАВЛЕНИЯ ТИПА В57-1 И БВ57-1

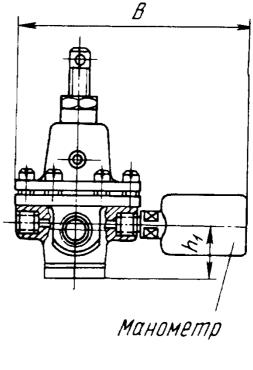
Регуляторы давления служат для регулирования и поддержания постоянного давления в пневматических системах. Давление на входе: наибольшее 0,6 МПа, наименьшее 0,1 МПа.

Пример обозначения регулятора да ления с шифром B57-13:

Регулятор давления В57-13

6. Основные размеры регуляторов, мм





Шифр	Наибольший расход сжатого воздуха, дм ³ /с	d	d_1	d_2	D	Н	h	h ₁	В	A
В57-13. БВ57-13*	0,67	K 3/8"	75	M6	86	150	34	36	160	80
В57-14, БВ57-14	1,5	K 1/2"	75	М6	86	150	34	36	160	80
B 57-16	4.1	K 1"	101	M8	115	200	48	55	190	105

СТЕКЛЯННЫЕ ТРУБКИ ДЛЯ ОПРЕДЕЛЕНИЯ УРОВНЯ ЖИДКОСТЕЙ

Размеры трубок, мм:

наружный диаметр 8; 9; 10; 11; 12; 14; 16; 18 с пред. откл. \pm 1; 20; 22; 25; 28; 30 с пред. откл. \pm 1,5;

толщина стенки от 2,5 до 3,5 с пред. $otkn. \pm 0,5$;

длина от 200 до 1500.

Пример обозначения трубки диаметром 18 мм, толщиной стенки 2,5 мм, длииой 200 мм: Трубка 18-2,5-200

Технические требования. Трубки изготовляют из химико-лабораторного стекла по ГОСТ 21400-75; они термически устойчивы и выдерживают перепад температур не менее 100 °C.

Трубки должны быть механически прочными и выдерживать без разрушения пробное давление, не превышающее 4 МПа, концы трубок должны быть ровно обрезаны и зашлифованы.

ВОДОУКАЗАТЕЛЬНЫЕ СТЕКЛА (по ГОСТ 1663-81 в ред. 1991 г.)

В зависимости от условий службы и поверхности изделий водоуказательные стекла, изготовляемые из термостойкого стекла, подразделяются на два вида:

- 1) рифленые, термически закаленные, предназначенные для работы при давлении до 3,5 МПа включительно;
- 2) гладкие, термически закаленные, предназначенные для работы без слюдяной про-

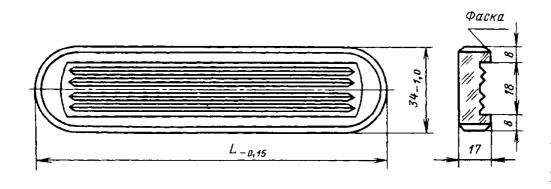
кладки, при давлении до 3,5 МПа включительно и термически закаленные, предназначенные для работы при давлении от 3,6 до 1,2 МПа включительно, в арматуре со слюдяной прокладкой, предохраняющей стекла от непосредственного воздействия воды и пара.

Влагостойкость должна быть не ниже класса 1/98.

7. Форма и размеры водоуказательных стекол

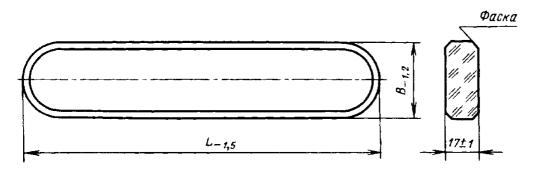
Размеры, мм

Рифленое стекло



L = 115; 140; 160; 190; 220; 250; 280; 320; 340

Гладкое стекло



L = 140; 160; 220; 250; 280; 340

B = 28 u 34

Стекла должны быть бесцветными. Допускаются голубоватый, зеленоватый или желтоватый оттенки стекла.

Примеры обозначения стекла:

рифленого, термически закаленного стекла длиной 250 мм для работы при давлении до 3,5 МПа включительно:

Стекло рифленое ТЗ-250-3,5 вкл.

ГОСТ 1663-81

гладкого, термически закаленного стекла длиной 250 мм для работы при давлении от 3,6 до 12 МПа включительно:

Стекло гладкое Т3-250-12 вкл. ГОСТ 1663-81

УКАЗАТЕЛИ УРОВНЯ ЖИДКОСТЕЙ НА $p_{\rm y}$ ДО 4 МПа (по ТУ 26-07-1487-89)

Указатели уровня с запорными устройствами по ТУ 26-07-1487-89 на p_y до 4 МПа применяют на котлах, сосудах, аппаратах и резервуарах для воды и других жидких неагрессивных сред при температуре до 250 °C.

Указатели уровня изготовляют двух типов: $_{\text{ТИП}}$ 1 - на условное давление 2,5 МПа; тип 2 - на условное давление 4 МПа.

Технические требования. Указатели уровня должны быть герметичными. Пропуск воды

через металл и прокладочные соединения или потение не допускаются.

Стекло должно прилегать по всей длине опорных поверхностей указателей уровня.

Указатели уровня относятся к восстанавливаемым изделиям. Срок службы до списания - не менее 5 лет. Средний ресурс до списания - не менее 35000 ч. Наработка на отказ - не менее 6000 ч. Указанные показатели надежности на стекла не распространяются.

8. Номера и основные размеры указателей уровня типа 1

Размеры, мм

83*	Номер ука- зателя уров- ня	Н	H_1	H_2	Длина рифле- ного стекла ТЗ по ГОСТ 1663-81	Масса, кг. не более
	1	275	138	100	115	2,0
	2	300	162	124	140	2.3
68*	3	320	182	!44	160	2.6
18* H ₂ * H	4	360	224	174	190	3,2
	5	390	254	204	220	3,6
	6	420	284	234	250	3.8
52*	7	450	314	264	280	4,3
517	8	490	354	304	320	4.8
Ø 8 * Ø 20 max	9	510	374	324	340	5,2
 	* Pa		ы для сі	правок	ζ.	

9. Номера и основные размеры указателей уровня типа 2

Размеры, мм

***************************************	Номер ука- зателя уров- ня	Н	$H_{\rm I}$	H ₂	Длина рифле- ного стекла ТЗ по ГОСТ 1663-81	Масса, кг, не более
57*	2	305	168	124	140	4,3
18* 18* 18*	5	385	248	204	220	6,1
	7	445	308	264	280	7,6
85*	9	505	368	324	340	8,9
\$17 100* \$\phi 8* \$\phi 20 max	* Pa	 азмерь	ы для с	правок	(.	1

ЗАПОРНЫЕ УСТРОЙСТВА УКАЗАТЕЛЕЙ УРОВНЯ ЖИДКОСТЕЙ

Запорные устройства кранового и вентильного типов общепромышленного назначения на $p_{\rm y}$ до 4 МПа и $D_{\rm y}$ 20 мм применяют для указателей уровня с рамками и стеклянными трубками наружным диаметром 20 мм

на котлах, сосудах, аппаратах и резервуарах для жидких сред при температуре до 250 °C.

Основные размеры запорных устройств: типа I указаны на рис. 2 и 3, типа II - на рис. 4, типа III - на рис. 5-6.

10. Типы и исполнения запорных устройств

Тип	Испол- нение	Условное давление <i>р</i> _у . МПа	Вид присоедине- ния	Исполнение затвора	М атериал корпуса	Температура среды, °С не бол	Macca, кг
 -	A	1,6	Цапковое				2,45
,	Б	- , -		Крановое	Латунь	225	2,87
11	-	2,5	Фланцевое				4,60
	A-1				Сталь углероди- стая		
111	A-2	4	Цапковое	Вентильное	Коррозионно- стойкая сталь 20X13	250	3.50

Продолжение табл. 10

Тип	И спол- нение	Условное давление <i>р</i> у, МПа	Вид присоедине- ния	Исполнение затвора	М атериал корпуса	Температура среды, °С не бол	Macca, кг
	A-3		Цапковое		Коррозионно- стойкая сталь 12X18Н9Т		3,50
	Б-1			Вентильное	Сталь углероди- стая		
111	Б-2	4	Фланцевое		Коррозионно- стойкая сталь 20X13	250	5,25
	Б-3				Коррозионно- стойкая сталь 12Х18Н9Т		

Применение запорных устройств типа ІІІ на котлах не допускается.

11. Установочный размер между центрами для запорных устройств типов I, II и III, исполнений A-1 и Б-1

Размеры, мм

Указател	Указатели уровня		порных у	стройств	Указател	іи уровня	Типы запорных устройств			
Тип	Номер	I	II	111	Тип	Номер	I	П	Ш	
		Устано	вочный ра	азмер А			Установочный размер <i>А</i>			
	1	295	310	345						
	2	320	335	370		2	325	340	375	
	3	340	355	390						
	4	380	395	430	:	5	405	420	455	
1	5	410	425	460	2					
	6	440	455	490		7	465	480	515	
	7	470	485	520				-		
	8	510	525	560		9	525	540	575	
	9	530	545	580						

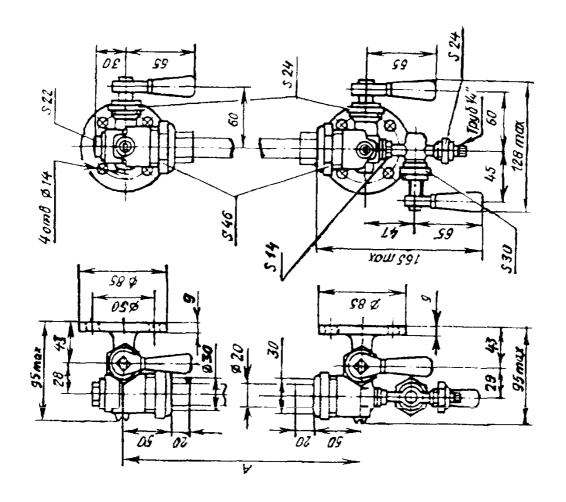


Рис. 3. Запорные устройства типа I, исполнение Б (S - размеры под ключ)

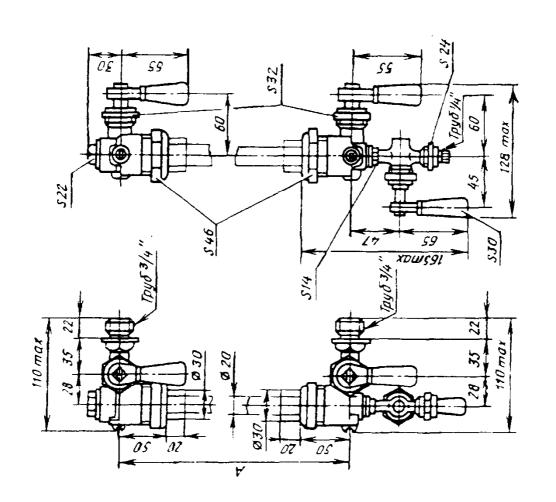


Рис. 2. Запорные устройства типа I, исполнение А (S - размеры под ключ)

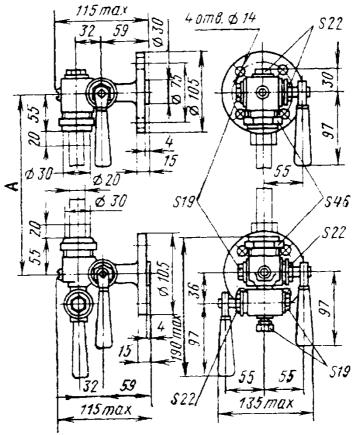


Рис. 4. Запорные устройства типа II

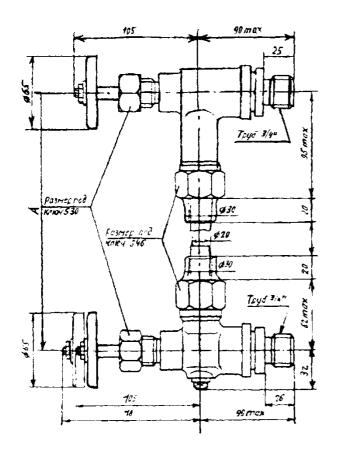


Рис. 5. Запорные устройства типа III, исполнение A-1, A-2, A-3

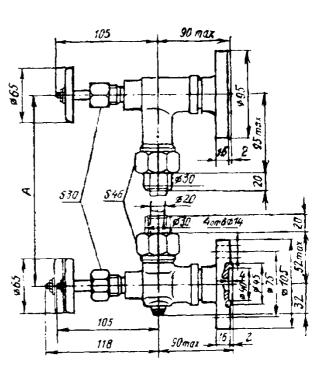


Рис. 6. Запориые устройства типа III, исполнение Б-1, Б-2, Б-3 (S - размеры под ключ)

При применении для запорных устройств цилиндрических трубок по ТУ 25.11.1045-75 длина стекла должна быть не менее установочного размера A между центрами присоединительных концов для указателей типа I - на 20 мм, типа II - на 36 мм и типа III - на 70 мм.

При применении для запорных устройств типов I, II и III, исполнений A-1 и Б-1 указателей уровня по ТУ 26-07-1487-89 установочный размер *А* между центрами присоединительных концов должен соответствовать табл. 11.

Установочный размер *А* между центрами присоединительных концов запорных устройств типа III исполнения A-2, A-3, Б-2 и Б-3 определяют в зависимости от конструкции и размеров применяемых рамок по чертежам, утвержденным в установленном порядке.

Технические требоваиия. 1. Условные, пробные и рабочие давления - по ГОСТ 356-80.

- 2. Материал литых деталей запорных устройств латунь. Материал штампованных деталей сталь: углеродистая по ГОСТ 1050-88, коррозионно-стойкая по ГОСТ 5632-72.
- 3. Резьба метрическая по ГОСТ 24705-81, поле допусков для болтов 8g, для гаек 7H по ГОСТ 16093-81.

- 4. В запорных устройствах кранового типа нижняя кромка окна пробки не должна быть выше нижней кромки окна корпуса.
- 5. Уплотнение сальниковой набивки лолжно обеспечивать герметичность и не должно препятствовать свободному повороту пробки или перемещению шпинделя. После окончательного уплотнения сальниковой набивки втулка сальника должна входить в сальниковую коробку не более чем на 30 % своей высоты, но не менее чем на 2 мм.
- 6. Запорные устройства должны быть герметичны. Пропуск воды и выделение следов влаги на наружных поверхностях не допускаются.
- 7. Запорные фланцевые устройства должны изготовляться со сверлеными отверстиями в присоединительных фланцах. По заказу потребителя допускается изготовление запорных устройств без отверстий в присоединительных фланцах.
- 8. Срок службы запорных устройств до списания не менее трех лет. Ресурс не менее 1800 циклов. Наработка на отказ не менее 500 циклов. Гамма-процентный ресурс не менее 600 циклов. Вероятность безотказной работы в течение срока гарантии для запорных устройств:

типа I - не менее 0,953; типа II - не менее 0,957; типа III - не менее 0,942.

водомеры

Водомеры с вертикально расположенной осью-крыльчаткой типа ВКМ (рис. 7), устанавливаемые только горизонтально, предназначены для учета расхода холодной воды

(до30 °C) от 3 до $20 \text{ м}^3/\text{ч}$.

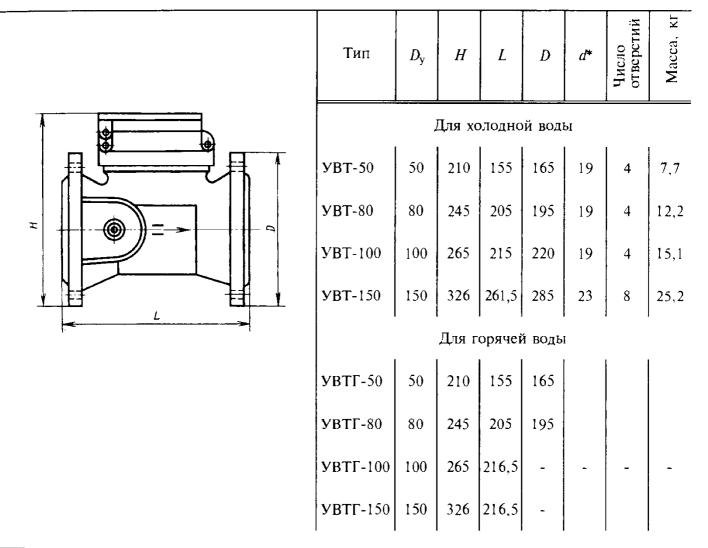
Техническая характеристика водомеров типа **ВКМ** приведена в табл. 12.

12. Миогоструйные водомеры типа ВКМ

Показатели	ВКМ-3	BKM-5	BKM-10	BKM-20
Калибр водомера, мм	15	20	32	40
Присоединительные размеры d , дюймы	1/2	3/4	1 1/4	1 1/2
Характерный расход, м ³ /ч	3	5	10	20
Наименьший допустимый среднесуточный расход (эксплуатационный), м ³ /сутки	9	15	30	70
Длина корпуса L со штуцером, мм	190	190	250	250
Масса со штуцером, кг	4	4.2	5.4	5,8

13. Турбииные водомеры (счетчики)

Размеры, мм



^{*} Диаметр отверстия во фланцах под болты.

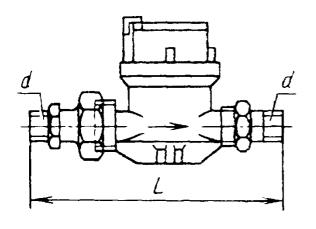


Рис. 7. Многоструйный водомер типа ВКМ для холодной воды

Водомеры с горизонтельно расположенной осью-вертушкой (турбинные) для больших количеств холодной и горячей воды (до 90 °C) приведены в табл. 13

Техническая характеристика турбинных водомеров

Рабочее давление воды, МПа	1
Температура холодной воды, °С	до 30
Температура горячей воды, °С	до 50
Верхний предел измерений, м ³ /ч:	
УВТ- 50 и УВТ Г-50	22
УВТ-80 и УВТГ-80	80
УВТ-100 и УВТГ-100	140
Нижний предел измерений, м ³ /ч:	
УВТ-50 и УВТГ-50. ,	3
УВТ-80 и УВТГ-80	6
УВТ- 100 и УВТ Г-100	8
УВТ-150 и УВТГ-150	12
Наибольший эксплутационный рас- ход, м ³ /ч:	
УВТ-50 и УВТГ-50	15
УВТ-80 и УВТГ-80	45
УВТ-100 и УВТГ-100	75
УВТ-150 и УВТГ-150	160

СЧЕТЧИК ОБОРОТОВ СО.66 (по ТУ 25-01-885-75)

Счетчик оборотов предназначен для подсчета оборотов в различных машинах и устройствах, работающих в закрытых сухих помещениях.

В зависимости от цены деления низшего разряда и максимально допустимой частоты вращения приводного вала счетчик выпускают в двух исполнениях:

- а) с ценой деления низшего разряда (первый цифровой барабан справа) 0,1 оборота с максимальной частотой вращения приводного вала 600 об/мин типа СО.66;
- б) с ценой деления низшего разряда 1 оборот с максимальной частотой врашения приводного вала 2000 об/мин типа CO.66.01.

Основные габаритные и присоединительные размеры счетчика даны на рис. 8.

Технические требования. Счетчик имеет ручку сброса показаний на ноль.

Направление врашения приводного вала по часовой стрелке.

Погрешность счетчика - не более 1 ед полной емкости счетчика при температуре окружающего воздуха (20 ± 5) °C, относительной влажности воздуха от 30 до 80 %, наибольшей частоте вращения привода 600 и 2000 об/мин в зависимости от исполнения.

Счетчик должен работать без дополнительной погрешности в интервале температурот -10 до +40 °C при относительной влажности воздуха от 30 до 80 %. Счетчик должен сохранять работоспособность при воздействии на него относительной влажности воздуха до 95 % при температуре плюс 25 °C. Счетчик должен работать без дополнительной погрешности при воздействии вибрационной нагрузки частотой до 25 Гц с амплитудой не болеє 0,1 мм.

Масса счетчика - не более 0,55 кг. Суммарный ресурс отсчетов $5 \cdot 10^8$. Наработка на отказ T_0 не должна быть менее 10^7 при односторонней доверительной вероятности $P^* = 0,8$. За отказ принимают: погрешность счета выше допустимого; выход из строя механизма сброса.

Обозначение счетчика при его заказє и в документации изделий, в которых он может быть применен:

с частотой вращения 600 об/мин:

Счетчик оборотов CO.66 ТУ 25-01-885-75

с частотой вращения 2000 об/мин:

Счетчик оборотов CO.66.01 ТУ 25-01-885-75

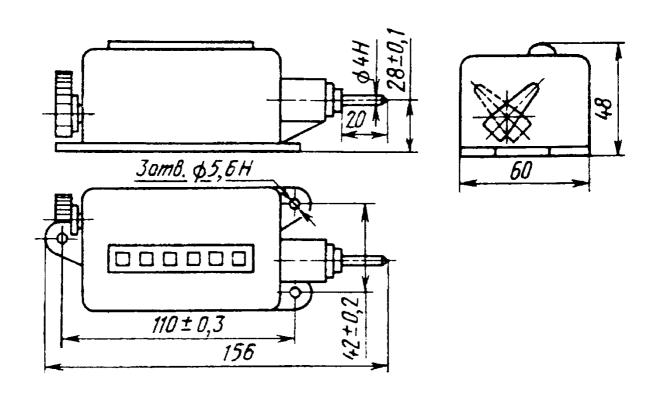


Рис. 8. Основные габаритные и присоединительные размеры счетчика оборотов

ПРУЖИННЫЕ ДИНАМОМЕТРЫ РАСТЯЖЕНИЯ ОБЩЕГО НАЗНАЧЕНИЯ (по ГОСТ 13837-79)

Пружинные динамометры общего назначения в обыкновенном и герметичном исполнениях применяют для измерений статиче-

ских растягивающих усилий.

Классы точности динамометров обыкновенного исполнения 0,5; 1; 2.

14. Основные параметры и размеры динамометров в зависимости от предельных нагрузок

Параметры						Ho	рмы		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·			
Пределы измеряемых усилий. кН:												
наибольший	0,1	0,2	0,5	1,0	2,0	5,0	10	20	50	100	200	500
наименьший. не более	0,01	0,02	0,05	0.1	0,2	0,5	1,0	2,0	5,0	10	20	50
Диаметр шкалы, мм, не менее	125	125	125	150	150	150	150	175	175	175	250	250
Габаритные размеры динамометров обыкновенного исполнения, мм. не более:								! !				
длина с серьгами	350	350	350	425	425	425	425	550	700	700	750	900
ширина	200	200	200	200	200	200	200	250	250	250	400	400
высота	50	50	50	50	50	50	80	150	150	150	200	250
Масса динамометра обыкновенного испол- нения. кг. не более	1,5	1,5	1,5	3,0	3,5	3,5	6,0	12,0	18,0	20,0	35,0	55,0

ГОСТ предусматривает также герметичное исполнение динамометра с наибольщей предельной нагрузкой 20 и 50 кН.

Цена деления щкалы динамометра должна быть не более 0,01, для цифровых отсчетных устройств 0,001 наибольщего предела измерения.

Технические требования. 1. Основная погрешность показаний динамометров при температуре воздуха (20 ± 5) °C и относительной влажности не более 80 % выражается в процентах от верхнего предельного значения силы, измеряемой динамометром при статической нагрузке, и не должна превыщать:

- ± 1 % для динамометров 1-го класса;
- ± 0,5 % для 0,5-го класса;
- ± 2 % для динамометров 2-го класса.
- 2. Динамометры должны соответствовать требованиям п. 1 при соблюдении следующих условий:

прибор должен быть установлен в вертикальном положении в соответствии с требованиями инструкции по эксплуатации:

измеряемое усилие направляется вдоль силовой оси;

нагрузку должны прилагать плавно и без рывков.

3. Динамометры должны сохранять метропогические свойства при условиях:

- а) превышения предельной нагрузки на 25 %;.
- б) после изменения нагрузки по величине и знаку с размахом колебаний от 10 до 80 % максимальной нагрузки (измеряемой динамометром) и частотой нагружения не менее 220 циклов в минуту.
- 4. На предельные нагрузки до 10 кН динамометры имеют ограничительное устройство, предохраняющее упругий элемент от перегрузки.
- 5. Динамометры снабжены корректирующим устройством для установки стрелки на нулевую отметку щкалы. Корректор нуля не должен вносить в показания динамометров дополнительные погрешности.
- 6. Вероятность безотказной работы динамометра в течение 500 ч работы должна быть не менее 0,96.
- 7. Технический ресурс должен быть не менее 10000 ч.

Дополнительные источники

Ротаметры обшепромыціленные. ГОСТ 13045-81.

Счетчики холодной воды крыльчатые ГОСТ 6019-83.

Счетчики холодной воды турбинные. Технические условия. ГОСТ 14167-83

Расходомеры скоростные, электромагнитные и вихревые ГОСТ 28723-90

Перечень ГОСТов

В 3-м томе справочника использованы ГОСТы, действующие на 1 июля $2000 \, \Gamma$.

ГОСТ	Стр.	ГОСТ	Стр.
2.312–72	141	493–79	622
2.313-82	164	494–90	368, 378, 379
4.124-84	764	503–81	473
9.014–78	667	617–90	368, 376, 377,
9.032-74	667	077 00	413-418, 420-432
9.303–84	23	977–88	24, 492, 499, 667
9.306-85	11, 16, 246, 515	1050–88	80, 181, 182, 190, 247, 370, 403, 491, 837
12.1.003-83	671	1000	
12.1.004-91	773, 823	1060–90	547
12.1.024-81	795	1071–81	181, 182, 203, 204, 228
12.1.027-80	795	1208–90	379
12.2.003-91	773, 823	1215–79	408, 487
12.2.007.0-75	773	1412–85	482, 486, 495
12.2.007.1-75	773	1435–90	24, 181, 182, 190
32–74	530, 564	1491–80	545, 576, 627
183–74	664, 764, 772–777	1643–81	662
270–75	392	1663–81	541, 831, 832
288–72	301, 351	1758–81	662
356-80	495, 496, 555, 557, 837	1759.0–87	23
380-94	24, 370, 403, 596, 598	1805–76	351, 501

ГОСТ	Стр.	ГОСТ	Стр.
2144–93	764	5789–78	824
2246-70	27	5915–70	472, 680, 683
2405-88	531, 826	5916–70	680, 683
2479–79	784–787	5927-70	545, 614, 627
2590-88	181, 182	5949–75	16
2771-81	233	5950–73	24
2789–73	646, 662	6019-83	840
2822–78	485, 491	6111-52	
2939–63	598	0111-32	367, 368, 409–417, 433, 435, 440–447,
3057–90	257, 260, 262		451, 458–464, 508, 514, 556–561, 565,
3212–90	620, 634		570, 639, 743
3262-75	369, 370, 545	6211-81	508, 556
3333-80	503	6267–74	502
3564–84	516, 518	6286–73	399–402, 463, 466
3675–81	662	6308–71	301
3722–81	515	6357–81	370, 403, 408–414,
4366–76	502		431–436, 443, 457, 494, 497, 508, 537,
4541–70	767, 782		828
4543–71	24, 626, 682	6418-81	301
4784–97	621, 623	6424–73	826
5152-84	359	6467–79	356, 357
5222-72	156, 198	6527–68	481, 482, 487, 497
5260–75	487, 493	6540–68	555, 647–651
5264-80	30. 47		
5496–78	390, 392, 393	6678–72	342, 346, 348, 614, 627
5520–79	596	7062–90	667
5632-72	24, 376, 477, 491, 492, 499, 837	7338–90	486, 488, 495
5663–79	16	741990	190, 191

ГОСТ	Стр.	ГОСТ	Стр.		
7505–89	667	8957–75	405, 406		
7829–70	667	8958–75	404, 405		
7871-75	27	8961–75	407, 408		
7912–74	392	8962–75	407		
8032-84	662, 785	8963–75	407		
8479–77	667	8966–75	370, 403		
8551-74	503	8967–75	403		
8592–79	770, 787				
8732–78	373, 434, 445–452	8968–75	403		
8733-87	371, 372	8969–75	403		
8734-75	366, 371–374,	9150-81	514		
	412–435, 440, 443, 445–452	9178-81	662		
8752-79	308, 310, 311	9389–75	181–185, 187, 203–206, 209, 215, 224, 228, 238, 247		
8773–73	502	0422 90	314, 503		
8820-69	570	9433-80			
8865–93 (MЭK 85–84)	772, 779, 793, 823	9466–75	24		
8908-81	322	9467–75	24, 25		
8946–75	404, 405	9544–93	482, 485, 487, 491, 494, 498		
8947–75	405, 406	9789–75	497		
8948-75	404	9833-73	273, 274, 279, 280,		
894975	405, 406		284, 292, 297, 298, 412, 433, 443, 528,		
8950–75	406, 407		543, 571, 577, 578,		
8951–75	404		580, 588–590, 614, 627		
8952–75	405, 406	9940–81	374, 376		
8953–75	407	9941-81	375		
8954–75	370, 404	10007-80	330, 486, 488, 491.		
8955–75	370, 404, 405	10007-00	492		
8956-75	404	10051-75	25		

ГОСТ	Стр.	ГОСТ	Стр.
10299-80	9, 10, 12	12640-80	19, 20
10300-80	9, 10	12641-80	20, 21, 22
10303-80	10	12642-80	20, 22
10549-80	544, 570, 630	12643-80	20, 21, 22
10589-87	299, 330	12644–80	20
10605-94	680, 683	12815–80	480, 493
10607-94	680, 683	12819-80	493
10704-91	403, 480	12920–67	17
10707-80	403	13004–77	826
10748-79	669	13045–81	840
10948-64	787	13165–67	246, 247
1095774	501	13267–73	785, 787
11110-75	502	13465–77	614, 627, 680, 683
11284–75	667, 787, 790	13764–86	180, 181, 200
11371–78	472	13765–86	199, 200, 201, 204
11383–75	480	13766–86	184, 199, 200, 204,
11700-80	522	12747 04	209
11828-86	782	13767-86	181, 215, 219
11929–87	793, 796, 823	13768-86	184, 220. 224
12080–66	667, 787. 788	13769-86	181
12081-72	667–669, 680, 683. 787, 788	13770-86	182, 205, 208, 224, 227
12126-86	770, 786, 823	13771-86	182, 228, 233, 237
12139–84	765, 767, 823	13772–86	182
12434–93	828	13773–86	182, 206, 207, 238, 240
12638-80	19, 20	13774–86	182, 241
12639-80	19, 20	13775–86	182, 199, 200

ГОСТ	Стр.	ГОСТ	Стр.
13837-79	840	15527-70	486, 487
13943–86	547	15543-70	772, 798, 800
		15543.1–89	823
14063–68	555	15608-81	643–646, 653
14068–79	503, 554	16030-70	787
14140-81	667	16037-80	81, 104
14167–83	840	16093-81	414, 416, 418, 420, 426, 428, 430, 432,
14249–89	654		438, 442, 444, 452,
14254-96 (МЭК 529-89)	790, 823		469, 494, 495, 497, 515, 529, 544, 566, 570, 572, 576, 588, 626, 634, 639, 790,
14255–69	790		837
14296–78	314	16118–70	575
14797-85	14	16130-85	106, 107
14798–85	14	16202-81	662
14801–85	14	16264.0–85	766, 823
		16264.1–85	766, 823
14806-80	50, 79	16310-80	117, 145
14838-78	17	16337–77	456
14896-84	322, 324, 325, 336, 364	16372-93 (MЭК 34-9-90)	767, 795, 823
14955–77	16	16504-81	764
	24, 181, 182, 185,	16514-87	654
14959-79	190	16516-80	555
14963–78	185, 233. 241, 575	16517-82	567
		16517-93	654
15023–76	689	16728–78	532
15150-69	342, 513, 529, 598,	16921-83	767
	663, 664, 680, 683, 689, 734, 757, 766,	16962.2–90	797, 823
	772. 773. 798. 800, 801	17108–86	654
15152-69	342	17216–71	518, 520, 525, 554, 570, 829
15467-79	672	17375–83	480

ГОСТ	Стр.	ГОСТ	Стр.
17380-83	480	19348-82	772
17411-91	567, 654	19535–74	480, 570
17433-80	598, 602, 639, 829	19739–74	156
17437-81	561, 562, 566	19746–74	156
17473-80	542	19853–74	504, 507, 513–515
17494-87 (MЭК 34-5-81)	767, 790, 795, 823	20373–94	659, 663, 666, 677, 683, 689, 717
17516-72	772	20403-75	392
17516.1–90	797, 798, 823	20459-87 (MЭК 34-6-69)	767, 795, 829
17678-80	477	20736–75	675
17711–93	481, 485, 494		
18175–78	198	20799–88	500, 501, 538
18242-72	675	20815-93 (MЭК 34-14-82)	796, 823
18321-73	598	20839–75	786
18468-79	600	21130-75	773
18475–82	383	21324–83	599
18482-79	3 84, 385	21329–75	557, 559
18599-83	386, 388	21400-75	830
18620-86	773	21631–76	477
18698–79	399, 396	21729–76	480
18709–73	770, 786, 787	21930–76	152
18829–73	280	21931–76	152, 153
18907–73	16	21945–76	380, 381
19099-93	554	21996–76	190
19248-90 (HCO 3677-76)	151	22643–87	499
19249-73	164	22704–77	364
19264-82	570	22897–86	480

ГОСТ	Стр.	ГОСТ	Стр.
22976–76	654	26218–94	757, 764
23137–78	156	26352–84	554
23216–78	773	26358-84	667
23264-78	803	26543-94	750, 764
23360-78	669	26645–85	667
23822-79	364	27142–86	708, 764
23823–79	364	27471-87	765, 823
23824–79	364	27701–88	724, 764
23825–79	364	27871-88	764
23826–79	364	28173-89	770, 773, 778, 823
23941–79	795	(MЭК 34–1–83)	770, 773, 776, 623
24133–80	476	28327-89	767, 780, 823
24134–80	479	(MЭК 34–12–80)	
24135–80	479	28330-89	766, 772, 773, 823
24136-80	479	28596-90 (MЭК 196-65)	767, 823
24266–94	667	28723–90	840
24386–91	669, 764		655, 764
24643-81	572-581, 586, 669	29067-91	
24682-81	772	29285–92	671, 764
24705-81	414–420, 426–432, 438–452, 469, 494,	29322–92	823
	497, 508, 529, 558,	30164–94	664, 743, 752
:	561, 565, 570, 586, 837	P 50753-95	270
24811-81	329	P 50891-96	663, 671, 676, 677, 683
25022-81	743	P 50968–96	663, 664, 671, 699,
25301-82	677		702

ПРЕДМЕТНЫЙ УКАЗАТЕЛЬ

В

Вентили запорные муфтовые и фланцевые на $p_y = 1,6$ МПа из ковкого чугуна — Параметры 488 — Размеры 488 — Техника безопасности 487 — Технические требования 487

– из серого чугуна – Параметры 486 – Размеры 486, 487 – Технические требования 488

Вентили запорные муфтовые латунные на $p_y = 1.0$ и 1.6 МПа — Параметры 494 — Размеры 494, 495 — Технические требования 494

Вентили запорные прямоточные из коррозионно-стойкой стали на $p_y = 1,6 \text{ МПа} - \text{Параметры } 492 - \text{Размеры } 493 - \text{Технические требования } 491$

Вентили запорные сильфонные стальные на $p_{_{\mathrm{V}}}$ = 1 МПа и $D_{_{\mathrm{V}}}$ от 10 до 150 мм

- Материал корпусных деталей и уплотнительных поверхностей 491 - Основные размеры 489, 490 - Технические требования 489, 491

Водомеры 837, 838

Воздухосборники для воздушных стационарных поршневых компрессоров общего назначения — Материалы 596 — Обозначение 594 — Параметры 596 — Размеры 595, 596 — Технические требования 597, 598 — Типоразмеры 595, 596

Γ

Гидроклапаны предохранительные на $p_{\text{ном}}$ до 32 МПа — Исполнение 566 — Назначение 566 — Обозначение 566, 567 — Параметры 567 — Размеры 568, 569 — Технические требования 567, 570

Гидроприводы – Соединительные

части – см. Части соединительные (фитинги) для гидроприводов

Гидроцилиндры для станочных приспособлений – Технические требования 570

- двустороннего действия укороченные 582–590
- одностороннего действия со сплошным штоком 571–576
- одностороннего действия с полым штоком 577-581

Гидроцилиндры на рабочее давление p_p до 10 МПа с диаметром $D = 40 \div 125$ мм — Размеры 591—593

Д

Двигатели асинхронные общего назначения — Высоты оси вращения 785, 786 — Допуски 787—790

- Допустимые уровни вибрации 796,797
- Допустимые уровни шума 793-796
- Классификация нагревостойкости машин 779
- Классы нагревостойкости изоляции 793
- Классы номинальных данных 778,779
- Климатические исполнения 798-801
- Обозначение конструктивного исполнения и способа монтажа 784
- Основные параметры и размеры 765–772
- Пусковые характеристики 780-783
- Способы охлаждения 792, 793

Двигатели асинхронные общего назначения — Степени защиты 790, 791

Стойкость к воздействию специальных сред 801

- Стойкость к механическим факторам 797, 798
- Термины и определения 765
- Технические требования 772, 773
- Типовые режимы работы 775–778
- Условное обозначение 802, 803
- Установочные и присоединительные размеры 786, 787

Двигатели асинхронные общего назначения двухскоростные серии АИ – Технические данные 816–822

- серии АИ Технические данные 804-807
- серии АИР Габаритные, установочные и присоединительные размеры 808-815

Динамометры пружинные растяжения общего назначения 840

Дроссели – Технические требования 602–604

- исполнения 1 Параметры 603
- исполнения 2 Параметры 604

3

Заклепки классов точности В и С с полукруглой, потайной и плоской головками — Марки материала и покрытия 11 — Обозначение 12 — Размеры 9, 10 — Сопротивление срезу 12

Заклепки повышенной точности — Временное сопротивление срезу 15 — Материал и покрытия 16, 17 — Подбор длин 12, 13 — Размеры 14, 15

Заклепки полупустотелые нормальной точности — Обозначение 23 — Размеры 21—23 — Технические требования 23

- пустотелые - Назначение 18 - Обозначение 20 - Размеры 19, 20 - Форма и размеры замыкающей головки 20, 21 - стержневые сплошные 9

К

Канавки для сальниковых колец — Форма и размеры 302, 303

- кольцевые - Примеры рационально-

го устройства 509-511

- маслооткачивающие Основные размеры 306 Применение 307
- маслоотражательные 307
- продольные Примеры рационального устройства 511, 512
- смазочные на валах Размеры 513

Канавки под кольца прямоугольного сечения для уплотнения цилиндра 354 — штока 353

Канавки под манжеты для пневматических устройств для уплотнения цилиндра 349

штока 350

Клапаны обратные подъемные муфтовые латунные на $p_y = 1,6$ МПа — Размеры 496 — Технические требования 496, 497

– приемные с сеткой фланцевые чугунные на $p_y = 0.25 \text{ M}\Pi \text{a}$ – Размеры 496 – Технические требования 495

Клапаны предохранительные пружинные полноподъемные фланцевые стальные на $p_y = 1,6$ и 4 МПа – Исполнения 499 – Материалы 499 – Параметры 499 – Размеры 497, 498 – Технические требования 498 – Типы 499

- смазочные Назначение 529 Обозначение 529 - Параметры и размеры 530 - Технические требования 531
- шариковые концевые Размеры 529
 Клеи для изготовления инструмента
 168 свойства и назначение 178
- для склеивания резин между собой и с другими материалами 168 Свойства и назначение 175–177
- конструкционные Основные требования 168 – Свойства и назначение 169–174

Кольца для полиамидных шевронных уплотнений – Материалы 321, 322

- нажимные 318, 319

– опорные 319–321

Кольца защитные — Рекомендации по применению и монтажу 299, 300

 для гидравлических устройств — Конструкция и размеры 331–336 — Материалы 330

– прямоугольного сечения для гидравлических устройств – Форма и размеры 354, 355

Кольца маслоотражательные – Размеры 307

– сальниковые войлочные – Применение 301 – Требования к сопрягаемым деталям 301, 303, 304 – Форма и размеры 302, 303

Кольца уплотнительные резиновые круглого сечения для гидравлических и пневматических устройств — Гарантийные сроки и наработка 282 — Группы резин 274 — Группы точности 273 — Предельные отклонения диаметров сопрягаемых деталей 282 — Предельные отклонения размеров канавок 282 — Пример обозначения 280 — Размеры и масса 274—279 — Рекомендации по монтажу 281, 284, 298, 299 — Способы установки и требования к сопрягаемым деталям 280, 281 — Технические требования 280

- прямоугольного сечения для гидравлических устройств — Назначение 352 — Обозначение 352 — Рекомендации по применению 356 — Технические требования 356 — Форма и размеры 352

Концы муфтовые с трубной цилиндрической резьбой 481

Краны конусные натяжные муфтовые латунные – Размеры 482 – Технические требования 481, 482

- трехходовые сальниковые фланцевые чугунные - Размеры 482, 483 - Технические требования 482, 483

Краны пробковые проходные натяжные чугунные для газопроводов — Размеры 484 — Технические требования 484

сальниковые фланцевые латунные –
 Размеры 483 – Технические требования
 484

Краны пробко-спускные сальниковые латунные — Размеры 485 — Технические требования 485

Краны управления типа B71-22 606 – типа B71-33 606, 607

M

Манжеты армированные резиновые для валов – Диаграмма выбора резины 310

- Обозначение 310
- Параметры сопряженных деталей 312
- Размеры 309, 310
- Рекомендации по монтажу и эксплуатации 314, 315
- Технические требования 310-312
- Типы 308, 309
- Требования к уплотнительным узлам и сопряженным деталям 313, 314

Маижеты для полиамидных шевронных уплотнений — Обозначение 319 — Размеры 318, 319 — Технические требования 321, 322 — Физико-механические показатели материала 321

Манжеты (воротники) уплотнительные резиновые для гидравлических устройств — Пресс-формы 359, 364 — Условия работы 359 — Форма и размеры 360—362

Манжеты уплотнительные резиновые для устройств гидравлических — Конструкция и размеры 322—327 — Назначение 322 — Обозначение 324 — Примеры монтажа 338—341 — Рекомендации по применению и монтажу 329, 336—338 — Ресурс 328 — Технические требования 325, 328

- пневматических - Материал 342, 343 - Применение 342 - Типы и размеры 344-348 - Требования к установке и эксплуатации 343, 349, 351

Манометры избыточного давления 826-828

Масленки для пластичных материалов и **смазочных масел** — Технические требования 515

Масленки для пластичных материалов резьбовые прямые — Обозначение 514

- Размеры 513, 514
- угловые Обозначение 515 Размеры 514, 515

Масленки для смазочных масел под запрессовку — Обозначение 515 — Размеры 515

Масленки колпачковые – Размеры 516 **Маслопроводы** – Диаметры 554 – Уклоны 554

Маслораспределители — Блоки дроссельные смазочные 525 — Размеры 526—528 — Технические требования 525, 529

Маслораспылитель типа В44-2 — Размеры 605

Маслоуказатели жезловые – Конструкции и размеры 546, 547

- круглые Размеры 541-543 Обозначение 542 Технические требования 543
- трубчатые Конструкции и размеры 543-546
- удлиненные Размеры 541

Материалы сварочные — Марки проволоки 27 — Назначение 27 — Пример обозначения 27

Места посадочные для манжет (воротников) для уплотнения поршня 362, 363 — штока 363, 364

Места посадочные для уплотнений по конусной фаске 297

– радиальных под кольца с диаметром сечения: $d_2 = 2.5$ мм 284, 285

 $d_2 = 2.3 \text{ mm } 284, 283$ $d_2 = 3.0 \text{ mm } 285, 286$

 $d_2 = 3.6 \text{ mm } 286-288$

 $d_2 = 4.6 \text{ mm } 288-290$

 $d_2 = 5.8 \text{ mm } 290, 291$

 $d_2 = 8.5 \text{ mm } 292$

- резьбовых соединений 298
- торцовых под кольца с диаметром сечения: $d_2 = 2.5$ мм 292, 293

 $d_2^2 = 3.0 \text{ mm } 293$

 $d_2 = 3.6 \text{ mm } 293, 294$

 $d_2 = 4.6 \text{ mm } 295$

 $d_2 = 5.8 \text{ mm } 296$

 $d_2 = 8.5 \text{ mm } 297$

Мотор-редукторы планетарные зубчатые двухступенчатые типа 1МПз2 – Обозначение 752 – Размеры 752, 753 – Техническая характеристика 754, 755 – Характеристика зацепления 756

– одноступенчатые типа 1МП3 – Размеры 750 – Техническая характеристика 751

Мотор-редукторы цилиндрические двухступенчатые соосные типа МЦ2С — Размеры 703, 704 — Техническая характеристика 705, 706—Характеристика зацепления 707

– одноступенчатые типа МЦ – Размеры 699, 700 – Техническая характеристика 701 – Характеристика зацепления 702

H

Насосы однопоршневые смазочные с механическим приводом — Габариты 532 — Исполнения 532 — Обозначение 531 — Параметры 532 — Привод 531, 535 — Размеры 533, 534 — Технические требования 535 — Указания по эксплуатации 535

- шестеренные Назначение 539 Размеры 539, 540 - Техническая характеристика 540 - Типы 539
- шиберные Варианты изготовления 535, 536 Назначение 536 Обозначение 537, 538 Размеры 537 Технические требования 536, 537 Указания по монтажу и эксплуатации 538

П

Пневмоклапаны обратные на $p_{\text{ном}} = 1$ МПа — Обозначение 599 — Параметры и размеры 599 — Пропускная способность 599 — Технические требования 598

– редукционные на $p_{\text{пом}} = 1 \text{ М}\Pi a$ – Виды 600 – Обозначение 600 – Параметры 601, 602

Пневмоцилиндры вращающиеся с воздухоподводящей муфтой — Параметры 640 — Размеры 641, 642 — Технические требования 638, 639

- встраиваемые для станочных приспособлений – Параметры 607 – Примеры применения 638 – Размеры 608–637
- на давление до 1 МПа Исполнения 643 Обозначение 645 Параметры 644, 647–653 Технические требования 646
- на давление 1 МПа Параметры 643 **Пресс-формы** Указания по проектированию 337, 340, 342

Припои – Классификация 151, 152 – Обозначение 152

- высокотемпературные Классификация, химический состав, свойства, назначение 157-160
- медно-цинковые Марки 156 Механические и физические свойства 156
- низкотемпературные Классификация, химический состав, свойства, назначение 157
- оловянно-свинцовые Марки 152 Области применения 154 Пример обозначения 152, 153 Физико-механические свойства 153
- серебряные Марки 155 Назначение 155 Обозначение 156 Плотность 155 Сортамент 156 Температура плавления 155

Проволока пружинная из кремнемарганцовой бронзы — Диаметры и механические свойства 198

- стальная легированная Назначение и технические требования 185, 190
- стальная углеродистая Диаметры и теоретическая масса 1000 м проволоки 184 – Механические свойства 186–189 – Примеры обозначений 185 - Рекомендации по применению 183
- **роволока сварочная** Марки 27 Назначение 27 Пример обозначения 27

Прокладки – Материалы 271

– уплотнительные для резьбовых соединений 272, 273

Пружины винтовые цилиндрические сжатия и растяжения — Выносливость и стойкость 180

- Классы 180
- Конструкция 248–250
- Материалы 183–198
- Примеры определения размеров и формулы для проверочных расчетов жесткости и напряжений 204–208
- Разряды 181, 182
- Расчет 199-204

Пружины винтовые цилиндрические сжатия и растяжения класса I, разряда 1 — Параметры 209—214

- класса I, разряда 2 Параметры 215–219
- класса I, разряда 3 Параметры 220-224
- класса II, разряда 1 Параметры 224–227
- класса II, разряда 2 Параметры 228-233
- класса II, разряда 3 Параметры 233–237
- класса III, разряда 1 Параметры 238-240
- класса III, разряда 2 Параметры 241–245

Пружины изгиба пластинчатые – Конструкция 254 – Расчет 253, 254

- кручения из круглой проволоки Конструкция 251 - Расчет 250-253
- сжатия для станочных приспособлений 246 Размеры 246, 247

Пружины спиральные плоские из заготовки прямоугольного сечения — Применение 254, 255 — Расчет 255—257 — с креплением на валу и к барабану 256

- с отогнутыми зацепами 256

Пружины тарельчатые – Исполнение 257

- Классы 257
- Методика определения параметров 266–269

- Основные параметры 258-262
- Применение 263, 265
- Примеры выбора 270
- Пример обозначения 257, 263
- Рекомендации по проектированию пакетов 265, 270
- Схема сборки в пакеты 264
- Технические требования 263
- Ширина опорных плоскостей, допуски соосности и параллельности 263

P

Регуляторы давления типа **B57-1** и **БВ57-1** 829, 830

Редукторы и мотор-редукторы — Главный параметр 661, 662

- Выходные концы валов 667-669
- Классификация в зависимости от вида передач и числа ступеней 655
- Классификация в зависимости от расположения осей валов 656
- Классификация в зависимости от способа крепления 657
- Конструктивные исполнения по способу монтажа 658
- Контроль и диагностика технического состояния 676, 677
- КПД 666
- Номинальные нагрузки 664, 665
- Нормы точности отливок, поковок667
- Обозначение вариантов сборки 659–661
- Относительная масса 665
- Показатели надежности 669, 670
- Покрытия 667
- Правила приемки 671-675
- Примеры условного обозначения 663, 664
- Степени точности передач 662
- Типы 661, 662
- Условия применения 664
- Шумовые характеристики 670, 671 **Редукторы и мотор-редукторы волно-вые зубчатые типа ЗВ и ЗМВ** Конструктивные исполнения 757 Обозна-

чение 757 – Параметры 761–763 – Размеры 758–760

Редукторы коническо-цилиндрические двухступенчатые типа КЦ1 – Допускаемые нагрузки 710, 711 – Обозначение 711 – Размеры 708, 709 – Характеристика зацепления 712

- трехступенчатые типа КЦ2 – Допускаемые нагрузки 715 – Обозначение 711 – Размеры 713, 714 – Условия эксплуатации 711 – Характеристика зацепления 716

Редукторы планетарные зубчатые двухступенчатые типа Пз2 – Материалы 745 – Размеры 746, 747 – Техническая характеристика 748, 749

– одноступенчатые типа Пз – Материалы 745 – Обозначение 743 – Размеры 742, 743 – Техническая характеристика 744

Редукторы цилиндрические двухступенчатые соосные типа Ц2С – Размеры 697, 698 – Техническая характеристика 697

- двухступенчатые типа Ц2У Варианты сборки 685 Допускаемые нагрузки 687 Концы валов 686 Материалы зубчатых колес 682 Обозначение 683 Размеры 684 Типоразмеры 683 Условия эксплуатации 683 Характеристика зацепления 687, 688
- двухступенчатые типа Ц2У-Н –
 Варианты сборки 690 Допускаемая нагрузка и термическая мощность 691
- Концы валов 689 Обозначение 689
- Размеры 690, 691 Характеристика зацепления 692, 693
- одноступенчатые типа ЦУ Обозначение 680 Размеры 678, 679 Теоретическая мощность 680 Условия эксплуатации 677, 680 Характеристика зацепления 681
- трехступенчатые типа ЦЗУ Варианты сборки 689, 694 - Концы валов 686
- Размеры 694, 695 Типоразмеры 689
- Характеристика зацепления 696

Редукторы червячные глобоидные типа ЧГ – Допускаемые нагрузки 721–723 – Коэффициент термической мощности 724 – Обозначение 717 – Радиальные силы на концы валов 717 – Размеры 718–720

- типа ЧОГ - Вращающие моменты 724 - Допускаемые нагрузки 727-730 - Коэффициент термической мощности 724 - Радиальные силы на концы валов 717 - Размеры 720, 725, 726

Редукторы червячные одноступенчатые типа 2Ч — Варианты сборки 724 — Допускаемые нагрузки 734 — Размеры 731,732—Техническая характеристика 723

- типа Ч - Вращающие моменты 734 - Допускаемые вращающие моменты и КПД 739-741 - Обозначение 734 - Радиальные консольные силы 741 - Размеры 735-738

Резина — Группы в зависимости от рабочей температуры 274 — Физикомеханические показатели для изготовления манжет 325, 343

- трубок 392
- уплотнительных колец 274
- шнуров 358

Реле давления на $p_{\text{ном}}$ до 1 МПа 828, 829

Рукава металлические гибкие герметичные с подвижным швом — Назначение 398 — Обозначение 398 — Основные параметры 398, 399

- резиновые высокого давления с металлическими оплетками неармированные Группы 400 Обозначение 401, 402 Рабочее давление 401 Размеры 399, 400 Технические требования 402 Условия работоспособности 402
- резиновые напорные с текстильным каркасом Классы 394 Обозначение 393, 396 Применение 393 Размеры 395-397

 \mathbf{C}

Сварка – Требования 28, 29

- алюминия и его сплавов 29
- сталей и сплавов 28
- титана и его сплавов 29

Скобы – Технические требования 480

- двухместные 478
- одноместные 476, 477
- **–** трехместные 478, 479
- четырехместные 479

Смазка узлов конструкций зубчатых и червячных передач 548, 549

- подшипников 550
- цепных передач 549, 550

Смазки жидкие 500, 501

- пластичные 502, 503

Соединения для рукавов и шлангов концевые неразъемные 457, 458

- неразъемные рукавов высокого давления 463–465
- разъемные 458–462
- разъемные под углом 90° рукавов высокого давления 470, 471
- разъемные рукавов высокого давления 466–469

Соединения заклепочные – Параметры 18 – Расчет 18

Соединения клеевые — Выбор клея 168 — Конструирование 165 — Обозначение на чертежах 168 — Расчет 167 — Рекомендуемые типы конструкций 166 — См. также *Клеи*

Соединения паяные — Допускаемые напряжения 165 — Конструктивные элементы 162, 163 — Основные типы и их обозначения 161 — Пределы прочности на срез 164 — Сборочные зазоры 163 — Условное обозначение 164

Соединения сварные – Примеры конструирования 136–141 – Расчет прочности 146–151

Соединения сварные из алюминия и алюминиевых сплавов — Технические требования 49, 80 — Условные обозначения способов дуговой сварки 48

- нахлесточные Конструктивные элементы 77–79
- стыковые Конструктивные элементы 50-64
- тавровые Конструктивные элементы 72-76
- угловые Конструктивные элементы 65–71

Соединения сварные из пластмасс – Оценка свариваемости 105, 106

Соединения сварные из пленок армированных нахлесточные — Конструктивные элементы и размеры 132, 133

- армированных стыковые Конструктивные элементы и размеры 134
- армированных Т-образные Конструктивные элементы и размеры 135 полиэтиленовых нахлесточные Конструктивные элементы и размеры 130
- полиэтиленовых стыковые Конструктивные элементы и размеры 129 полиэтиленовых Т-образные Конструктивные элементы и размеры 131 полиэтиленовых угловые Конструктивные элементы и размеры 130

Соединения сварные из полиэтилена, полипропилена и винипласта — Технические требования 106

- нахлесточные Конструктивные элементы 116
- стыковые Конструктивные элементы 107-110
- тавровые Конструктивные элементы 114-116
- угловые Конструктивные элементы111–114

Соединения сварные стальные – Технические требования 29, 48

- нахлесточные Конструктивные элементы 47
- стыковые Конструктивные элементы 30-40
- тавровые Конструктивные элементы 44–46

– угловые – Конструктивные элементы 41–43

Соединения сварные стальных трубопроводов нахлесточные – Конструктивные элементы 96, 97

- стыковые Конструктивные элементы 81-96
- угловые Конструктивные элементы 97–104

Соединения сварные трубопроводов из пластмасс раструбно-стыковые — Типы и размеры 124—126

- раструбные и нахлесточные Типы и размеры 122, 123
- стыковые Типы и размеры 118
- тавровые Типы и размеры 127

Соединения тонкостенных труб с развальцовкой концевые без ниппеля – Размеры 431 – Кольцо уплотнительное 432 – Штуцер 431

- прямые концевые Гайка 415 –
 Ниппель 416 Размеры 412 Штуцер концевой 413, 414
- прямые промежуточные Размеры 427 Тройник проходной 428, 429 Штуцер проходной 430
- тройниковые концевые Размеры 420–422
- тройниковые промежуточные Размеры 422, 423 - Тройник концевой 424-426
- угловые концевые Размеры 417 Угольник концевой 418, 419 Штуцер присоединительный 420

Соединения шаровые стальных труб для номинального давления до 20 МПа

- Канавки под кольца для неподвижных соединений 433 Ниппели для приварки к трубам 451
- прямые концевые с конической резьбой Размеры 435 Штуцер 438, 439 прямые концевые с трубной цилиндрической резьбой Размеры 433 Ниппель шаровой 434 Штуцер 436, 437
- прямые промежуточные Размеры 445, 450 Штуцер присоединительный

450, 451 – Штуцер проходной 445

- тройниковые концевые Размеры 446, 447 Тройник концевой 448, 449
- угловые концевые с конической резьбой Размеры 440 Угольники концевые 441
- угловые концевые с трубной цилиндрической резьбой Размеры 443 Угольник концевой 444

Сопла трубчатые жидкой смазки — Параметры и размеры 549 — Технические требования 548, 549 — Указания по эксплуатации 548, 549

Стали - Свариваемость 24

Станции смазки двухмагистральные ручные – Обозначение 520 – Параметры и размеры 519 – Применение 520 – Технические требования 520

- двухмагистральные централизованной смазки Обозначение 522 Параметры 522 Размеры 523, 524 Технические требования 522, 525
- многоотводные для жидкой смазки
- Исполнение 517 Обозначение 518
- Параметры 518 Размеры 518 Технические требования 518
- типа И-ЦСЭ 520-522

Стекла водоуказательные 831 Счетчик оборотов 839

T

Термометры стеклянные технические 824–826

Трубки резиновые технические – Обозначение 393 – Размеры 391 – Температурный интервал работоспособности и рабочие среды 391 – Типы 390 – Указания по эксплуатации 393 – Физико-механические показатели резины 392

- стеклянные для определения уровня жидкостей 830

Трубопроводы – Внутренний диаметр 365 – Монтаж 365 – Соединительные части – см. *Части соединительные для трубопроводов стальные, Части соеди-*

нительные для трубопроводов из ковкого чугуна, Части соединительные для трубопроводов из полиэтилена

Трубы бесшовные горячедеформированные из коррозионно-стойкой стали – Обозначение 374 – Предельные отклонения размеров 374 – Размеры 374

- горячедеформированные стальные Механические свойства 373 Обозначение 373 Размеры 372 Технические требования 373, 374
- горячекатаные из сплавов на основе титана Механические свойства 381 Обозначение 380, 381 Предельные отклонения размеров 381 Размеры 380 Технические требования 381
- стальные для соединения с помощью конической резьбы Радиус изгиба 368
- холоднодеформируемые стальные Внутреннее рабочее давление 366, 367 Механические свойства 373 Обозначение 371, 372 Размеры и предель-
- значение 3/1, 3/2 Размеры и предельные отклонения 371, 372 Технические требования 373, 374
- холодно- и теплодеформированные из коррозионно-стойкой стали Механические свойства 376 Обозначение 375, 376 Размеры и предельные отклонения 375, 376

Трубы бронзовые прессованные – Механические свойства 380 – Обозначение 379 – Размеры 380

- водогазопроводные стальные Обозначение 369, 370 Радиус изгиба 369
 Размеры 370 Технические требования 370
- латунные Механические свойства
 379 Обозначение 379 Радиус изгиба
 368 Размеры 378
- медные Механические свойства 378
- Обозначение 377 Радиус изгиба 368
- Размеры 377 Технические требования 377
- напорные из полиэтилена Коды ОКП 389, 390 – Механические свой-

ства 388 – Обозначение 388 – Размеры и предельные отклонения 387, 388 -Технические требования 388, 389 -Типы 386 – Условия испытаний 389

Трубы из алюминия и алюминиевых сплавов катаные и тянутые - Механические свойства 383, 384 - Обозначение 383 - Размеры 383

- прессованные - Механические свойства 385, 386 - Обозначение 385 -Размеры 385

Трубы из титанового сплава марок ВТ1-0 - Размеры 382

ОТ4 и ОТ4-1 – Размеры 382

У

Указатели уровня жидкостей на $p_{\rm y}$ до **4 МПа** 832, 833 – Запорные устройства 833-837

Уплотнения для валов - Ориентировочный выбор 300, 301

- для труб 272
- канавочные Основные размеры 304
- Применение 304
- комбинированные Примеры 308
- лабиринтные Основные размеры 305 - Применение 305
- полиамидные шевронные, многорядные для гидравлических устройств -Конструкция и размеры 315-318 -Обозначение 317 - Технические требования 321, 322

Устройства гидравлические – Избыточное давление 556 - Параметры цилиндров и аппаратуры 555 - Присоединительные размеры 556 - Расход жидкости 557 - Условные проходы систем 555

- пневматические - Избыточное давление 556 - Параметры цилиндров и аппаратуры 555 – Присоединительные размеры 556 – Расход сжатого воздуха 557 - Требования к конструкции 594 -Условные проходы систем 555

– сальниковые 359

Устройства смазочные - Примерь 551-554

- для густой смазки 507
- для жидкой смазки 504–506

Φ

Фильтры-влагоотделители – Назначе ние 561 - Обозначение 566 - Парамет ры 562, 563 – Размеры 564, 565 – Тех нические требования 566 - Типы 1 исполнения 562

Фильтры на номинальное давление 20 МПа – Обозначение 559 – Парамет ры 560 - Размеры 560, 561 - Техничес кие требования 559

– щелевые (пластинчатые) – Обозначе ние 559 - Параметры 559 - Размерь 558 - Технические требования 559

Флаицы стальные плоские приварные 474, 475

X

Хомуты для крепления резинотканевых рукавов 472

- для шланга 473

Ч

Части соединительные (фитинги) для гидроприводов - Тройники 411 -Угольники 410, 411 – Футорки 409, 410 Части соединительные для трубопроводов из ковкого чугуна - Выбор конструктивного варианта резьбового соединения 408 - Колпаки 407, 408 -Контргайки 407, 408 – Кресты 404–407 - **М**уфты 404-406 - **Н**иппели 404, 405 Пробки 407, 408 – Тройники 404–407

- Угольники 404–406
- из полиэтилена Технические требования 456, 457 - Муфты 453 - Переходы 455 - Тройники 454, 455 - Угольники 453
- стальные Контргайки 403 Муфты 403 — Ниппели 403 — Стоны 403

Ш

Шайбы защитные 305 Швы заклепочные 9

Швы сварных соединений – Допускаемые напряжения 149–151 – Механические свойства 25 – Условные изображения 141, 142 – Условные обозначения 142–146

- из алюминия и алюминиевых сплавов Технические требования 49, 80
 из полиэтилена, полипропилена и винипласта Технические требования 106
- стальных Технические требования 29, 48

- трубопроводов - Технические требования 80

Шнуры резиновые круглого и прямоугольного сечения — Назначение 336 — Обозначение 357 — Размеры 356, 357 — Условия эксплуатации 356

Э

Электроды – Назначение, типы 26, 27 Электроды покрытые металлические для ручной дуговой наплавки поверхностных слоев с особыми свойствами 25

- сварки сталей 24, 25

СПРАВОЧНИК СПЕЦИАЛИСТА

Василий Иванович Анурьев СПРАВОЧНИК КОНСТРУКТОРА-МАШИНОСТРОИТЕЛЯ В 3-х томах. Т. 3

Переплет художника Т.Н. Голицыной Корректоры Л.Г. Изосимова, Е.М. Нуждина, Л.С. Рожкова Инженеры по компьютерному маќетированию М.Н. Рыжкова, М.В. Филатова, И.В. Евсеева

Сдано в набор 02.11.00. Подписано в печать 29.12.00. Формат 70×100 1/16. Бумага офсетная. Гарнитура литературная. Печать офсетная. Усл. печ. л. 70.2. Усл. кр.-отт. 70,2. Уч.-изд. л. 66,0. Заказ 2284

Издательство "Машиностроение", 107076, Москва, Стромынский пер., 4

Отпечатано в типографии ОАО "Внешторгиздат" 127576, Москва, Илимская ул., 7.